
























































Podstawowe informacje:		
Nazwa projektu:	DS Pineska	
Miejscowość:	Warszawa	
Adres:	ul. Uniwersytecka 5	
Normy:		
Norma na obliczanie wsp. przenikania ciepła:	PN-EN ISO 6946	
Norma na obliczanie projekt. obciążenia cieplnego:	PN-EN 12831:2006	
Dane klimatyczne:		
Strefa klimatyczna:	STREFA III	
Projektowa temperatura zewnętrzna θ_e :	-20	°C
Średnia roczna temperatura zewnętrzna $\theta_{m,e}$:	7,6	°C
Grunt:		
Rodzaj gruntu:	Piasek lub żwir	
Pojemność cieplna:	2,000	MJ/(m ³ ·K)
Głębokość okresowego wnikania ciepła δ :	3,167	m
Współczynnik przewodzenia ciepła λ_g :	2,0	W/(m·K)
Podstawowe wyniki obliczeń budynku:		
Powierzchnia ogrzewana budynku A_H :	4154,4	m ²
Kubatura ogrzewana budynku V_H :	13505,5	m ³
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T :	141269	W
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V :	93017	W
Całkowita projektowa strata ciepła Φ :	235004	W
Nadwyżka mocy cieplnej Φ_{RH} :	0	W
Projektowe obciążenie cieplne budynku Φ_{HL} :	235004	W
Wskaźniki i współczynniki strat ciepła:		
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do powierzchni $\phi_{HL,A}$:	56,6	W/m ²
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do kubatury $\phi_{HL,V}$:	17,4	W/m ³
Parametry obliczeń projektu:		
Obliczanie przenikania ciepła przy min. $\Delta\theta_{min}$:	4,0	K
Wariant obliczeń strat ciepła do pomieszczeń w sąsiednich grupach:		
Obliczaj z ograniczeniem do $\theta_{j,u}$		
Minimalna temperatura dyżurna $\theta_{j,u}$:	16	°C
Obliczaj straty do pomieszczeń w sąsiednich budynkach tak jak by były nieogrzewane:		
Obliczanie automatyczne mostków cieplnych:	Tak	
Obliczanie mostków cieplnych metodą uproszczoną:	Nie	

Domyślne dane do obliczeń:		
Typ budynku:	Hotel inny	
Typ konstrukcji budynku:	Bardzo ciężka	
Typ systemu ogrzewania w budynku:	Konwekcyjne	
Oslabienie ogrzewania:	Bez osłabienia	
Regulacja dostawy ciepła w grupach:	Indywidualna reg.	
Klasa osłonięcia budynku:	Średnie osłonięcie	
Geometria budynku:		
Domyślna rzędna podłogi L_g :	0,00	m
Rzędna wody gruntowej:	-4,50	m
Pole powierzchni podłogi na gruncie A_g :	1015,00	m ²
Obwód podłogi na gruncie w świetle ścian zewn. P_g :	202,00	m
Obrót budynku:	135°	
Statystyka budynku:		
Liczba kondygnacji:	6	
Liczba stref budynku:		
Liczba grup pomieszczeń:		
Liczba pomieszczeń:	317	

Wyniki - Zestawienie przegród

Symbol	Opis	Warunki wilgotności	Stan	d	R _i	R _e	R	U
				m	m ² ·K/W	m ² ·K/W	m ² ·K/W	W/m ² ·K
 D	Dach	Średnio wilgotne	I	0,270	0,100	0,040	7,072	0,141
 DW	Drzwi wewnętrzne	Średnio wilgotne	I					2,600
 DWT	Drzwi wewnętrzne typowe	Średnio wilgotne	I					2,600
 DZ	Drzwi zewnętrzne	Średnio wilgotne	P					1,300
 OW	Okno wewnętrzne	Średnio wilgotne	P					3,500
 OZ	Okno zewnętrzne	Średnio wilgotne	P					0,900
 OZ1	Okno zew. typowe 1-3p	Średnio wilgotne	P					0,900
 OZD	Okno zewn. w dachu	Średnio wilgotne	P					1,100
 OZP	Okno zew. typowe parteru	Średnio wilgotne	P					0,900
 OZPI	Okno zew. piwnic	Średnio wilgotne	P					0,900
 OZPO	Okno zew. typowe poddasza	Średnio wilgotne	P					0,900
 PG	Podłoga na gruncie parteru	Średnio wilgotne	I	0,383	2,000		4,929	0,203
 PGP	Podłoga w piwnicy	Średnio wilgotne	I	0,323	2,000		3,671	0,272
 SCH	Schody	Średnio wilgotne	P	0,215	0,100	0,100	0,336	2,977
 STMP	Strop między piętrami	Średnio wilgotne	P	0,295	0,100	0,100	1,476	0,678
 STNP	Strop pod nieogr. poddaszem	Średnio wilgotne	P	0,225	0,100	0,100	6,369	0,157
 STPI	Strop nad piwnicą	Średnio wilgotne	P	0,265	0,100	0,100	1,243	0,804
 STPN	Strop pod nieogr. poddaszem nieużytk.	Średnio wilgotne	I	0,395	0,100	0,100	4,873	0,205
 STPU	Strop pod nieogr. poddaszem użytkowym	Średnio wilgotne	I	0,405	0,100	0,100	3,804	0,263
 STPW	Strop strop pod wentylatornią	Średnio wilgotne	P	0,320	0,100	0,100	1,960	0,510
 STZ	Strop zewnętrzny	Średnio wilgotne	P	0,308	0,100	0,100	1,604	0,624
 SW10GK	Ściana wew. 10cm G-K	Średnio wilgotne	P	0,075	0,130	0,130	1,651	0,606
 SW12GK	Ściana wew. 12cm G-K	Średnio wilgotne	P	0,125	0,130	0,130	2,933	0,341
 SW15	SW 15cm cegła	Średnio wilgotne	P	0,150	0,130	0,130	0,490	2,040
 SW15GK	Ściana wew. 15cm G-K	Średnio wilgotne	P	0,150	0,130	0,130	3,041	0,329
 SW15P	Ściana wew. poddasza 15cm	Średnio wilgotne	P	0,150	0,130	0,130	3,041	0,329
 SW25	SW 25cm cegła	Średnio wilgotne	P	0,280	0,130	0,130	0,621	1,610
 SW30P	Ściana wew. podd. uż. do nieuż. 30cm	Średnio wilgotne	P	0,325	0,130	0,130	6,996	0,143
 SW45	SW 45cm cegła	Średnio wilgotne	P	0,450	0,130	0,130	0,842	1,188
 SW50	Ściana wew. 50cm cegła	Średnio wilgotne	P	0,490	0,130	0,130	0,894	1,119
 SW60	Ściana wew. 60cm cegła	Średnio wilgotne	I	0,580	0,130	0,130	1,011	0,989
 SWZ	SW żelbet	Średnio wilgotne	P	0,165	0,130	0,130	0,367	2,728
 SZ	Ściana zewnętrzna	Średnio wilgotne	I	0,670	0,130	0,040	1,089	0,918
 SZG	Ściana zew. przy gruncie	Wilgotne	I	0,708	1,086		1,877	0,533
 SZP	Ściana zew. poddasza	Średnio wilgotne	P	0,155	0,130	0,040	1,481	0,675
 SZPI	Ściana zew. piwnic nad terenem	Średnio wilgotne	I	0,700	0,130	0,040	1,077	0,929























Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c_p	R	R_{cor}	δ	μ	Z	Z_{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
 D	Dach										
Rodzaj przegrody: Dach, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 SOSNA	0,0250	Drewno sosnowe w poprzek włókien.	0,160	550	2,510	0,156	0,156	60,00	12	416,7	416,7
 WEŁNA 0035	0,2200	Wełna 0.035	0,033	110	1,030	6,667	6,667	720,00	1	305,6	305,6
 GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania na zewnątrz R_e , [m ² ·K/W]:											0,040
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											7,072
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,141
 PG	Podłoga na gruncie parteru										
Rodzaj przegrody: Podłoga na gruncie, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
Ściana przy podłodze: SZ											
Różnica wysokości podłogi i wody gruntowej Z_{gw} : 4,50 m											
Pozioma izol. krawędziowa: o grubości d_{nh} = m i długości D_h = m											
Pionowa izol. krawędziowa: o grubości d_{nv} = m i długości D_v = m											
 TERAKOTA	0,0200	Terakota.	1,050	2000	0,840	0,019	0,019	250,00	3	80,0	80,0
 BET-POSADZ	0,0600	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,043	0,043	30,00	24	2000,0	2000,0
 STYROPIANS	0,1000	Styropian ułożony szczelnie.	0,040	30	1,460	2,500	2,500	12,00	60	8333,3	8333,3
 PAPA-ASF	0,0030	Papa asfaltowa.	0,180	1000	1,460	0,017	0,017	7,50	96	400,0	400,0
 BETON-1900	0,1000	Beton zwykły z kruszywa kamiennego - gęs	1,000	1900	0,840	0,100	0,100	75,00	10	1333,3	1333,3
 PIASEK-ŚR	0,1000	Piasek średni.	0,400	1650	0,840	0,250	0,250	300,00	2	333,3	333,3
Równoważny opór gruntu wraz z oporami przejmowania R_g , [m ² ·K/W]:											2,000
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											4,929
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,203
 PGP	Podłoga w piwnicy										
Rodzaj przegrody: Podłoga w piwnicy, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
Ściana przy podłodze: SZG											
Różnica wysokości podłogi i wody gruntowej Z_{gw} : 2,20 m											
Wysokość zagłębienia ściany przyległej do gruntu Z: 2,30 m											
 TERAKOTA	0,0200	Terakota.	1,050	2000	0,840	0,019	0,019	250,00	3	80,0	80,0
 BET-POSADZ	0,0500	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,036	0,036	30,00	24	1666,7	1666,7
 STYROPIANS	0,0500	Styropian ułożony szczelnie.	0,040	30	1,460	1,250	1,250	12,00	60	4166,7	4166,7
 PAPA-ASF	0,0030	Papa asfaltowa.	0,180	1000	1,460	0,017	0,017	7,50	96	400,0	400,0
 BETON-1900	0,1000	Beton zwykły z kruszywa kamiennego - gęs	1,000	1900	0,840	0,100	0,100	75,00	10	1333,3	1333,3
 PIASEK-ŚR	0,1000	Piasek średni.	0,400	1650	0,840	0,250	0,250	300,00	2	333,3	333,3
Równoważny opór gruntu wraz z oporami przejmowania R_g , [m ² ·K/W]:											2,000
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											3,671
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,272
 SCH	Schody										

Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c_p	R	R_{cor}	δ	μ	Z	Z_{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
ŻELBET	0,2000	Żelbet.	1,700	2500	0,840	0,118	0,118	30,00	24	6666,7	6666,7
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											0,336
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											2,977
STMP	Strop między piętrami										
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TERAKOTA	0,0200	Terakota.	1,050	2000	0,840	0,019	0,019	250,00	3	80,0	80,0
BET-POSADZ	0,0400	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,029	0,029	30,00	24	1333,3	1333,3
STYROPIANS	0,0400	Styropian ułożony szczelnie.	0,040	30	1,460	1,000	1,000	12,00	60	3333,3	3333,3
STR-AKER18	0,1800	Strop gęstożebrowy z wypełnieniem pustak		1300	0,880	0,210	0,210	117,42	6	1533,0	1533,0
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,476
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,678
STNP	Strop pod nieogrz. poddaszem										
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
WEŁNA 0035	0,2000	Wełna 0.035	0,033	110	1,030	6,061	6,061	720,00	1	277,8	277,8
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											6,369
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,157
STPI	Strop nad piwnicą										
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TERAKOTA	0,0200	Terakota.	1,050	2000	0,840	0,019	0,019	250,00	3	80,0	80,0
BET-POSADZ	0,0400	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,029	0,029	30,00	24	1333,3	1333,3
STYROPIAN	0,0400	Styropian - inne przypadki.	0,045	30	1,460	0,889	0,889	12,00	60	3333,3	3333,3
ŻELBET	0,1500	Żelbet.	1,700	2500	0,840	0,088	0,088	30,00	24	5000,0	5000,0
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,243
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,804
STPN	Strop pod nieogrz. poddaszem nieużytk.										

Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c _p	R	R _{cor}	δ	μ	Z	Z _{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 STYROPIAN	0,2000	Styropian - inne przypadki.	0,045	30	1,460	4,444	4,444	12,00	60	16667	16667
 STR-AKER18	0,1800	Strop gęstożebrowy z wypełnieniem pustak		1300	0,880	0,210	0,210	117,42	6	1533,0	1533,0
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											4,873
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,205
 STPU	Strop pod nieogrz. poddaszem użytkowym										
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 BET-POSADZ	0,0600	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,043	0,043	30,00	24	2000,0	2000,0
 STYROPIAN	0,1500	Styropian - inne przypadki.	0,045	30	1,460	3,333	3,333	12,00	60	12500	12500
 STR-AKER18	0,1800	Strop gęstożebrowy z wypełnieniem pustak		1300	0,880	0,210	0,210	117,42	6	1533,0	1533,0
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											3,804
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,263
 STPW	Strop strop pod wentylatornią										
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 TERAKOTA	0,0150	Terakota.	1,050	2000	0,840	0,014	0,014	250,00	3	60,0	60,0
 BET-POSADZ	0,0500	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,036	0,036	30,00	24	1666,7	1666,7
 WEŁNA 0039	0,0500	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	1,282	1,282	720,00	1	69,4	69,4
 PŁYT-PIL-P	0,0100	Płyty pilśniowe porowate.	0,050	300	2,510	0,200	0,200	180,00	4	55,6	55,6
 STR-AKER18	0,1800	Strop gęstożebrowy z wypełnieniem pustak		1300	0,880	0,210	0,210	117,42	6	1533,0	1533,0
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,960
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,510
 STZ	Strop zewnętrzny										
Rodzaj przegrody: Strop ciepło do góry, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 TERAKOTA	0,0200	Terakota.	1,050	2000	0,840	0,019	0,019	250,00	3	80,0	80,0
 BET-POSADZ	0,0400	Podkład z betonu pod posadzkę.	1,400	2200	0,840	0,029	0,029	30,00	24	1333,3	1333,3
 PAPA-ASF	0,0030	Papa asfaltowa.	0,180	1000	1,460	0,017	0,017	7,50	96	400,0	400,0
 STYROPIAN	0,0500	Styropian - inne przypadki.	0,045	30	1,460	1,111	1,111	12,00	60	4166,7	4166,7
 STR-AKER18	0,1800	Strop gęstożebrowy z wypełnieniem pustak		1300	0,880	0,210	0,210	117,42	6	1533,0	1533,0
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,100

Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c_p	R	R_{cor}	δ	μ	Z	Z_{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,100
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,604
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,624
SW10GK	Ściana wew. 10cm G-K										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
GIPS-KART	0,0125	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,054	0,054	75,00	10	166,7	166,7
WEŁNA 0039	0,0500	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	1,282	1,282	720,00	1	69,4	69,4
GIPS-KART	0,0125	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,054	0,054	75,00	10	166,7	166,7
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,651
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,606
SW12GK	Ściana wew. 12cm G-K										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
GIPS-KART	0,0125	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,054	0,054	75,00	10	166,7	166,7
WEŁNA 0039	0,1000	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	2,564	2,564	720,00	1	138,9	138,9
GIPS-KART	0,0125	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,054	0,054	75,00	10	166,7	166,7
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											2,933
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,341
SW15	SW 15cm cegła										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
CEGLA-DZIU	0,1200	Mur z cegły dziurawki na zaprawie cement	0,620	1400	0,880	0,194	0,194	135,00	5	888,9	888,9
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											0,490
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											2,040
SW15GK	Ściana wew. 15cm G-K										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
WEŁNA 0039	0,1000	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	2,564	2,564	720,00	1	138,9	138,9
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											3,041














Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c_p	R	R_{cor}	δ	μ	Z	Z_{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,329
SW15P	Ściana wew. poddasza 15cm										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
WEŁNA 0039	0,1000	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	2,564	2,564	720,00	1	138,9	138,9
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											3,041
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,329
SW25	SW 25cm cegła										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
CEGLA-PEŁN	0,2500	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,770	1800	0,880	0,325	0,325	105,00	7	2381,0	2381,0
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											0,621
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											1,610
SW30P	Ściana wew. podd. uż. do nieuż. 30cm										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
WEŁNA 0039	0,0500	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	1,282	1,282	720,00	1	69,4	69,4
GIPS-KART	0,0125	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,054	0,054	75,00	10	166,7	166,7
WEŁNA 0039	0,1500	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	3,846	3,846	720,00	1	208,3	208,3
GIPS-KART	0,0125	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,054	0,054	75,00	10	166,7	166,7
WEŁNA 0039	0,0500	Wełna 0.039	0,039	110	1,030	1,282	1,282	720,00	1	69,4	69,4
GIPS-KART	0,0250	Płyty gipsowo-kartonowe.	0,230	1000	1,000	0,109	0,109	75,00	10	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											6,996
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,143
SW45	SW 45cm cegła										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
CEGLA-PEŁN	0,4200	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,770	1800	0,880	0,545	0,545	105,00	7	4000,0	4000,0
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R _i , [m ² ·K/W]:											0,130

Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c_p	R	R_{cor}	δ	μ	Z	Z_{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											0,842
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											1,188
SW50	Ściana wew. 50cm cegła										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
CEGLA-PEŁN	0,4600	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,770	1800	0,880	0,597	0,597	105,00	7	4381,0	4381,0
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											0,894
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											1,119
SW60	Ściana wew. 60cm cegła										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
CEGLA-PEŁN	0,5500	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,770	1800	0,880	0,714	0,714	105,00	7	5238,1	5238,1
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,011
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,989
SWZ	SW żelbet										
Rodzaj przegrody: Ściana wewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
ŻELBET	0,1500	Żelbet.	1,700	2500	0,840	0,088	0,088	30,00	24	5000,0	5000,0
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											0,367
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											2,728
SZ	Ściana zewnętrzna										
Rodzaj przegrody: Ściana zewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
CEGLA-PEŁN	0,5800	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,770	1800	0,880	0,753	0,753	105,00	7	5523,8	5523,8
GAZOBE-1.2	0,0600	Gazobeton 1.2.	0,465	1200	1,000	0,129	0,129	75,87	9	790,8	790,8
TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania na zewnątrz R_e , [m ² ·K/W]:											0,040
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,089

Wyniki - Przegrody

Symbol	D	Opis materiału	λ	ρ	c_p	R	R_{cor}	δ	μ	Z	Z_{cor}
	m		W/(m·K)	kg/m ³	kJ/(kg·K)	m ² ·K/W	m ² ·K/W	μg/(m·h·Pa)		m ² h·Pa/g	m ² h·Pa/g
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,918
 SZG	Ściana zew. przy gruncie										
Rodzaj przegrody: Ściana zewnętrzna przy gruncie, Warunki wilgotności: Wilgotne											
Podłoga przyległa do ściany: PGP											
Wysokość zagłębienia ściany przyległej do gruntu Z: 2,32 m											
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,900	1850	0,840	0,017	0,017	45,00	16	333,3	333,3
 CEGŁA-PEŁN	0,6900	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,910	1800	0,880	0,758	0,758	105,00	7	6571,4	6571,4
 PAPA-ASF	0,0030	Papa asfaltowa.	0,180	1000	1,460	0,017	0,017	7,50	96	400,0	400,0
Równoważny opór gruntu wraz z oporami przejmowania R_g , [m ² ·K/W]:											1,086
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,877
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,533
 SZP	Ściana zew. poddasza										
Rodzaj przegrody: Ściana zewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 SOSNA	0,0200	Drewno sosnowe w poprzek włókien.	0,160	550	2,510	0,125	0,125	60,00	12	333,3	333,3
 WAR.POW	0,0800	Warstwa powietrzna niewentylowana.				0,180	0,180	720,00	1	111,1	111,1
 WEŁNA-PŁ	0,0500	Płyty z wełny mineralnej – inne przypadk	0,050	130	0,750	1,000	1,000	480,00	2	104,2	104,2
 TYNK-CW	0,0050	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,006	0,006	45,00	16	111,1	111,1
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania na zewnątrz R_e , [m ² ·K/W]:											0,040
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,481
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,675
 SZPI	Ściana zew. piwnic nad terenem										
Rodzaj przegrody: Ściana zewnętrzna, Warunki wilgotności: Średnio wilgotne											
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
 CEGŁA-PEŁN	0,6700	Mur z cegły ceramicznej pełnej na zapraw	0,770	1800	0,880	0,870	0,870	105,00	7	6381,0	6381,0
 TYNK-CW	0,0150	Tynk lub gładź cementowo-wapienna.	0,820	1850	0,840	0,018	0,018	45,00	16	333,3	333,3
Opór przejmowania wewnątrz R_i , [m ² ·K/W]:											0,130
Opór przejmowania na zewnątrz R_e , [m ² ·K/W]:											0,040
Suma oporów przejmowania i przewodzenia R, [m ² ·K/W]:											1,077
Współczynnik przenikania ciepła U, [W/(m ² ·K)]:											0,929

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
01	Magazyn	12,0	26,70	71,3	167	2,67	0	5,22	0,00	1,00	167	6,3	2,3
02	Hydrofornia	11,8	9,60	25,6	0	2,67	0	-0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
03	Magazyn	12,0	9,00	24,0	176	2,67	0	5,51	0,00	1,00	176	19,6	7,3
04	Komunikacja	12,7	3,80	10,1	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
05	Komunikacja	13,8	18,70	49,9	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
06	Magazyn	13,2	13,40	35,8	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
07	Pom. gosp.	16,0	9,70	25,9	333	2,67	68	7,37	1,89	1,00	333	34,4	12,9
08	Magazyn	11,5	30,50	81,4	0	2,67	0	-0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
09	Komunikacja	11,9	37,70	100,7	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
010	Mag/kompr. Proamed	11,1	7,40	19,8	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
011	Odpady skażone	11,2	1,90	5,1	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
012	Magazyn	11,0	21,00	56,1	0	2,67	0	-0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
013	Wentylatornia	12,3	10,50	28,0	0	2,67	0	-0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
014	Rozdzielnia NN	16,0	3,40	9,1	0	2,67	0	-0,00	0,00	1,00	0	-0,0	-0,0
015	Wentylatornia	16,3	8,60	23,0	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
016	Pom. socj.	20,0	9,20	24,6	260	2,67	136	3,11	3,40	1,00	260	28,3	10,6
017	Zapl. sanit.	24,0	13,10	35,0	1209	2,67	408	18,21	9,27	1,00	1209	92,3	34,6
018	Komunikacja	16,0	59,50	158,9	1181	2,67	0	32,79	0,00	1,00	1181	19,8	7,4
019	Magazyn	16,5	18,00	48,1	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
020	Magiel	16,0	9,90	26,4	73	2,67	0	2,03	0,00	1,00	73	7,4	2,8
021	Pralnia	16,0	9,90	26,4	73	2,67	0	2,03	0,00	1,00	73	7,4	2,8
022	Magazyn	16,0	10,00	26,7	57	2,67	0	1,57	0,00	1,00	57	5,7	2,1
023	Pom. gosp.	16,3	2,60	6,9	0	2,67	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
024	Sanitariat	20,0	4,10	10,9	232	2,67	68	4,10	1,70	1,00	232	56,6	21,2
025	Komunikacja	16,3	13,70	36,6	0	2,67	0	-0,00	0,00	1,00	0	-0,0	-0,0
026	Magazyn	16,0	10,70	28,6	208	2,67	0	5,78	0,00	1,00	208	19,4	7,3
027	Magazyn	16,0	51,10	136,4	804	2,67	0	22,33	0,00	1,00	804	15,7	5,9
100	Klatka schodowa	16,0	34,70	589,9	5832	17,00	2166	80,70	60,17	-1,1	5832	168,1	9,9
200	Klatka schodowa	16,0	33,90	576,3	5543	17,00	2116	75,11	58,78	-1,1	5543	163,5	9,6
1	Hall	20,0	104,20	309,5	5689	2,97	3157	63,32	78,92	1,00	5689	54,6	18,4
2	Pom. socj.	20,0	10,30	30,6	1011	2,97	416	14,87	10,40	1,00	1011	98,2	33,0
3	Pom. gosp.	19,6	1,90	5,6	0	2,97	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
4	Gabinet	20,0	12,70	37,7	1065	2,97	513	13,81	12,82	1,00	1065	83,9	28,2
5	Pom. gosp.	19,6	1,80	5,3	0	2,97	0	-0,00	0,00	1,00	0	-0,0	-0,0
6	Gabinet	20,0	18,50	54,9	1440	2,97	747	17,31	18,68	1,00	1440	77,8	26,2
7	Gabinet	20,0	22,50	66,8	1782	2,97	909	21,82	22,72	1,00	1782	79,2	26,7
8	Gabinet	20,0	17,10	50,8	1365	2,97	691	16,87	17,27	1,00	1365	79,8	26,9
9	Gabinet	20,0	25,90	76,9	2105	2,97	1046	26,47	26,15	1,00	2105	81,3	27,4
10	Przedsionek	16,0	12,00	35,6	950	2,97	654	8,20	18,18	1,00	950	79,1	26,6
11	Portiernia	20,0	11,20	33,3	137	2,97	41	2,41	1,02	1,00	137	12,3	4,1
12	Zapl. socj. portierni	20,0	11,90	35,3	1391	2,97	408	24,57	10,20	1,00	1391	116,9	39,4
13	WC	20,0	3,30	9,8	6	2,97	0	0,16	0,00	1,00	6	2,0	0,7

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
14	Prac. krawiecka	20,0	15,10	44,8	1161	2,97	610	13,78	15,25	1,00	1161	76,9	25,9
15	Pok. biurowy	20,0	15,10	44,8	1188	2,97	610	14,45	15,25	1,00	1188	78,7	26,5
16	Pok. biurowy	20,0	14,70	43,7	1155	2,97	594	14,04	14,84	1,00	1155	78,6	26,5
17	Pok. biurowy	20,0	14,60	43,4	1174	2,97	612	14,04	15,30	1,00	1174	80,4	27,1
18	Pok. biurowy	20,0	9,20	27,3	950	2,97	408	13,54	10,20	1,00	950	103,2	34,8
19	Aneks kuchenny	20,0	7,30	21,7	-43	2,97	0	-1,08	0,00	1,00	-43	-5,9	-2,0
20	Pok. biurowy	20,0	8,40	24,9	814	2,97	340	11,84	8,50	1,00	814	96,8	32,6
21	Sanitariat	24,0	4,10	12,2	334	2,97	68	6,05	1,55	1,00	334	81,5	27,5
22	Sala wielofunkcyjna	20,0	36,90	109,6	2254	2,97	0	56,36	0,00	1,00	2254	61,1	20,6
23	Komunikacja	20,0	83,80	248,9	2554	2,97	1692	21,53	42,31	1,00	2554	30,5	10,3
24	Komunikacja	20,0	3,80	11,3	226	2,97	0	5,65	0,00	1,00	226	59,4	20,0
25	WC D+M+N	24,0	5,20	15,4	672	2,97	136	12,18	3,09	1,00	672	129,2	43,5
26	Zaplecze sali	20,0	4,20	12,5	604	2,97	0	15,09	0,00	1,00	604	143,7	48,4
27	Sala konferencyjna	20,0	38,10	113,2	1930	2,97	0	48,25	0,00	1,00	1930	50,7	17,1
28	Łazienka	24,0	5,20	15,4	359	2,97	68	6,62	1,55	1,00	359	69,1	23,3
29	Pokoj gościnny	20,0	25,70	76,3	1921	2,97	1088	20,81	27,20	1,00	1921	74,7	25,2
30	Pokój gościnny	20,0	25,70	76,3	1863	2,97	1088	19,37	27,20	1,00	1863	72,5	24,4
31	Łazienka	24,0	3,80	11,3	302	2,97	68	5,31	1,55	1,00	302	79,4	26,7
32	Pokój gościnny	20,0	26,10	77,5	1752	2,97	1088	16,59	27,20	1,00	1752	67,1	22,6
33	Łazienka	24,0	3,80	11,3	228	2,97	68	3,63	1,55	1,00	228	59,9	20,2
34	Łazienka	24,0	3,80	11,3	227	2,97	68	3,61	1,55	1,00	227	59,8	20,1
35	Pokoj gościnny	20,0	24,70	73,4	1616	2,97	816	20,00	20,40	1,00	1616	65,4	22,0
36	Pokój do pracy	20,0	7,60	22,6	863	2,97	272	14,77	6,80	1,00	863	113,5	38,2
37	Przedsiónek	12,0	4,30	12,8	309	2,97	69	7,47	2,17	1,00	309	71,8	24,2
38	Gabinet	20,0	20,40	60,6	1767	2,97	824	23,59	20,60	1,00	1767	86,6	29,2
39	Sanitariat	20,0	4,10	12,2	115	2,97	83	0,80	2,07	1,00	115	28,0	9,4
40	Gabinet	20,0	12,30	36,5	985	2,97	497	12,20	12,42	1,00	985	80,1	27,0
41	Gabinet	20,0	13,70	40,7	1083	2,97	553	13,24	13,83	1,00	1083	79,0	26,6
42	Gabinet	20,0	13,70	40,7	1084	2,97	553	13,26	13,83	1,00	1084	79,1	26,6
43	Gabinet	20,0	13,70	40,7	1068	2,97	553	12,86	13,83	1,00	1068	77,9	26,2
44	Gabinet	20,0	13,20	39,2	1036	2,97	533	12,58	13,33	1,00	1036	78,5	26,4
45	Gabinet	20,0	14,20	42,2	1103	2,97	574	13,25	14,34	1,00	1103	77,7	26,2
46	Gabinet	20,0	16,50	49,0	1328	2,97	666	16,54	16,66	1,00	1328	80,5	27,1
47	Komunikacja	20,0	6,90	20,5	1107	2,97	279	20,72	6,97	1,00	1107	160,5	54,0
48	Rentgen	20,0	9,10	27,0	424	2,97	110	7,86	2,76	1,00	424	46,6	15,7
49	Rentgen	20,0	7,10	21,1	1281	2,97	287	24,85	7,17	1,00	1281	180,4	60,7
50	Sanitariaty	20,0	24,90	74,0	3088	2,97	1632	36,41	40,80	1,00	3088	124,0	41,8
101	Pokój	20,0	11,80	37,2	1639	3,15	612	25,67	15,30	1,00	1639	138,9	44,1
102	Łazienka	24,0	4,00	12,6	543	3,15	68	10,78	1,55	1,00	543	135,6	43,1
103	Aneks kuchenny	20,0	7,90	24,9	-62	3,15	0	-1,54	0,00	1,00	-62	-7,8	-2,5
104	Pokój	20,0	11,60	36,5	1167	3,15	680	12,19	17,00	1,00	1167	100,6	31,9
105	Komunikacja	20,0	70,40	221,8	970	3,15	905	1,63	22,62	1,00	970	13,8	4,4

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
106	Pokój	20,0	9,40	29,6	723	3,15	272	11,28	6,80	1,00	723	76,9	24,4
107	Łazienka	24,0	3,80	12,0	224	3,15	68	3,55	1,55	1,00	224	59,0	18,7
108	Komunikacja	20,0	6,10	19,2	-28	3,15	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-4,6	-1,5
109	Kuchnia	20,0	7,40	23,3	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	87,2	27,7
110	Pokój	20,0	16,30	51,3	1017	3,15	544	11,84	13,60	1,00	1017	62,4	19,8
111	Pokój	20,0	14,60	46,0	980	3,15	544	10,89	13,60	1,00	980	67,1	21,3
112	Kuchnia	20,0	7,20	22,7	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	89,6	28,4
113	Komunikacja	20,0	6,40	20,2	-28	3,15	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-4,4	-1,4
114	Pokój	20,0	10,30	32,4	759	3,15	272	12,18	6,80	1,00	759	73,7	23,4
115	Łazienka	24,0	3,80	12,0	189	3,15	68	2,76	1,55	1,00	189	49,8	15,8
116	Łazienka	24,0	4,00	12,6	180	3,15	68	2,55	1,55	1,00	180	45,0	14,3
117	Aneks kuchenny	20,0	6,20	19,5	-29	3,15	0	-0,71	0,00	1,00	-29	-4,6	-1,5
118	Pokój	20,0	15,90	50,1	2265	3,15	1360	22,63	34,00	1,00	2265	142,5	45,2
119	Komunikacja	20,0	24,80	78,1	1458	3,15	531	23,18	13,28	1,00	1458	58,8	18,7
120	Pokój	20,0	15,90	50,1	2047	3,15	1156	22,28	28,90	1,00	2047	128,8	40,9
121	Aneks kuchenny	20,0	5,70	18,0	-29	3,15	0	-0,72	0,00	1,00	-29	-5,1	-1,6
122	Łazienka	24,0	4,10	12,9	190	3,15	68	2,78	1,55	1,00	190	46,4	14,7
123	Pokój	20,0	10,00	31,5	761	3,15	272	12,22	6,80	1,00	761	76,1	24,1
124	Łazienka	24,0	3,80	12,0	180	3,15	68	2,54	1,55	1,00	180	47,3	15,0
125	Komunikacja	20,0	6,80	21,4	-28	3,15	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-4,1	-1,3
126	Kuchnia	20,0	7,20	22,7	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	89,6	28,4
127	Pokój	20,0	14,70	46,3	992	3,15	544	11,21	13,60	1,00	992	67,5	21,4
128	Pokój	20,0	14,60	46,0	980	3,15	544	10,89	13,60	1,00	980	67,1	21,3
129	Kuchnia	20,0	7,20	22,7	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	89,6	28,4
130	Komunikacja	20,0	6,40	20,2	-40	3,15	0	-1,01	0,00	1,00	-40	-6,3	-2,0
131	Łazienka	24,0	3,80	12,0	225	3,15	68	3,57	1,55	1,00	225	59,3	18,8
132	Pokój	20,0	10,60	33,4	772	3,15	272	12,50	6,80	1,00	772	72,8	23,1
133	Pokój	20,0	11,80	37,2	1179	3,15	680	12,46	17,00	1,00	1179	99,9	31,7
134	Aneks kuchenny	20,0	7,90	24,9	-73	3,15	0	-1,81	0,00	1,00	-73	-9,2	-2,9
135	Pokój	20,0	11,90	37,5	1760	3,15	680	26,99	17,00	1,00	1760	147,9	46,9
136	Łazienka	24,0	3,90	12,3	480	3,15	68	9,36	1,55	1,00	480	123,1	39,1
137	Komunikacja	20,0	70,20	221,1	955	3,15	902	1,32	22,56	1,00	955	13,6	4,3
138	Komunikacja	20,0	3,70	11,7	298	3,15	0	7,45	0,00	1,00	298	80,6	25,6
139	Łazienka	24,0	5,10	16,1	495	3,15	136	8,15	3,09	1,00	495	97,0	30,8
140	Zaplecze sali	20,0	4,10	12,9	630	3,15	0	15,74	0,00	1,00	630	153,6	48,8
141	Sala konferencyjna	20,0	37,80	119,1	1961	3,15	0	49,04	0,00	1,00	1961	51,9	16,5
142	Pokój	20,0	16,00	50,4	1108	3,15	544	14,11	13,60	1,00	1108	69,3	22,0
143	Kuchnia	20,0	7,30	23,0	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	88,3	28,0
144	Komunikacja	20,0	7,00	22,1	-29	3,15	0	-0,73	0,00	1,00	-29	-4,2	-1,3
145	Łazienka	24,0	4,00	12,6	149	3,15	68	1,84	1,55	1,00	149	37,3	11,8
146	Pokój	20,0	10,60	33,4	773	3,15	272	12,53	6,80	1,00	773	72,9	23,2
147	Pokój	20,0	10,40	32,8	773	3,15	272	12,52	6,80	1,00	773	74,3	23,6

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
148	Łazienka	24,0	4,00	12,6	139	3,15	68	1,61	1,55	1,00	139	34,7	11,0
149	Komunikacja	20,0	6,60	20,8	-29	3,15	0	-0,73	0,00	1,00	-29	-4,4	-1,4
150	Kuchnia	20,0	7,30	23,0	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	88,3	28,0
151	Pokój	20,0	15,10	47,6	919	3,15	544	9,37	13,60	1,00	919	60,8	19,3
152	Pokój	20,0	9,80	30,9	872	3,15	408	11,59	10,20	1,00	872	88,9	28,2
153	Łazienka	24,0	3,80	12,0	198	3,15	68	2,96	1,55	1,00	198	52,2	16,6
154	Aneks kuchenny	20,0	6,30	19,8	45	3,15	0	1,14	0,00	1,00	45	7,2	2,3
155	Pokój	20,0	14,10	44,4	2176	3,15	952	30,59	23,80	1,00	2176	154,3	49,0
156	Pom. gosp.	20,0	2,90	9,1	0	3,15	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
157	Pokój	20,0	13,90	43,8	1989	3,15	952	25,92	23,80	1,00	1989	143,1	45,4
158	Aneks kuchenny	20,0	7,90	24,9	-29	3,15	0	-0,72	0,00	1,00	-29	-3,7	-1,2
159	Łazienka	24,0	3,80	12,0	211	3,15	68	3,25	1,55	1,00	211	55,5	17,6
160	Pokój	20,0	9,70	30,6	872	3,15	408	11,59	10,20	1,00	872	89,9	28,5
161	Pokój	20,0	14,80	46,6	918	3,15	544	9,36	13,60	1,00	918	62,1	19,7
162	Kuchnia	20,0	7,20	22,7	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	89,6	28,4
163	Komunikacja	20,0	7,10	22,4	-29	3,15	0	-0,72	0,00	1,00	-29	-4,1	-1,3
164	Łazienka	24,0	4,00	12,6	150	3,15	68	1,86	1,55	1,00	150	37,5	11,9
165	Pokój	20,0	10,60	33,4	773	3,15	272	12,53	6,80	1,00	773	72,9	23,2
166	Pokój	20,0	10,20	32,1	772	3,15	272	12,50	6,80	1,00	772	75,7	24,0
167	Łazienka	24,0	4,00	12,6	157	3,15	68	2,02	1,55	1,00	157	39,2	12,5
168	Komunikacja	20,0	6,40	20,2	-29	3,15	0	-0,72	0,00	1,00	-29	-4,5	-1,4
169	Kuchnia	20,0	7,20	22,7	645	3,15	272	9,32	6,80	1,00	645	89,6	28,4
170	Pokój	20,0	15,70	49,5	1103	3,15	544	13,98	13,60	1,00	1103	70,3	22,3
171	Łazienka	24,0	5,20	16,4	1013	3,15	442	12,98	10,05	1,00	1013	194,9	61,9
172	Pom. biurowe	20,0	13,20	41,6	1708	3,15	565	28,57	14,14	1,00	1708	129,4	41,1
173	Komunikacja	20,0	5,30	16,7	152	3,15	114	0,96	2,84	1,00	152	28,6	9,1
174	Pom. biur. Proamed.	20,0	26,00	81,9	2302	3,15	1114	29,70	27,85	1,00	2302	88,5	28,1
201	Pokój	20,0	11,80	33,6	1621	2,85	680	23,52	17,00	1,00	1621	137,4	48,2
202	Łazienka	24,0	4,00	11,4	490	2,85	68	9,60	1,55	1,00	490	122,5	43,0
203	Aneks kuchenny	20,0	7,90	22,5	-58	2,85	0	-1,45	0,00	1,00	-58	-7,3	-2,6
204	Pokój	20,0	11,60	33,1	1129	2,85	680	11,22	17,00	1,00	1129	97,3	34,1
205	Komunikacja	20,0	70,40	200,6	886	2,85	819	1,68	20,47	1,00	886	12,6	4,4
206	Pokój	20,0	9,40	26,8	688	2,85	272	10,39	6,80	1,00	688	73,1	25,7
207	Łazienka	24,0	3,80	10,8	201	2,85	68	3,01	1,55	1,00	201	52,8	18,5
208	Komunikacja	20,0	6,10	17,4	-27	2,85	0	-0,68	0,00	1,00	-27	-4,5	-1,6
209	Kuchnia	20,0	7,40	21,1	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	83,3	29,2
210	Pokój	20,0	16,30	46,5	980	2,85	544	10,90	13,60	1,00	980	60,1	21,1
211	Pokój	20,0	14,60	41,6	946	2,85	544	10,04	13,60	1,00	946	64,8	22,7
212	Kuchnia	20,0	7,20	20,5	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	85,6	30,0
213	Komunikacja	20,0	6,40	18,2	-27	2,85	0	-0,68	0,00	1,00	-27	-4,3	-1,5
214	Pokój	20,0	10,30	29,4	721	2,85	272	11,22	6,80	1,00	721	70,0	24,5
215	Łazienka	24,0	3,80	10,8	169	2,85	68	2,30	1,55	1,00	169	44,5	15,6

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
216	Łazienka	24,0	4,00	11,4	161	2,85	68	2,11	1,55	1,00	161	40,2	14,1
217	Aneks kuchenny	20,0	6,20	17,7	-28	2,85	0	-0,69	0,00	1,00	-28	-4,5	-1,6
218	Pokój	20,0	15,90	45,3	2190	2,85	1360	20,75	34,00	1,00	2190	137,7	48,3
219	Komunikacja	20,0	24,80	70,7	1109	2,85	288	20,52	7,21	1,00	1109	44,7	15,7
220	Pokój	20,0	15,90	45,3	1973	2,85	1156	20,43	28,90	1,00	1973	124,1	43,5
221	Aneks kuchenny	20,0	5,70	16,2	-28	2,85	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-4,9	-1,7
222	Łazienka	24,0	4,10	11,7	170	2,85	68	2,32	1,55	1,00	170	41,5	14,6
223	Pokój	20,0	10,00	28,5	722	2,85	272	11,25	6,80	1,00	722	72,2	25,3
224	Łazienka	24,0	3,80	10,8	160	2,85	68	2,10	1,55	1,00	160	42,2	14,8
225	Komunikacja	20,0	6,80	19,4	-27	2,85	0	-0,68	0,00	1,00	-27	-4,0	-1,4
226	Kuchnia	20,0	7,20	20,5	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	85,6	30,0
227	Pokój	20,0	14,70	41,9	957	2,85	544	10,33	13,60	1,00	957	65,1	22,8
228	Pokój	20,0	14,60	41,6	946	2,85	544	10,04	13,60	1,00	946	64,8	22,7
229	Kuchnia	20,0	7,20	20,5	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	85,6	30,0
230	Komunikacja	20,0	6,40	18,2	-39	2,85	0	-0,99	0,00	1,00	-39	-6,2	-2,2
231	Łazienka	24,0	3,80	10,8	209	2,85	68	3,21	1,55	1,00	209	55,1	19,3
232	Pokój	20,0	10,60	30,2	732	2,85	272	11,50	6,80	1,00	732	69,1	24,2
233	Pokój	20,0	11,80	33,6	1139	2,85	680	11,47	17,00	1,00	1139	96,5	33,9
234	Aneks kuchenny	20,0	7,90	22,5	-68	2,85	0	-1,70	0,00	1,00	-68	-8,6	-3,0
235	Pokój	20,0	11,90	33,9	1669	2,85	680	24,73	17,00	1,00	1669	140,3	49,2
236	Łazienka	24,0	3,90	11,1	434	2,85	68	8,33	1,55	1,00	434	111,4	39,1
237	Komunikacja	20,0	70,20	200,1	872	2,85	816	1,39	20,41	1,00	872	12,4	4,4
238	Komunikacja	20,0	3,70	10,5	272	2,85	0	6,81	0,00	1,00	272	73,6	25,8
239	Łazienka	24,0	5,10	14,5	465	2,85	136	7,47	3,09	1,00	465	91,2	32,0
240	Zaplecze sali	20,0	4,10	11,7	574	2,85	0	14,36	0,00	1,00	574	140,1	49,2
241	Sala konferencyjna	20,0	37,80	107,7	1799	2,85	0	44,96	0,00	1,00	1799	47,6	16,7
242	Pokój	20,0	16,00	45,6	1060	2,85	544	12,90	13,60	1,00	1060	66,3	23,2
243	Kuchnia	20,0	7,30	20,8	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	84,4	29,6
244	Komunikacja	20,0	7,00	19,9	-28	2,85	0	-0,71	0,00	1,00	-28	-4,0	-1,4
245	Łazienka	24,0	4,00	11,4	145	2,85	68	1,74	1,55	1,00	145	36,2	12,7
246	Pokój	20,0	10,60	30,2	733	2,85	272	11,53	6,80	1,00	733	69,2	24,3
247	Pokój	20,0	10,40	29,6	733	2,85	272	11,52	6,80	1,00	733	70,5	24,7
248	Łazienka	24,0	4,00	11,4	134	2,85	68	1,50	1,55	1,00	134	33,5	11,8
249	Komunikacja	20,0	6,60	18,8	-28	2,85	0	-0,71	0,00	1,00	-28	-4,3	-1,5
250	Kuchnia	20,0	7,30	20,8	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	84,4	29,6
251	Pokój	20,0	15,10	43,0	901	2,85	544	8,93	13,60	1,00	901	59,7	20,9
252	Pokój	20,0	9,80	27,9	835	2,85	408	10,67	10,20	1,00	835	85,2	29,9
253	Łazienka	24,0	3,80	10,8	189	2,85	68	2,74	1,55	1,00	189	49,6	17,4
254	Aneks kuchenny	20,0	6,30	18,0	40	2,85	0	0,99	0,00	1,00	40	6,3	2,2
255	Pokój	20,0	14,10	40,2	2077	2,85	952	28,11	23,80	1,00	2077	147,3	51,7
256	Pom. gosp.	20,0	2,90	8,3	0	2,85	0	0,00	0,00	1,00	0	0,0	0,0
257	Pokój	20,0	13,90	39,6	1765	2,85	952	20,32	23,80	1,00	1765	127,0	44,6

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
258	Aneks kuchenny	20,0	7,90	22,5	-28	2,85	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-3,6	-1,2
259	Łazienka	24,0	3,80	10,8	188	2,85	68	2,73	1,55	1,00	188	49,6	17,4
260	Pokój	20,0	9,70	27,6	835	2,85	408	10,67	10,20	1,00	835	86,1	30,2
261	Pokój	20,0	14,80	42,2	890	2,85	544	8,64	13,60	1,00	890	60,1	21,1
262	Kuchnia	20,0	7,20	20,5	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	85,6	30,0
263	Komunikacja	20,0	7,10	20,2	-28	2,85	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-4,0	-1,4
264	Łazienka	24,0	4,00	11,4	132	2,85	68	1,46	1,55	1,00	132	33,1	11,6
265	Pokój	20,0	10,60	30,2	733	2,85	272	11,53	6,80	1,00	733	69,2	24,3
266	Pokój	20,0	10,20	29,1	732	2,85	272	11,50	6,80	1,00	732	71,8	25,2
267	Łazienka	24,0	4,00	11,4	137	2,85	68	1,57	1,55	1,00	137	34,3	12,0
268	Komunikacja	20,0	6,40	18,2	-28	2,85	0	-0,70	0,00	1,00	-28	-4,4	-1,5
269	Kuchnia	20,0	7,20	20,5	616	2,85	272	8,61	6,80	1,00	616	85,6	30,0
270	Pokój	20,0	15,70	44,7	1058	2,85	544	12,85	13,60	1,00	1058	67,4	23,6
271	Łazienka	24,0	5,20	14,8	941	2,85	442	11,35	10,05	1,00	941	181,0	63,5
272	Zaplecze sali	20,0	6,20	17,7	845	2,85	120	18,13	3,00	1,00	845	136,3	47,8
273	Sala konferencyjna	20,0	39,10	111,4	1846	2,85	0	46,16	0,00	1,00	1846	47,2	16,6
301	Pokój	20,0	11,80	37,3	1776	3,16	680	27,41	17,00	1,00	1776	150,5	47,6
302	Łazienka	24,0	4,00	12,6	563	3,16	68	11,25	1,55	1,00	563	140,7	44,5
303	Aneks kuchenny	20,0	7,90	25,0	-57	3,16	0	-1,42	0,00	1,00	-57	-7,2	-2,3
304	Pokój	20,0	11,60	36,7	1210	3,16	680	13,25	17,00	1,00	1210	104,3	33,0
305	Komunikacja	20,0	70,40	222,5	1078	3,16	908	4,27	22,69	1,00	1078	15,3	4,8
306	Pokój	20,0	9,40	29,7	769	3,16	272	12,43	6,80	1,00	769	81,8	25,9
307	Łazienka	24,0	3,80	12,0	230	3,16	68	3,69	1,55	1,00	230	60,6	19,2
308	Komunikacja	20,0	6,10	19,3	-28	3,16	0	-0,71	0,00	1,00	-28	-4,7	-1,5
309	Kuchnia	20,0	7,40	23,4	682	3,16	272	10,24	6,80	1,00	682	92,1	29,2
310	Pokój	20,0	16,30	51,5	1066	3,16	544	13,05	13,60	1,00	1066	65,4	20,7
311	Pokój	20,0	14,60	46,1	1024	3,16	544	11,99	13,60	1,00	1024	70,1	22,2
312	Kuchnia	20,0	7,20	22,8	682	3,16	272	10,24	6,80	1,00	682	94,7	30,0
313	Komunikacja	20,0	6,40	20,2	-28	3,16	0	-0,71	0,00	1,00	-28	-4,4	-1,4
314	Pokój	20,0	10,30	32,5	809	3,16	272	13,43	6,80	1,00	809	78,6	24,9
315	Łazienka	24,0	3,80	12,0	194	3,16	68	2,87	1,55	1,00	194	51,1	16,2
316	Łazienka	24,0	4,00	12,6	190	3,16	68	2,77	1,55	1,00	190	47,5	15,0
317	Aneks kuchenny	20,0	6,20	19,6	-9	3,16	0	-0,24	0,00	1,00	-9	-1,5	-0,5
318	Pokój	20,0	15,90	50,2	2439	3,16	1360	26,98	34,00	1,00	2439	153,4	48,5
319	Komunikacja	20,0	24,80	78,4	1268	3,16	320	23,71	7,99	1,00	1268	51,1	16,2
320	Pokój	20,0	15,90	50,2	2225	3,16	1156	26,72	28,90	1,00	2225	139,9	44,3
321	Aneks kuchenny	20,0	5,70	18,0	2	3,16	0	0,05	0,00	1,00	2	0,3	0,1
322	Łazienka	24,0	4,10	13,0	191	3,16	68	2,80	1,55	1,00	191	46,6	14,8
323	Pokój	20,0	10,00	31,6	815	3,16	272	13,59	6,80	1,00	815	81,5	25,8
324	Łazienka	24,0	3,80	12,0	184	3,16	68	2,64	1,55	1,00	184	48,5	15,3
325	Komunikacja	20,0	6,80	21,5	-28	3,16	0	-0,71	0,00	1,00	-28	-4,2	-1,3
326	Kuchnia	20,0	7,20	22,8	685	3,16	272	10,32	6,80	1,00	685	95,1	30,1

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
327	Pokój	20,0	14,70	46,5	1042	3,16	544	12,44	13,60	1,00	1042	70,9	22,4
328	Pokój	20,0	14,60	46,1	1027	3,16	544	12,07	13,60	1,00	1027	70,3	22,3
329	Kuchnia	20,0	7,20	22,8	685	3,16	272	10,32	6,80	1,00	685	95,1	30,1
330	Komunikacja	20,0	6,40	20,2	-28	3,16	0	-0,71	0,00	1,00	-28	-4,4	-1,4
331	Łazienka	24,0	3,80	12,0	240	3,16	68	3,91	1,55	1,00	240	63,2	20,0
332	Pokój	20,0	10,60	33,5	828	3,16	272	13,90	6,80	1,00	828	78,1	24,7
333	Pokój	20,0	11,80	37,3	1253	3,16	680	14,34	17,00	1,00	1253	106,2	33,6
334	Aneks kuchenny	20,0	7,90	25,0	-38	3,16	0	-0,95	0,00	1,00	-38	-4,8	-1,5
335	Pokój	20,0	11,90	37,6	1859	3,16	680	29,48	17,00	1,00	1859	156,2	49,4
336	Łazienka	24,0	3,90	12,3	514	3,16	68	10,14	1,55	1,00	514	131,8	41,7
337	Komunikacja	20,0	70,20	221,8	1020	3,16	905	2,87	22,63	1,00	1020	14,5	4,6
338	Komunikacja	20,0	3,70	11,7	324	3,16	0	8,10	0,00	1,00	324	87,6	27,7
339	Łazienka	24,0	5,10	16,1	541	3,16	136	9,21	3,09	1,00	541	106,1	33,6
340	Zaplecze sali	20,0	4,10	13,0	672	3,16	0	16,79	0,00	1,00	672	163,8	51,8
341	Sala konferencyjna	20,0	37,80	119,4	2146	3,16	0	53,65	0,00	1,00	2146	56,8	18,0
342	Pokój	20,0	16,00	50,6	1066	3,16	544	13,06	13,60	1,00	1066	66,6	21,1
343	Kuchnia	20,0	7,30	23,1	675	3,16	272	10,08	6,80	1,00	675	92,5	29,3
344	Komunikacja	20,0	7,00	22,1	-32	3,16	0	-0,81	0,00	1,00	-32	-4,6	-1,5
345	Łazienka	24,0	4,00	12,6	162	3,16	68	2,14	1,55	1,00	162	40,5	12,8
346	Pokój	20,0	10,60	33,5	816	3,16	272	13,59	6,80	1,00	816	77,0	24,4
347	Pokój	20,0	10,40	32,9	849	3,16	272	14,43	6,80	1,00	849	81,6	25,8
348	Łazienka	24,0	4,00	12,6	157	3,16	68	2,03	1,55	1,00	157	39,3	12,4
349	Komunikacja	20,0	6,60	20,9	-30	3,16	0	-0,74	0,00	1,00	-30	-4,5	-1,4
350	Kuchnia	20,0	7,30	23,1	694	3,16	272	10,55	6,80	1,00	694	95,1	30,1
351	Pokój	20,0	15,10	47,7	998	3,16	544	11,35	13,60	1,00	998	66,1	20,9
352	Pokój	20,0	9,80	31,0	945	3,16	408	13,42	10,20	1,00	945	96,4	30,5
353	Łazienka	24,0	3,80	12,0	216	3,16	68	3,37	1,55	1,00	216	57,0	18,0
354	Aneks kuchenny	20,0	6,30	19,9	48	3,16	0	1,20	0,00	1,00	48	7,6	2,4
355	Pokój	20,0	14,10	44,6	2313	3,16	952	34,01	23,80	1,00	2313	164,0	51,9
356	Pom. gosp.	20,0	2,90	9,2	0	3,16	0	-0,00	0,00	1,00	0	-0,0	-0,0
357	Pokój	20,0	13,90	43,9	2118	3,16	952	29,15	23,80	1,00	2118	152,4	48,2
358	Aneks kuchenny	20,0	7,90	25,0	-29	3,16	0	-0,73	0,00	1,00	-29	-3,7	-1,2
359	Łazienka	24,0	3,80	12,0	216	3,16	68	3,37	1,55	1,00	216	56,9	18,0
360	Pokój	20,0	9,70	30,7	946	3,16	408	13,44	10,20	1,00	946	97,5	30,8
361	Pokój	20,0	14,80	46,8	983	3,16	544	10,98	13,60	1,00	983	66,4	21,0
362	Kuchnia	20,0	7,20	22,8	693	3,16	272	10,54	6,80	1,00	693	96,3	30,5
363	Komunikacja	20,0	7,10	22,4	-29	3,16	0	-0,73	0,00	1,00	-29	-4,1	-1,3
364	Łazienka	24,0	4,00	12,6	154	3,16	68	1,94	1,55	1,00	154	38,4	12,1
365	Pokój	20,0	10,60	33,5	846	3,16	272	14,34	6,80	1,00	846	79,8	25,2
366	Pokój	20,0	10,20	32,2	854	3,16	272	14,54	6,80	1,00	854	83,7	26,5
367	Łazienka	24,0	4,00	12,6	158	3,16	68	2,04	1,55	1,00	158	39,5	12,5
368	Komunikacja	20,0	6,40	20,2	-29	3,16	0	-0,73	0,00	1,00	-29	-4,6	-1,5

Wyniki - Zestawienie pomieszczeń

Symbol	Opis	$\theta_{int, H}$ °C	A m ²	V m ³	Φ_{HL} W	H _i m	Φ_V W	H _T W/K	H _V W/K	f _h	Φ W	$\Phi_{HL, A}$ W/m ²	$\Phi_{HL, V}$ W/m ³
369	Kuchnia	20,0	7,20	22,8	702	3,16	272	10,75	6,80	1,00	702	97,5	30,9
370	Pokój	20,0	15,70	49,6	1179	3,16	544	15,89	13,60	1,00	1179	75,1	23,8
371	Łazienka	24,0	5,20	16,4	1014	3,16	408	13,77	9,27	1,00	1014	195,0	61,7
372	Zaplecze sali	20,0	6,20	19,6	1001	3,16	133	21,70	3,33	1,00	1001	161,5	51,1
373	Sala konferencyjna	20,0	39,10	123,6	2322	3,16	0	58,04	0,00	1,00	2322	59,4	18,8
401	Magazyn	12,0	8,60	26,5	-60	3,08	-136	2,38	-4,25	1,00	-60	-6,9	-2,3
401A	Telefonia kom.	12,0	16,00	49,3	-215	3,08	-136	-2,46	-4,25	1,00	-215	-13,4	-4,4
402	Sala nauki	20,0	121,30	373,6	2777	3,08	0	69,43	0,00	1,00	2777	22,9	7,4
403	WC D	20,0	5,30	16,3	83	3,08	0	2,07	0,00	1,00	83	15,6	5,1
404	WC M	20,0	9,80	30,2	200	3,08	0	5,01	0,00	1,00	200	20,4	6,6
405	Pom. techniczne	12,0	12,30	37,9	-208	3,08	-272	1,99	-8,50	1,00	-208	-16,9	-5,5
406	Pom. gosp.	16,0	4,30	13,2	-43	3,08	-68	0,69	-1,89	1,00	-43	-10,0	-3,2
407	WC D+N	24,0	5,30	16,3	326	3,08	136	4,33	3,09	1,00	326	61,6	20,0
408	Sala nauki	20,0	126,80	390,5	2742	3,08	0	68,54	0,00	1,00	2742	21,6	7,0
409	Wentylatornia	12,0	49,40	152,2	-314	3,08	-272	-1,31	-8,50	1,00	-314	-6,4	-2,1
410	Sala ćwiczeń	16,0	36,20	111,5	1527	3,08	0	42,41	0,00	1,00	1527	42,2	13,7
411	Zapl. sali ćwiczeń	24,0	10,40	32,0	427	3,08	136	6,62	3,09	1,00	427	41,1	13,3
412	Łazienka	24,0	5,20	16,0	315	3,08	136	4,07	3,09	1,00	315	60,6	19,7
413	Kuchenska	20,0	8,50	26,2	479	3,08	0	11,96	0,00	1,00	479	56,3	18,3
414	Komunikacja	20,0	54,90	169,1	732	3,08	0	18,31	0,00	1,00	732	13,3	4,3
415	Komunikacja	20,0	103,80	319,7	2307	3,08	0	57,67	0,00	1,00	2307	22,2	7,2
416	Kuchenska	20,0	8,40	25,9	479	3,08	0	11,97	0,00	1,00	479	57,0	18,5
417	Wentylatornia	10,0	53,40	164,5	522	3,08	-510	34,41	-17,00	1,00	522	9,8	3,2

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: PIWNICA													Piwnica		
Powierzchnia i kubatura:		A _h = 291,5 m ²			V _h = 1761,3 m ³										
Rzędna i wysokości:		L _f = -2,93 m			H 2,93 m				H _i = 2,67 m						
Liczba wymian pow. N: 0,9 1/h		V _v : 1549,9 m ³ /h				θ _v : 7,4 °C									
Projektowe straty ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:													10544		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:													5605		
Całkowita projektowa strata ciepła Φ, [W]:													16149		
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} , [W]:													0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:													16149		
Wskaźnik Φ _{HL} odniesiony do powierzchni Φ _{HL,A} , [W/m ²]:													55,4		
Wskaźnik Φ _{HL} odniesiony do kubatury Φ _{HL,V} , [W/m ³]:													9,2		
Pomieszczenie: 01 θ _i = 12,0 °C Φ _{HL} = 167 W Magazyn															
Powierzchnia i kubatura:		A= 26,70 m ²			V= 71,3 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93			H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Magazyn													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny			Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika			n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne			Bez osłabienia				Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h			Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h			V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h			V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = 0,0 m ³ /h			V _{su} = 75,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h			V _{ex} = 75,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,1 1/h			V _v = 75,0 m ³ /h				θ _v = 12,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:01															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T		
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W		
0	SZG	NW	T=	5,6°C	5,6	6,00	2,30	1	15,6	6,4	0,482	1,50	48		
0	SZPI	NW	T=	-20,0°C	-20,0	6,00	0,60	1	3,8	32,0	0,929	3,54	113		
0	SZG	NE	T=	5,6°C	5,6	5,40	2,30	1	14,2	6,4	0,482	1,36	44		
0	SZPI	NE	T=	-20,0°C	-20,0	5,40	0,60	1	2,9	32,0	0,929	2,65	85		
1	OZPI	NE	T=	-20,0°C	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	32,0	0,900	0,54	17		
0	SW15		02	11,8°C	11,8	4,20	2,93	1	12,3	0,2	2,040	0,00	0		
0	SW15		04	12,7°C	12,7	1,90	2,93	1	3,5	-0,7	2,040	0,00	0		
1	DWT		04	12,7°C	12,7	1,00	2,10	1	2,1	-0,7	2,600	0,00	0		
0	SW60		05	13,8°C	13,8	7,20	1,00	1	7,2	-1,8	0,989	0,00	0		
0	SW60		06	13,2°C	13,2	7,20	1,00	1	7,2	-1,2	0,989	0,00	0		
0	PGP		T=	5,6°C	5,6	32,50		1	28,6	6,4	0,272	1,55	50		
0	STPI		50	20,0°C	20,0	32,50		1	32,5	-8,0	0,804	-6,54	-209		
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:													167		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:															



















Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											167	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											167	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											6,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											2,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											5,22	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 02 $\theta_i = 11,8$ °C $\Phi_{HL} = 0$ W Hydrofornia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,60 m ²	V= 25,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:02												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	NE	T= 5,7°C	5,7	2,70	2,30	1	6,6	6,1	0,482	0,61	20
0	SZPI	NE	T= -20,0°C	-20,0	2,70	0,60	1	1,0	31,8	0,929	0,95	30
1	OZPI	NE	T= -20,0°C	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	31,8	0,900	0,54	17
0	SW15		T= 12,0°C	12,0	4,20	2,93	1	12,3	-0,2	2,040	-0,15	-5
0	SW15		T= 12,7°C	12,7	2,70	2,93	1	5,8	-0,9	2,040	-0,33	-10
1	DWT		T= 12,7°C	12,7	1,00	2,10	1	2,1	-0,9	2,600	-0,15	-5
0	SW15		T= 12,0°C	12,0	4,20	2,93	1	12,3	-0,2	2,040	-0,15	-5
0	PGP		T= 5,7°C	5,7	11,00		1	10,1	6,1	0,272	0,53	17
0	STPI		T= 20,0°C	20,0	6,30		1	6,3	-8,2	0,804	-1,31	-42
0	STPI		T= 20,0°C	20,0	5,70		1	5,7	-8,2	0,804	-1,18	-38
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											0	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											0,0	

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 03 θ_i = 12,0 °C Φ_{HL} = 176 W Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,00 m ²	V= 24,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Magazyn											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 0,0 m ³ /h	V _{su} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 2,1 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ_v = 12,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:03												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	NE	T= 5,6°C	5,6	2,10	2,30	1	6,0	6,4	0,482	0,58	19
0	SZPI	NE	T= -20,0°C	-20,0	2,10	0,60	1	1,5	32,0	0,929	1,37	44
0	SZG	SE	T= 5,6°C	5,6	6,00	2,30	1	15,6	6,4	0,482	1,50	48
0	SZPI	SE	T= -20,0°C	-20,0	6,00	0,60	1	3,2	32,0	0,929	2,98	95
1	OZPI	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	32,0	0,900	0,54	17
0	SW60		05 13,8°C	13,8	2,10	2,93	1	4,1	-1,8	0,989	0,00	0
1	DWT		05 13,8°C	13,8	1,00	2,10	1	2,1	-1,8	2,600	0,00	0
0	SW15		04 12,7°C	12,7	1,90	2,93	1	5,6	-0,7	2,040	0,00	0
0	SW15		02 11,8°C	11,8	4,20	2,93	1	12,3	0,2	2,040	0,00	0
0	PGP		T= 5,6°C	5,6	12,80		1	10,1	6,4	0,279	0,56	18
0	STPI		47 20,0°C	20,0	3,80		1	3,8	-8,0	0,804	-0,76	-24
0	STPI		48 20,0°C	20,0	4,90		1	4,9	-8,0	0,804	-0,99	-32
0	STPI		49 20,0°C	20,0	4,40		1	4,4	-8,0	0,804	-0,88	-28
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											176	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											176	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											176	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											19,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											7,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											5,51	



















Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 04 $\theta_i = 12,7 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 0 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²		V= 10,1 m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f = -2,93$		$H_i = 2,67 \text{ m}$								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$								
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h = 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min} = 0,00 \text{ 1/h}$		$V_{min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{m,infv} = \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min} = \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{su} = \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min} = \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{ex} = \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 0,0 \text{ 1/h}$		$V_v = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$						
Przegrody w pomieszczeniu:04												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15		 01 12,0 $^\circ\text{C}$	12,0	1,90	2,93	1	3,5	0,7	2,040	0,15	5
1	 DWT		 01 12,0 $^\circ\text{C}$	12,0	1,00	2,10	1	2,1	0,7	2,600	0,11	4
0	 SW15		 02 11,8 $^\circ\text{C}$	11,8	2,70	2,93	1	5,8	0,9	2,040	0,32	10
1	 DWT		 02 11,8 $^\circ\text{C}$	11,8	1,00	2,10	1	2,1	0,9	2,600	0,15	5
0	 SW15		 03 12,0 $^\circ\text{C}$	12,0	1,90	2,93	1	5,6	0,7	2,040	0,24	8
0	 SW60		 05 13,8 $^\circ\text{C}$	13,8	2,70	2,93	1	5,8	-1,1	0,989	-0,19	-6
1	 DWT		 05 13,8 $^\circ\text{C}$	13,8	1,00	2,10	1	2,1	-1,1	2,600	-0,18	-6
0	 PGP		 T= 5,3 $^\circ\text{C}$	5,3	5,10		1	5,1	7,4	0,272	0,31	10
0	 STPI		 47 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	5,10		1	5,1	-7,3	0,804	-0,92	-30
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												0,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 05 $\theta_i = 13,8 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 0 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 18,70 m ²		V= 49,9 m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f = -2,93$		$H_i = 2,67 \text{ m}$								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:05												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW60	01	12,0°C	12,0	7,20	1,00	1	7,2	1,8	0,989	0,37	12
0	SW50	50	20,0°C	20,0	7,20	2,93	1	21,1	-6,2	1,119	-4,37	-147
0	SW60	04	12,7°C	12,7	2,70	2,93	1	5,8	1,1	0,989	0,18	6
1	DWT	04	12,7°C	12,7	1,00	2,10	1	2,1	1,1	2,600	0,17	6
0	SW60	03	12,0°C	12,0	2,10	2,93	1	4,1	1,8	0,989	0,21	7
1	DWT	03	12,0°C	12,0	1,00	2,10	1	2,1	1,8	2,600	0,28	10
0	SW60	T=	8,0°C	8,0	4,20	2,93	1	12,3	5,8	0,989	2,08	70
0	SW60	09	11,9°C	11,9	1,90	2,93	1	3,5	1,8	0,989	0,19	6
1	DWT	09	11,9°C	11,9	1,00	2,10	1	2,1	1,8	2,600	0,30	10
0	SW60	07	16,0°C	16,0	2,30	2,93	1	6,7	-2,2	0,989	-0,44	-15
0	SW15	06	13,2°C	13,2	2,20	2,93	1	4,3	0,6	2,040	0,15	5
1	DWT	06	13,2°C	13,2	1,00	2,10	1	2,1	0,6	2,600	0,09	3
0	SW15	06	13,2°C	13,2	7,20	1,00	1	7,2	0,6	2,040	0,25	9
0	SCH	06	13,2°C	13,2	12,50		1	12,5	0,6	2,977	0,64	22
0	PGP	T=	4,8°C	4,8	23,70		1	23,7	8,9	0,272	1,71	58
0	STPI	100	16,0°C	16,0	18,00		1	18,0	-2,2	0,804	-0,96	-33
0	STPI	47	20,0°C	20,0	5,70		1	5,7	-6,2	0,804	-0,85	-29
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:												0,0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 06 θ _i = 13,2 °C Φ _{HL} = 0 W Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:		A= 13,40 m ²	V= 35,8 m ³									

Wyniki - Pomieszczenia

Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Magazyn											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:06												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZG	SW	 T= 5,1°C	5,1	4,60	2,30	1	11,4	8,1	0,482	1,34	44
0	 SZG	NW	 T= 5,1°C	5,1	4,10	2,30	1	10,2	8,1	0,482	1,20	40
0	 SW60		 01 12,0°C	12,0	7,20	1,00	1	7,2	1,2	0,989	0,25	8
0	 SW15		 05 13,8°C	13,8	7,20	1,00	1	7,2	-0,6	2,040	-0,26	-9
0	 SW15		 05 13,8°C	13,8	2,20	2,93	1	4,3	-0,6	2,040	-0,16	-5
1	 DWT		 05 13,8°C	13,8	1,00	2,10	1	2,1	-0,6	2,600	-0,10	-3
0	 SW60		 07 16,0°C	16,0	1,50	2,93	1	4,4	-2,8	0,989	-0,37	-12
0	 SCH		 05 13,8°C	13,8	12,50		1	12,5	-0,6	2,977	-0,65	-22
0	 STPI		 100 16,0°C	16,0	18,40		1	18,4	-2,8	0,804	-1,26	-42
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _v , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _v)·f _h , [W]:											0	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											0,0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 07 θ _i = 16,0 °C Φ _{HL} = 333 W Pom. gosp.												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,70 m ²	V= 25,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. gosp.											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									























































Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{\min} = 0,00 \text{ 1/h}$		$V_{\min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{\text{m, infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{\text{su, min}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{\text{su}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{\text{ex, min}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{\text{ex}} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 1,9 \text{ 1/h}$		$V_v = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$			$\theta_v = 12,0 \text{ }^\circ\text{C}$					
Przegrody w pomieszczeniu:07												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	NW	T= 3,8 $^\circ\text{C}$	3,8	3,30	2,30	1	8,1	12,2	0,482	1,32	48
0	SZPI	NW	T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	3,30	0,60	1	1,4	36,0	0,929	1,28	46
1	OZPI	NW	T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	36,0	0,900	0,54	19
0	SW60		06 13,2 $^\circ\text{C}$	13,2	1,50	2,93	1	4,4	2,8	0,989	0,00	0
0	SW60		05 13,8 $^\circ\text{C}$	13,8	2,30	2,93	1	6,7	2,2	0,989	0,00	0
0	SW15GK		09 11,9 $^\circ\text{C}$	11,9	3,30	2,93	1	7,6	4,1	0,329	0,28	10
1	DWT		09 11,9 $^\circ\text{C}$	11,9	1,00	2,10	1	2,1	4,1	2,600	0,62	22
0	SW15		08 11,5 $^\circ\text{C}$	11,5	3,70	2,93	1	10,8	4,5	2,040	2,75	99
0	PGP		T= 3,8 $^\circ\text{C}$	3,8	12,20		1	11,0	12,2	0,272	1,02	37
0	STPI		46 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	12,20		1	12,2	-4,0	0,804	-1,09	-39
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												265
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												333
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												333
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												34,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												12,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												7,37
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												1,89
Pomieszczenie: 08 $\theta_i = 11,5 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 0 \text{ W}$ Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:		$A = 30,50 \text{ m}^2$		$V = 81,4 \text{ m}^3$								
Rzędna i wysokość:		$L_f = -2,93$		$H_i = 2,67 \text{ m}$								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Magazyn										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$								
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h = 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i, o} = 2,0 \text{ K}$		$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{\min} = 0,00 \text{ 1/h}$		$V_{\min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{\text{m, infv}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{\text{su, min}} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{\text{su}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{\text{ex, min}} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{\text{ex}} = \text{m}^3/\text{h}$								

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:08												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	NW	T= 5,8°C	5,8	9,40	2,30	1	23,1	5,7	0,482	2,01	63
0	SZPI	NW	T= -20,0°C	-20,0	9,40	0,60	1	3,8	31,5	0,929	3,57	112
1	OZPI	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,00	0,60	3	1,8	31,5	0,900	1,62	51
0	SW15		07 16,0°C	16,0	3,70	2,93	1	10,8	-4,5	2,040	-3,15	-99
0	SW15GK		09 11,9°C	11,9	9,40	2,93	1	23,3	-0,4	0,329	-0,09	-3
1	DWT		09 11,9°C	11,9	1,00	2,10	2	4,2	-0,4	2,600	-0,13	-4
0	SW15		010 11,1°C	11,1	3,70	2,93	1	10,8	0,4	2,040	0,28	9
0	PGP		T= 5,8°C	5,8	35,00		1	31,7	5,7	0,272	1,56	49
0	STPI		43 20,0°C	20,0	9,60		1	9,6	-8,5	0,804	-2,08	-66
0	STPI		44 20,0°C	20,0	11,60		1	11,6	-8,5	0,804	-2,51	-79
0	STPI		45 20,0°C	20,0	11,50		1	11,5	-8,5	0,804	-2,49	-78
0	STPI		46 20,0°C	20,0	2,30		1	2,3	-8,5	0,804	-0,50	-16
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												0,0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 09 θ _i = 11,9 °C Φ _{HL} = 0 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 37,70 m ²		V= 100,7 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93		H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:09												

Wyniki - Pomieszczenia

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW60		 T= 8,0°C	8,0	25,40	2,93	1	74,4	3,9	0,989	9,01	287
0	 SW15		 018 16,0°C	16,0	1,80	2,93	1	2,9	-4,1	2,040	-0,75	-24
1	 DW		 018 16,0°C	16,0	1,20	2,00	1	2,4	-4,1	2,600	-0,80	-26
0	 SW60		 05 13,8°C	13,8	1,90	2,93	1	3,5	-1,8	0,989	-0,20	-6
1	 DWT		 05 13,8°C	13,8	1,00	2,10	1	2,1	-1,8	2,600	-0,32	-10
0	 SW15GK		 07 16,0°C	16,0	3,30	2,93	1	7,6	-4,1	0,329	-0,32	-10
1	 DWT		 07 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,1	2,600	-0,70	-22
0	 SW15GK		 08 11,5°C	11,5	9,40	2,93	1	23,3	0,4	0,329	0,09	3
1	 DWT		 08 11,5°C	11,5	1,00	2,10	2	4,2	0,4	2,600	0,13	4
0	 SW15		 010 11,1°C	11,1	3,10	2,93	1	7,0	0,8	2,040	0,35	11
1	 DWT		 010 11,1°C	11,1	1,00	2,10	1	2,1	0,8	2,600	0,13	4
0	 SW15		 011 11,2°C	11,2	1,40	2,93	1	2,0	0,7	2,040	0,09	3
1	 DWT		 011 11,2°C	11,2	1,00	2,10	1	2,1	0,7	2,600	0,12	4
0	 SW15GK		 012 11,0°C	11,0	6,30	2,93	1	16,4	0,9	0,329	0,15	5
1	 DWT		 012 11,0°C	11,0	1,00	2,10	1	2,1	0,9	2,600	0,15	5
0	 SW15GK		 013 12,3°C	12,3	3,20	2,93	1	7,3	-0,4	0,329	-0,03	-1
1	 DWT		 013 12,3°C	12,3	1,00	2,10	1	2,1	-0,4	2,600	-0,08	-2
0	 PGP		 T= 5,7°C	5,7	47,00		1	47,0	6,2	0,272	2,50	80
0	 STPI		 38 20,0°C	20,0	3,20		1	3,2	-8,1	0,804	-0,65	-21
0	 STPI		 39 20,0°C	20,0	3,00		1	3,0	-8,1	0,804	-0,61	-20
0	 STPI		 40 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	-8,1	0,804	-1,02	-33
0	 STPI		 41 20,0°C	20,0	5,70		1	5,7	-8,1	0,804	-1,16	-37
0	 STPI		 42 20,0°C	20,0	5,70		1	5,7	-8,1	0,804	-1,16	-37
0	 STPI		 43 20,0°C	20,0	5,70		1	5,7	-8,1	0,804	-1,16	-37
0	 STPI		 44 20,0°C	20,0	4,90		1	4,9	-8,1	0,804	-1,00	-32
0	 STPI		 45 20,0°C	20,0	6,50		1	6,5	-8,1	0,804	-1,33	-42
0	 STPI		 46 20,0°C	20,0	7,00		1	7,0	-8,1	0,804	-1,43	-46
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												0,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 010 θ_i = 11,1 °C Φ_{HL} = 0 W Mag/kompr. Proamed												
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,40 m ²		V= 19,8 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 2,67 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. techniczne										































Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:010												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	NW	T= 6,0°C	6,0	3,10	2,30	1	7,6	5,1	0,482	0,60	19
0	SZPI	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,10	0,60	1	1,3	31,1	0,929	1,17	36
1	OZPI	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	31,1	0,900	0,54	17
0	SW15		08 11,5°C	11,5	3,70	2,93	1	10,8	-0,4	2,040	-0,28	-9
0	SW15		09 11,9°C	11,9	3,10	2,93	1	7,0	-0,8	2,040	-0,36	-11
1	DWT		09 11,9°C	11,9	1,00	2,10	1	2,1	-0,8	2,600	-0,14	-4
0	SW15		011 11,2°C	11,2	3,00	2,93	1	8,8	-0,1	2,040	-0,05	-2
0	SW15		012 11,0°C	11,0	2,10	2,93	1	6,2	0,1	2,040	0,04	1
0	PGP		T= 6,0°C	6,0	11,50		1	10,4	5,1	0,272	0,47	14
0	STPI		42 20,0°C	20,0	9,50		1	9,5	-8,9	0,804	-2,18	-68
0	STPI		43 20,0°C	20,0	2,00		1	2,0	-8,9	0,804	-0,46	-14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											0	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											0,0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 011 θ _i = 11,2 °C Φ _{HL} = 0 W Odpady skażone												
Powierzchnia i kubatura:	A= 1,90 m ²	V= 5,1 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Magazyn											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									

Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,00$ 1/h		$V_{min}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= $ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= $ m ³ /h		$V_{su}= $ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= $ m ³ /h		$V_{ex}= $ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,0$ 1/h		$V_v= 0,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:011												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15		09 11,9°C	11,9	1,40	2,93	1	2,0	-0,7	2,040	-0,09	-3
1	DWT		09 11,9°C	11,9	1,00	2,10	1	2,1	-0,7	2,600	-0,12	-4
0	SW15		012 11,0°C	11,0	1,60	2,93	1	4,7	0,2	2,040	0,06	2
0	SW15		010 11,1°C	11,1	3,00	2,93	1	8,8	0,1	2,040	0,05	2
0	PGP		T= 6,0°C	6,0	2,30		1	2,3	5,2	0,272	0,11	3
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												0,00
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,00
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 012 $\theta_i = 11,0$ °C $\Phi_{HL} = 0$ W Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:		A= 21,00 m ²		V= 56,1 m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f= -2,93$		$H_i= 2,67$ m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Magazyn										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5$ h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,00$ 1/h		$V_{min}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= $ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= $ m ³ /h		$V_{su}= $ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= $ m ³ /h		$V_{ex}= $ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,0$ 1/h		$V_v= 0,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:012												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W

















Wyniki - Pomieszczenia

0		NW	 T=	6,1°C	6,1	6,40	2,30	1	15,8	5,0	0,482	1,21	38
0		NW	 T=	-20,0°C	-20,0	6,40	0,60	1	2,6	31,0	0,929	2,45	76
1		NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,00	0,60	2	1,2	31,0	0,900	1,08	34
0			 010	11,1°C	11,1	2,10	2,93	1	6,2	-0,1	2,040	-0,04	-1
0			 011	11,2°C	11,2	1,60	2,93	1	4,7	-0,2	2,040	-0,06	-2
0			 09	11,9°C	11,9	6,30	2,93	1	16,4	-0,9	0,329	-0,15	-5
1			 09	11,9°C	11,9	1,00	2,10	1	2,1	-0,9	2,600	-0,16	-5
0			 013	12,3°C	12,3	3,80	2,93	1	11,1	-1,3	2,040	-0,97	-30
0			 T=	6,1°C	6,1	24,00		1	21,8	5,0	0,272	0,95	29
0			 40	20,0°C	20,0	10,00		1	10,0	-9,0	0,804	-2,33	-72
0			 41	20,0°C	20,0	11,70		1	11,7	-9,0	0,804	-2,72	-85
0			 42	20,0°C	20,0	2,30		1	2,3	-9,0	0,804	-0,54	-17
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													0,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													-0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00
Pomieszczenie: 013 θ_i = 12,3 °C Φ_{HL} = 0 W Wentylatornia													
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,50 m ²		V= 28,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:013													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		NW	 T=	5,5°C	5,5	3,20	2,30	1	7,9	6,9	0,482	0,81	26
0		NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,20	0,60	1	1,3	32,3	0,929	1,23	40
1		NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	32,3	0,900	0,54	17

Wyniki - Pomieszczenia

0		SW15			012	11,0°C	11,0	3,80	2,93	1	11,1	1,3	2,040	0,93	30
0		SW15GK			09	11,9°C	11,9	3,20	2,93	1	7,3	0,4	0,329	0,03	1
1		DWT			09	11,9°C	11,9	1,00	2,10	1	2,1	0,4	2,600	0,08	2
0		SW15			018	16,0°C	16,0	0,30	2,93	1	0,9	-3,7	2,040	-0,20	-7
0		SW15			T=	16,0°C	16,0	3,50	2,93	1	10,3	-3,7	2,040	-2,36	-76
0		PGP			T=	5,5°C	5,5	12,30		1	11,2	6,9	0,272	0,65	21
0		STPI			38	20,0°C	20,0	8,80		1	8,8	-7,7	0,804	-1,67	-54
0		STPI			39	20,0°C	20,0	2,00		1	2,0	-7,7	0,804	-0,38	-12
0		STPI			40	20,0°C	20,0	1,50		1	1,5	-7,7	0,804	-0,29	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:														0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:														0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :														1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:														0	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:														0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:														0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:														0,0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:														0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:														-0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:														0,00	
Pomieszczenie: 014 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = 0 W Rozdzielnia NN															
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,40 m ²		V= 9,1 m ³											
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 2,67 m											
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. techniczne													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,c}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:		V _{infr} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infr} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:014															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ			θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C			°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0				T=	16,0°C	16,0	2,60	2,93	1	7,6	0,0	2,728	0,03	1	
0				015	16,3°C	16,3	1,50	2,93	1	4,4	-0,3	2,040	-0,07	-3	
0				018	16,0°C	16,0	2,80	2,93	1	6,1	0,0	2,040	0,02	1	
1				018	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,01	0	
0				018	16,0°C	16,0	1,50	2,93	1	4,4	0,0	0,989	0,01	0	
0				T=	3,8°C	3,8	4,10		1	4,1	12,2	0,272	0,38	14	

Wyniki - Pomieszczenia

0		STPI		36	20,0°C	20,0	4,10	1	4,1	-4,0	0,804	-0,36	-13	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													0	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													-0,0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													-0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													-0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00	
Pomieszczenie: 015 θ_i = 16,3 °C Φ_{HL} = 0 W Wentylatornia														
Powierzchnia i kubatura:		A= 8,60 m ²		V= 23,0 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. techniczne												
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:015														
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0		SW60		T=	8,0°C	8,0	2,70	2,93	1	7,9	8,3	0,989	1,80	65
0		SW15		016	20,0°C	20,0	3,80	2,93	1	11,1	-3,7	2,040	-2,29	-83
0		SW15		018	16,0°C	16,0	2,70	2,93	1	7,9	0,3	2,040	0,15	5
0		SW15		014	16,0°C	16,0	1,50	2,93	1	4,4	0,3	2,040	0,07	3
0		SWZ		T=	16,0°C	16,0	1,80	2,93	1	5,3	0,3	2,728	0,13	5
0		PGP		T=	3,7°C	3,7	10,30		1	10,3	12,7	0,272	0,98	36
0		STPI		35	20,0°C	20,0	10,30		1	10,3	-3,7	0,804	-0,84	-30
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													0	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													0,0	

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 016 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 260 W Pom. socj.												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,20 m ²		V= 24,6 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93		H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 12,3 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 12,3 m ³ /h		V _{su} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 12,3 m ³ /h		V _{ex} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,1 1/h		V _v = 100,0 m ³ /h		θ_v = 16,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:016												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW60		T= 8,0°C	8,0	2,90	2,93	1	8,5	12,0	0,989	2,52	101
0	SW15		017 24,0°C	24,0	3,60	2,93	1	10,5	-4,0	2,040	-2,15	-86
0	SW15		018 16,0°C	16,0	2,90	2,93	1	8,5	4,0	2,040	1,73	69
0	SW15		015 16,3°C	16,3	3,80	2,93	1	11,1	3,7	2,040	0,00	0
0	PGP		T= 2,0°C	2,0	10,60		1	10,6	18,0	0,272	1,30	52
0	STPI		34 24,0°C	24,0	3,60		1	3,6	-4,0	0,804	-0,29	-12
0	STPI		35 20,0°C	20,0	7,00		1	7,0	0,0	0,804	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												124
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												260
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												260
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												28,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												10,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												3,11
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												3,40
Pomieszczenie: 017 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 1209 W Zapł. sanit.												
Powierzchnia i kubatura:	A= 13,10 m ²		V= 35,0 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93		H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											



















Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia				Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 17,5 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 50,0 m ³ /h	V _{su} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 150,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,3 1/h	V _v = 150,0 m ³ /h				θ _v = 16,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:017												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW60		T= 8,0°C	8,0	4,30	2,93	1	12,6	16,0	0,989	4,53	199
0	SW15		019 16,5°C	16,5	3,70	2,93	1	10,8	7,5	2,040	3,77	166
0	SW15		018 16,0°C	16,0	4,30	2,93	1	10,5	8,0	2,040	3,89	171
1	DWT		018 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	0,99	44
0	SW15		016 20,0°C	20,0	3,60	2,93	1	10,5	4,0	2,040	1,96	86
0	PGP		T= 0,2°C	0,2	15,90		1	15,9	23,8	0,272	2,34	103
0	STPI		32 20,0°C	20,0	9,10		1	9,1	4,0	0,804	0,67	29
0	STPI		33 24,0°C	24,0	4,80		1	4,8	0,0	0,804	0,00	0
0	STPI		34 24,0°C	24,0	1,20		1	1,2	0,0	0,804	0,00	0
0	STPI		35 20,0°C	20,0	0,80		1	0,8	4,0	0,804	0,06	3
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											801	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											408	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											1209	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											1209	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											92,3	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											34,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											18,21	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											9,27	
Pomieszczenie: 018 θ _i = 16,0 °C Φ _{HL} = 1181 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 59,50 m ²	V= 158,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia				Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											

Wyniki - Pomieszczenia

Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{\min} = 79,4 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{m, infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su, min}} = 79,4 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{su}} = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex, min}} = 79,4 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{ex}} = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,6 \text{ 1/h}$	$V_v = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = 16,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:018												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SZG	NW	T= 3,8 $^{\circ}\text{C}$	3,8	30,80	2,30	1	75,8	12,2	0,482	12,36	445
0	SZPI	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	30,80	0,60	1	13,1	36,0	0,929	12,15	437
1	OZPI	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,00	0,60	6	3,6	36,0	0,900	3,24	117
1	DZ	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	0,90	2,00	1	1,8	36,0	1,300	2,34	84
0	SW15		T= 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	4,40	2,93	1	10,8	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		T= 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW60		T= 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,50	2,93	1	4,4	0,0	0,989	0,00	0
0	SW60		T= 8,0 $^{\circ}\text{C}$	8,0	5,70	2,93	1	16,7	8,0	0,989	3,67	132
0	SW15		013 12,3 $^{\circ}\text{C}$	12,3	0,30	2,93	1	0,9	3,7	2,040	0,00	0
0	SW15		09 11,9 $^{\circ}\text{C}$	11,9	1,80	2,93	1	2,9	4,1	2,040	0,67	24
1	DW		09 11,9 $^{\circ}\text{C}$	11,9	1,20	2,00	1	2,4	4,1	2,600	0,71	26
0	SW15		014 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	2,80	2,93	1	6,1	-0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		014 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,00	2,10	1	2,1	-0,0	2,600	0,00	0
0	SW60		014 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,50	2,93	1	4,4	-0,0	0,989	0,00	0
0	SW15		015 16,3 $^{\circ}\text{C}$	16,3	2,70	2,93	1	7,9	-0,3	2,040	0,00	0
0	SW15		016 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	2,90	2,93	1	8,5	-4,0	2,040	-1,93	-69
0	SW15		017 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	4,30	2,93	1	10,5	-8,0	2,040	-4,76	-171
1	DWT		017 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,21	-44
0	SW15		019 16,5 $^{\circ}\text{C}$	16,5	5,60	2,93	1	14,3	-0,5	2,040	0,00	0
1	DWT		019 16,5 $^{\circ}\text{C}$	16,5	1,00	2,10	1	2,1	-0,5	2,600	0,00	0
0	SW15		020 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	3,10	2,93	1	9,1	0,0	2,040	0,00	0
0	SW15		021 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	3,10	2,93	1	9,1	0,0	2,040	0,00	0
0	SW15		022 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	3,40	2,93	1	7,9	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		022 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW60		025 16,3 $^{\circ}\text{C}$	16,3	2,00	2,93	1	3,5	-0,3	0,989	0,00	0
1	DW		025 16,3 $^{\circ}\text{C}$	16,3	1,20	2,00	1	2,4	-0,3	2,600	0,00	0
0	PGP		T= 3,8 $^{\circ}\text{C}$	3,8	77,70		1	66,9	12,2	0,272	6,17	222
0	STPI		29 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	13,00		1	13,0	-4,0	0,804	-1,16	-42
0	STPI		30 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	12,50		1	12,5	-4,0	0,804	-1,12	-40
0	STPI		32 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	12,50		1	12,5	-4,0	0,804	-1,12	-40
0	STPI		35 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	12,20		1	12,2	-4,0	0,804	-1,09	-39
0	STPI		36 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	5,70		1	5,7	-4,0	0,804	-0,51	-18
0	STPI		37 12,0 $^{\circ}\text{C}$	12,0	7,40		1	7,4	4,0	0,804	0,66	24
0	STPI		23 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	8,90		1	8,9	-4,0	0,804	-0,80	-29
0	STPI		38 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	5,40		1	5,4	-4,0	0,804	-0,48	-17













Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1181
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1181
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1181
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												19,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												7,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												32,79
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 019 $\theta_i = 16,5 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 0 \text{ W}$ Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:		A= 18,00 m ²		V= 48,1 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 2,67 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Magazyn										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 $^{\circ}\text{C}$						
Przegrody w pomieszczeniu:019												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW60		 T= 8,0 $^{\circ}\text{C}$	8,0	5,60	2,93	1	16,4	8,5	0,989	3,78	138
0	 SW15		 020 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	3,70	2,93	1	10,8	0,5	2,040	0,31	11
0	 SW15		 018 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	5,60	2,93	1	14,3	0,5	2,040	0,40	15
1	 DWT		 018 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,00	2,10	1	2,1	0,5	2,600	0,08	3
0	 SW15		 017 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	3,70	2,93	1	10,8	-7,5	2,040	-4,54	-166
0	 PGP		 T= 3,6 $^{\circ}\text{C}$	3,6	20,40		1	20,4	12,9	0,272	1,97	72
0	 STPI		 30 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	6,60		1	6,6	-3,5	0,804	-0,51	-19
0	 STPI		 31 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	4,80		1	4,8	-7,5	0,804	-0,79	-29
0	 STPI		 32 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	9,00		1	9,0	-3,5	0,804	-0,69	-25
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												0,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 020 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = 73 W Magiel												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,90 m ²		V= 26,4 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93		H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = 0,0 m ³ /h		V _{su} = 125,0 m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = 0,0 m ³ /h		V _{ex} = 150,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 5,7 1/h		V _v = 150,0 m ³ /h		θ_v = 16,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:020												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW60		T= 8,0°C	8,0	3,10	2,93	1	9,1	8,0	0,989	2,00	72
0	SW15		021 16,0°C	16,0	3,70	2,93	1	10,8	0,0	2,040	0,00	0
0	SW15		018 16,0°C	16,0	3,10	2,93	1	9,1	0,0	2,040	0,00	0
0	SW15		019 16,5°C	16,5	3,70	2,93	1	10,8	-0,5	2,040	0,00	0
0	PGP		T= 3,8°C	3,8	11,40		1	11,4	12,2	0,272	1,05	38
0	STPI		30 20,0°C	20,0	11,40		1	11,4	-4,0	0,804	-1,02	-37
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												73
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												73
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												73
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												7,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												2,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,03
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 021 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = 73 W Pralnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,90 m ²		V= 26,4 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93		H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											



























Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 0,0 m ³ /h	V _{su} = 125,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 150,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 5,7 1/h	V _v = 150,0 m ³ /h		θ _v = 16,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:021												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW60		 T= 8,0°C	8,0	3,10	2,93	1	9,1	8,0	0,989	2,00	72
0	 SW15		 022 16,0°C	16,0	3,70	2,93	1	10,8	0,0	2,040	0,00	0
0	 SW15		 018 16,0°C	16,0	3,10	2,93	1	9,1	0,0	2,040	0,00	0
0	 SW15		 020 16,0°C	16,0	3,70	2,93	1	10,8	0,0	2,040	0,00	0
0	 PGP		 T= 3,8°C	3,8	11,40		1	11,4	12,2	0,272	1,05	38
0	 STPI		 29 20,0°C	20,0	11,40		1	11,4	-4,0	0,804	-1,02	-37
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												73
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												73
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												73
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												7,4
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												2,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												2,03
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 022 θ _i = 16,0 °C Φ _{HL} = 57 W Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,00 m ²	V= 26,7 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93	H _i = 2,67 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Magazyn										
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 0,0 m ³ /h	V _{su} = 125,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 150,0 m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze wentylacyjne:	n= 5,6 1/h	V _v = 150,0 m³/h	θ _v = 16,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:022												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m²	m	Szt.	m²	K	W/m²·K	W/K	W
0	SW60		T= 8,0°C	8,0	3,40	2,93	1	10,0	8,0	0,989	2,19	79
0	SW60		023 16,3°C	16,3	2,30	2,93	1	6,7	-0,3	0,989	0,00	0
0	SW60		025 16,3°C	16,3	1,40	2,93	1	4,1	-0,3	0,989	0,00	0
0	SW15		018 16,0°C	16,0	3,40	2,93	1	7,9	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		018 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		021 16,0°C	16,0	3,70	2,93	1	10,8	0,0	2,040	0,00	0
0	PGP		T= 3,8°C	3,8	12,40		1	12,4	12,2	0,272	1,14	41
0	STPI		28 24,0°C	24,0	7,30		1	7,3	-8,0	0,804	-1,31	-47
0	STPI		29 20,0°C	20,0	5,10		1	5,1	-4,0	0,804	-0,46	-16
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												57
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												57
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												57
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m²]:												5,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m³]:												2,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												1,57
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 023 θ _i = 16,3 °C Φ _{HL} = 0 W Pom. gosp.												
Powierzchnia i kubatura:	A= 2,60 m²	V= 6,9 m³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. gosp.											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m³/h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m³/h	V _{m,infv} = m³/h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m³/h	V _{su} = m³/h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m³/h	V _{ex} = m³/h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m³/h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:023												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m²	m	Szt.	m²	K	W/m²·K	W/K	W
0	SW60		T= 8,0°C	8,0	1,50	2,93	1	4,4	8,3	0,989	1,00	36

Wyniki - Pomieszczenia

0		SW15			024	20,0°C	20,0	2,30	2,93	1	6,7	-3,7	2,040	-1,39	-51
0		SW15			025	16,3°C	16,3	1,50	2,93	1	2,3	0,0	2,040	0,00	0
1		DWT			025	16,3°C	16,3	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0		SW60			022	16,0°C	16,0	2,30	2,93	1	6,7	0,3	0,989	0,06	2
0		PGP			T=	3,7°C	3,7	3,30		1	3,3	12,6	0,272	0,31	11
0		STPI			200	16,0°C	16,0	3,30		1	3,3	0,3	0,804	0,02	1
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:															0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:															0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :															1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:															0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:															0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:															0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:															0,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:															0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:															0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:															0,00
Pomieszczenie: 024 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 232 W Sanitariat															
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,10 m ²		V= 10,9 m ³											
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 2,67 m											
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: WC													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 5,5 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = 30,0 m ³ /h		V _{su} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 30,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,6 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 16,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:024															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ				θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C				°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0				8,0°C			8,0	2,60	2,93	1	7,6	12,0	0,989	2,26	90
0				16,0°C			16,0	2,30	2,93	1	6,7	4,0	0,989	0,67	27
0				16,3°C			16,3	2,60	2,93	1	5,5	3,7	2,040	0,00	0
1				16,3°C			16,3	1,00	2,10	1	2,1	3,7	2,600	0,00	0
0				16,3°C			16,3	2,30	2,93	1	6,7	3,7	2,040	0,00	0
0				2,0°C			2,0	5,80		1	5,8	18,0	0,272	0,71	28
0				16,0°C			16,0	5,80		1	5,8	4,0	0,804	0,47	19
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:															164
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:															68

Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												232	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												232	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												56,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												21,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												4,10	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,70	
Pomieszczenie: 025 $\theta_i = 16,3$ °C $\Phi_{HL} = 0$ W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:	A= 13,70 m ²	V= 36,6 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h										$\theta_v= -20,0$ °C	
Przegrody w pomieszczeniu:025													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW60		018	16,0°C	16,0	2,00	2,93	1	3,5	0,3	0,989	0,03	1
1	DW		018	16,0°C	16,0	1,20	2,00	1	2,4	0,3	2,600	0,05	2
0	SW60		022	16,0°C	16,0	1,40	2,93	1	4,1	0,3	0,989	0,03	1
0	SW15		023	16,3°C	16,3	1,50	2,93	1	2,3	-0,0	2,040	-0,00	0
1	DWT		023	16,3°C	16,3	1,00	2,10	1	2,1	-0,0	2,600	-0,00	0
0	SW15		024	20,0°C	20,0	2,60	2,93	1	5,5	-3,7	2,040	-1,14	-42
1	DWT		024	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-3,7	2,600	-0,55	-20
0	SW60		027	16,0°C	16,0	2,00	2,93	1	5,9	0,3	0,989	0,05	2
0	SW60		027	16,0°C	16,0	7,20	2,93	1	21,1	0,3	0,989	0,18	6
0	SW25		026	16,0°C	16,0	5,00	1,00	1	5,0	0,3	1,610	0,07	3
0	SW15		026	16,0°C	16,0	2,10	2,93	1	4,1	0,3	2,040	0,07	3
1	DWT		026	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	0,3	2,600	0,05	2
0	PGP		T=	3,7°C	3,7	9,60		1	9,6	12,6	0,272	0,91	33
0	SCH		026	16,0°C	16,0	7,50		1	7,5	0,3	2,977	0,19	7
0	STPI		200	16,0°C	16,0	9,60		1	9,6	0,3	0,804	0,07	2
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													

Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											0		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											0		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											-0,0		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											-0,0		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-0,00		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00		
Pomieszczenie: 026 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = 208 W Magazyn													
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,70 m ²	V= 28,6 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Magazyn												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = 0,0 m ³ /h	V _{su} = 50,0 m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,8 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 16,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:026													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	NW	T=	3,8°C	3,8	4,00	2,30	1	10,7	12,2	0,482	1,75	63
0	SZG	NE	T=	3,8°C	3,8	4,40	2,50	1	12,4	12,2	0,482	2,02	73
0	SW15		025	16,3°C	16,3	2,10	2,93	1	4,1	-0,3	2,040	0,00	0
1	DWT		025	16,3°C	16,3	1,00	2,10	1	2,1	-0,3	2,600	0,00	0
0	SW25		025	16,3°C	16,3	5,00	1,00	1	5,0	-0,3	1,610	0,00	0
0	SW60		027	16,0°C	16,0	7,20	1,00	1	7,2	0,0	0,989	0,00	0
0	SCH		025	16,3°C	16,3	7,50		1	7,5	-0,3	2,977	0,00	0
0	PGP		T=	3,8°C	3,8	21,80		1	21,8	12,2	0,272	2,01	72
0	STPI		200	16,0°C	16,0	15,00		1	15,0	0,0	0,804	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											208		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											208		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											208		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											19,4		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											7,3		















































Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												5,78
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 027 $\theta_i = 16,0$ °C $\Phi_{HL} = 804$ W Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:	A= 51,10 m ²	V= 136,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 2,67 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Magazyn											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 0,0 m ³ /h	V _{su} = 125,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 125,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 125,0 m ³ /h	θ _v = 16,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:027												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZG	SE	T= 3,8°C	3,8	5,90	2,30	1	15,4	12,2	0,482	2,51	90
0	SZPI	SE	T= -20,0°C	-20,0	5,90	0,60	1	3,1	36,0	0,929	2,93	105
1	OZPI	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,00	0,60	1	0,6	36,0	0,900	0,54	19
0	SZG	SW	T= 3,8°C	3,8	10,10	2,30	1	26,6	12,2	0,482	4,34	156
0	SZPI	SW	T= -20,0°C	-20,0	10,10	0,60	1	5,3	36,0	0,929	4,90	177
1	OZPI	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,00	0,60	2	1,2	36,0	0,900	1,08	39
0	SZG	NW	T= 3,8°C	3,8	5,90	2,30	1	15,4	12,2	0,482	2,51	90
0	SZPI	NW	T= -20,0°C	-20,0	5,90	0,60	1	3,8	36,0	0,929	3,48	125
0	SW60		026 16,0°C	16,0	7,20	1,00	1	7,2	0,0	0,989	0,00	0
0	SW60		025 16,3°C	16,3	2,00	2,93	1	5,9	-0,3	0,989	0,00	0
0	SW60		025 16,3°C	16,3	7,20	2,93	1	21,1	-0,3	0,989	0,00	0
0	SW60		024 20,0°C	20,0	2,30	2,93	1	6,7	-4,0	0,989	-0,74	-27
0	PGP		T= 3,8°C	3,8	61,40		1	54,0	12,2	0,272	4,97	179
0	STPI		24 20,0°C	20,0	5,20		1	5,2	-4,0	0,804	-0,46	-17
0	STPI		25 24,0°C	24,0	6,30		1	6,3	-8,0	0,804	-1,13	-41
0	STPI		26 20,0°C	20,0	6,00		1	6,0	-4,0	0,804	-0,54	-19
0	STPI		27 20,0°C	20,0	43,90		1	43,9	-4,0	0,804	-3,92	-141
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												804
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												804
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												804

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:										15,7		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:										5,9		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:										22,33		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:										0,00		
Pomieszczenie: 100 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = 5832 W Klatka schodowa												
Powierzchnia i kubatura:	A= 34,70 m ²	V= 589,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = -2,93	H _i = 17,00 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Klatka schodowa											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,30 1/h	V _{min} = 177,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,3 1/h	V _v = 177,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:100												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	4,50	15,50	1	66,2	36,0	0,918	60,84	2190
1	DZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,00	2,10	1	2,1	36,0	1,300	2,73	98
1	OZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,10	0,70	1	0,8	36,0	0,900	0,69	25
1	OZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,10	1,90	1	2,1	36,0	0,900	1,88	68
1	OZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,10	1,70	2	3,7	36,0	0,900	3,37	121
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	4,10	8,00	1	35,5	36,0	0,918	32,58	1173
0	STPI		05 13,8°C	13,8	18,00		1	18,0	2,2	0,804	0,00	0
0	STPI		06 13,2°C	13,2	18,40		1	18,4	2,8	0,804	0,00	0
0	SW50		46 20,0°C	20,0	5,70	3,20	1	18,2	-4,0	1,119	-2,27	-82
0	SW45		50 20,0°C	20,0	5,10	3,20	1	16,3	-4,0	1,188	-2,15	-78
0	SW50		170 20,0°C	20,0	5,60	3,42	1	19,2	-4,0	1,119	-2,38	-86
0	SW60		105 20,0°C	20,0	3,90	3,42	1	7,1	-4,0	0,989	-0,78	-28
1	DW		105 20,0°C	20,0	3,10	2,00	1	6,2	-4,0	2,600	-1,79	-64
0	SW45		171 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	6,5	-8,0	1,188	-1,70	-61
1	DWT		171 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,21	-44
0	SW45		173 20,0°C	20,0	2,40	3,42	1	6,1	-4,0	1,188	-0,81	-29
1	DWT		173 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW45		174 20,0°C	20,0	5,20	3,42	1	17,8	-4,0	1,188	-2,35	-84
0	SW60		417 10,0°C	10,0	32,70	1,00	1	30,6	6,0	0,989	5,05	182
1	DWT		417 10,0°C	10,0	1,00	2,10	1	2,1	6,0	2,600	0,91	33
0	SW45		415 20,0°C	20,0	3,50	3,32	1	8,6	-4,0	1,188	-1,14	-41

Wyniki - Pomieszczenia

1	 DW		 415	20,0°C	20,0	1,50	2,00	1	3,0	-4,0	2,600	-0,87	-31
0	 D	H	 T=	-20,0°C	-20,0	57,40		1	57,2	36,0	0,141	8,08	291
1	 OZD	H	 T=	-20,0°C	-20,0	0,96		2	1,9	36,0	1,100	2,11	76
1	 OZD	H	 T=	-20,0°C	-20,0	1,32		1	1,3	36,0	1,100	1,45	52
0	 SW45		 273	20,0°C	20,0	7,60	3,12	1	21,6	-4,0	1,188	-2,85	-103
1	 DWT		 273	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	 SW45		 373	20,0°C	20,0	7,60	3,56	1	25,0	-4,0	1,188	-3,29	-119
1	 DWT		 373	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	 SW60		 205	20,0°C	20,0	3,90	3,12	1	6,0	-4,0	0,989	-0,66	-24
1	 DW		 205	20,0°C	20,0	3,10	2,00	1	6,2	-4,0	2,600	-1,79	-64
0	 SW50		 270	20,0°C	20,0	5,60	3,12	1	17,5	-4,0	1,119	-2,17	-78
0	 SW45		 271	24,0°C	24,0	2,50	3,12	1	5,7	-8,0	1,188	-1,50	-54
1	 DWT		 271	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,21	-44
0	 SW60		 305	20,0°C	20,0	3,90	3,56	1	7,7	-4,0	0,989	-0,84	-30
1	 DW		 305	20,0°C	20,0	3,10	2,00	1	6,2	-4,0	2,600	-1,79	-64
0	 SW50		 370	20,0°C	20,0	5,50	3,56	1	19,6	-4,0	1,119	-2,43	-88
0	 SW45		 371	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	6,8	-8,0	1,188	-1,79	-65
1	 DWT		 371	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,21	-44
0	 SW45		 47	20,0°C	20,0	2,50	3,20	1	8,0	-4,0	1,188	-1,06	-38
0	 SW50		 401	12,0°C	12,0	4,10	3,32	1	13,6	4,0	1,119	1,69	61
0	 SW15		 47	20,0°C	20,0	4,20	3,20	1	6,6	-4,0	2,040	-1,51	-54
1	 DW		 47	20,0°C	20,0	3,40	2,00	1	6,8	-4,0	2,600	-1,96	-71
0	 STMP		 47	20,0°C	20,0	4,40		1	4,4	-4,0	0,678	-0,33	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												2905	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												2166	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												-1,15	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												5832	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												5832	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												168,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												9,9	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												80,70	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												60,17	
Pomieszczenie: 200 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = 5543 W Klatka schodowa													
Powierzchnia i kubatura:		A= 33,90 m ²		V= 576,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = -2,93		H _i = 17,00 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Klatka schodowa											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,30 1/h		V _{min} = 172,9 m ³ /h									

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,3 \text{ 1/h}$	$V_v = 172,9 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:200												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SZ	NW	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,70	15,50	1	31,5	36,0	0,918	28,97	1043
0	SZ	NE	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	4,50	15,50	1	66,2	36,0	0,918	60,84	2190
1	DZ	NE	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,00	2,10	1	2,1	36,0	1,300	2,73	98
1	OZ	NE	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,10	0,70	1	0,8	36,0	0,900	0,69	25
1	OZ	NE	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,10	1,90	1	2,1	36,0	0,900	1,88	68
1	OZ	NE	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,10	1,70	2	3,7	36,0	0,900	3,37	121
0	STPI		023 $16,3^\circ\text{C}$	16,3	3,30		1	3,3	-0,3	0,804	0,00	0
0	STPI		024 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	5,80		1	5,8	-4,0	0,804	-0,52	-19
0	STPI		025 $16,3^\circ\text{C}$	16,3	9,60		1	9,6	-0,3	0,804	0,00	0
0	STPI		026 $16,0^\circ\text{C}$	16,0	15,00		1	15,0	0,0	0,804	0,00	0
0	SW60		23 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,90	3,20	1	6,3	-4,0	0,989	-0,69	-25
1	DW		23 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,10	2,00	1	6,2	-4,0	2,600	-1,79	-64
0	SW45		24 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	2,80	3,20	1	9,0	-4,0	1,188	-1,18	-43
0	SW45		27 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	7,20	3,20	1	23,0	-4,0	1,188	-3,04	-109
0	SW60		28 $24,0^\circ\text{C}$	24,0	2,60	3,20	1	8,3	-8,0	0,989	-1,83	-66
0	SW60		29 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,10	3,20	1	9,9	-4,0	0,989	-1,09	-39
0	SW45		138 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	2,80	3,42	1	7,5	-4,0	1,188	-0,99	-36
1	DWT		138 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW45		141 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	7,30	3,42	1	22,9	-4,0	1,188	-3,02	-109
1	DWT		141 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW45		142 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	5,60	3,42	1	19,2	-4,0	1,188	-2,53	-91
0	SW45		242 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	5,40	3,12	1	16,8	-4,0	1,188	-2,22	-80
0	SW60		137 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,90	3,42	1	7,3	-4,0	0,989	-0,81	-29
1	DW		137 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,00	2,00	1	6,0	-4,0	2,600	-1,73	-62
0	SW60		237 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,90	3,12	1	6,2	-4,0	0,989	-0,68	-24
1	DW		237 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,00	2,00	1	6,0	-4,0	2,600	-1,73	-62
0	SW60		337 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,90	3,56	1	7,9	-4,0	0,989	-0,87	-31
1	DW		337 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	3,00	2,00	1	6,0	-4,0	2,600	-1,73	-62
0	SW60		409 $12,0^\circ\text{C}$	12,0	1,90	3,32	1	6,3	4,0	0,989	0,69	25
0	SW15P		414 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	1,80	3,32	1	3,9	-4,0	0,329	-0,14	-5
1	DWT		414 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW15P		411 $24,0^\circ\text{C}$	24,0	2,30	3,32	1	5,5	-8,0	0,329	-0,40	-15
1	DWT		411 $24,0^\circ\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,21	-44
0	D	H	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	57,40		1	56,3	36,0	0,141	7,97	287
1	OZD	H	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	0,96		2	1,9	36,0	1,100	2,11	76
1	OZD	H	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,32		1	1,3	36,0	1,100	1,45	52























Wyniki - Pomieszczenia

0	SW45	238	20,0°C	20,0	2,60	3,12	1	6,0	-4,0	1,188	-0,79	-29
1	DWT	238	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW45	241	20,0°C	20,0	7,30	3,12	1	20,7	-4,0	1,188	-2,73	-98
1	DWT	241	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW45	338	20,0°C	20,0	2,90	3,56	1	8,2	-4,0	1,188	-1,09	-39
1	DWT	338	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
0	SW45	341	20,0°C	20,0	7,30	3,56	1	23,9	-4,0	1,188	-3,15	-113
1	DWT	341	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											2704	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											2116	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											-1,15	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											5543	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											5543	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											163,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											9,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											75,11	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											58,78	
Kondygnacja: PARTER Parter												
Powierzchnia i kubatura:		$A_h = 810,6 \text{ m}^2$		$V_h = 2407,5 \text{ m}^3$								
Rzędna i wysokości:		$L_f = 0,00 \text{ m}$		$H = 3,20 \text{ m}$			$H_i = 2,97 \text{ m}$					
Liczba wymian pow. N: 1,3 1/h		$V_v: 3122,9 \text{ m}^3/\text{h}$			$\theta_v: -3,6 \text{ }^\circ\text{C}$							
Projektowe straty ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											31376	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											25490	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ , [W]:											56866	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ_{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											56866	
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do powierzchni $\Phi_{HL,A}$, [W/m ²]:											70,2	
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											23,6	
Pomieszczenie: 1 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 5689 \text{ W}$ Hall												
Powierzchnia i kubatura:		$A = 104,20 \text{ m}^2$		$V = 309,5 \text{ m}^3$								
Rzędna i wysokość:		$L_f = 0,00$		$H_i = 2,97 \text{ m}$								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia			Indywidualna reg.					
Parametry osłabienia:		$T_h = 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$			$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$					
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min} = 0,75 \text{ 1/h}$		$V_{min} = 232,1 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{m, infv} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{su, min} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{ex, min} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$								

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze wentylacyjne:		n= 0,8 1/h	V _v = 232,1 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:1												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NE	T= -20,0°C	-20,0	5,40	3,20	1	17,4	40,0	0,918	16,00	640
1	OZP	NE	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	7,30	3,20	1	23,9	40,0	0,918	21,91	877
1	OZP	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	PG		T= 2,0°C	2,0	135,00		1	130,9	18,0	0,203	11,93	477
0	SW45		3 19,6°C	19,6	1,40	3,20	1	2,4	0,4	1,188	0,00	0
1	DWT		3 19,6°C	19,6	1,00	2,10	1	2,1	0,4	2,600	0,00	0
0	SW15		5 19,6°C	19,6	2,00	3,20	1	4,3	0,4	2,040	0,00	0
1	DWT		5 19,6°C	19,6	1,00	2,10	1	2,1	0,4	2,600	0,00	0
0	SW60		39 20,0°C	20,0	1,60	3,20	1	5,1	0,0	0,989	0,00	0
0	STMP		102 24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												2533
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												3157
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												5689
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												5689
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												54,6
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												18,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												63,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												78,92
Pomieszczenie: 2 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1011 W Pom. socj.												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,30 m ²	V= 30,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 30,6 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 30,6 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:2												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T

Wyniki - Pomieszczenia

			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,50	3,20	1	9,8	40,0	0,918	9,03	361
1	 OZP	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 SW15GK		 3	19,6°C	19,6	3,00	3,20	1	9,6	0,4	0,329	0,00	0
0	 PG		 T=	2,0°C	2,0	12,00		1	10,8	18,0	0,205	1,00	40
0	 STMP		 107	24,0°C	24,0	3,50		1	3,5	-4,0	0,678	-0,24	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												595	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												416	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1011	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1011	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												98,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												33,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												14,87	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												10,40	
Pomieszczenie: 3 θ_i = 19,6 °C Φ_{HL} = 0 W Pom. gosp.													
Powierzchnia i kubatura:		A= 1,90 m ²	V= 5,6 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. gosp.											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:3													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 2	20,0°C	20,0	3,00	3,20	1	9,6	-0,4	0,329	-0,04	-1
0	 SW15GK		 4	20,0°C	20,0	1,60	3,20	1	5,1	-0,4	0,329	-0,02	-1
0	 SW45		 1	20,0°C	20,0	1,40	3,20	1	2,4	-0,4	1,188	-0,03	-1
1	 DWT		 1	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-0,4	2,600	-0,06	-2
0	 PG		 T=	2,2°C	2,2	2,50		1	2,5	17,3	0,203	0,22	9
0	 STMP		 107	24,0°C	24,0	1,00		1	1,0	-4,4	0,678	-0,08	-3
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	

Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												0	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												0,0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 4 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1065$ W Gabinet													
Powierzchnia i kubatura:		A= 12,70 m ²		V= 37,7 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h		V _{min} = 37,7 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 37,7 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:4													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T=	-20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	8,5	40,0	0,918	7,79	312
1	OZP	SE	T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW15GK		5	19,6°C	19,6	3,20	3,20	1	10,2	0,4	0,329	0,00	0
0	SW15GK		3	19,6°C	19,6	1,60	3,20	1	5,1	0,4	0,329	0,00	0
0	PG		T=	2,0°C	2,0	14,00		1	13,0	18,0	0,203	1,18	47
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												552	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												513	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												1065	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1065	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												83,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												28,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,81	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												12,82	
Pomieszczenie: 5 $\theta_i = 19,6$ °C $\Phi_{HL} = 0$ W Pom. gosp.													
Powierzchnia i kubatura:		A= 1,80 m ²		V= 5,3 m ³									









Wyniki - Pomieszczenia

Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. gosp.											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:5												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		4 20,0°C	20,0	3,20	3,20	1	10,2	-0,4	0,329	-0,03	-1
0	SW25		6 20,0°C	20,0	1,10	3,20	1	3,5	-0,4	1,610	-0,05	-2
0	SW15		1 20,0°C	20,0	2,00	3,20	1	4,3	-0,4	2,040	-0,08	-3
1	DWT		1 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-0,4	2,600	-0,05	-2
0	PG		T= 2,2°C	2,2	2,50		1	2,5	17,4	0,203	0,22	9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-0,0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 6 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1440 W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:		A= 18,50 m ²	V= 54,9 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 54,9 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 54,9 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:6												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2\cdot\text{K}$	W/K	W
0	SZ	SE	T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	3,90	3,20	1	11,2	40,0	0,918	10,28	411
1	OZP	SE	T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW25		5 $19,6^{\circ}\text{C}$	19,6	1,10	3,20	1	3,5	0,4	1,610	0,00	0
0	PG		T= $2,0^{\circ}\text{C}$	2,0	20,00		1	18,7	18,0	0,203	1,70	68
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												692
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												747
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												1440
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1440
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²):												77,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³):												26,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												17,31
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												18,68
Pomieszczenie: 7 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1782 \text{ W}$ Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 22,50 \text{ m}^2$	$V= 66,8 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f= 0,00$	$H_i= 2,97 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 1,00 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 66,8 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 66,8 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:7												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2\cdot\text{K}$	W/K	W
0	SZ	SE	T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	4,70	3,20	1	11,9	40,0	0,918	10,90	436
1	OZP	SE	T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	PG		T= $2,0^{\circ}\text{C}$	2,0	25,00		1	23,4	18,0	0,203	2,14	85
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												873
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												909

Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1782	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1782	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												79,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												26,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												21,82	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												22,72	
Pomieszczenie: 8 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1365$ W Gabinet													
Powierzchnia i kubatura:	A= 17,10 m ²	V= 50,8 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 50,8 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 50,8 m ³ /h										θ_v = -20,0 °C	
Przegrody w pomieszczeniu:8													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,90	3,20	1	11,2	40,0	0,918	10,28	411
1	 OZP	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 PG		 T=	2,0°C	2,0	18,50		1	17,2	18,0	0,203	1,57	63
0	 STMP		 115	24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												675	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												691	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1365	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1365	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												79,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												26,9	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												16,87	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												17,27	
Pomieszczenie: 9 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 2105$ W Gabinet													
Powierzchnia i kubatura:	A= 25,90 m ²	V= 76,9 m ³											

Wyniki - Pomieszczenia

Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 76,9 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 76,9 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:9												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	5,80	3,20	1	17,6	40,0	0,918	16,20	648
1	OZP	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW60		10 16,0°C	16,0	5,50	3,20	1	17,6	4,0	0,989	1,74	70
0	PG		T= 2,0°C	2,0	28,00		1	26,1	18,0	0,203	2,38	95
0	STMP		116 24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												1059
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												1046
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												2105
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												2105
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												81,3
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												27,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												26,47
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												26,15
Pomieszczenie: 10 θ _i = 16,0 °C Φ _{HL} = 950 W Przedsionek												
Powierzchnia i kubatura:		A= 12,00 m ²	V= 35,6 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,50 1/h	V _{min} = 53,5 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										





Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,5 \text{ 1/h}$	$V_v= 53,5 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:10												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SZ	SE	T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	3,20	3,20	1	7,9	36,0	0,918	7,21	260
1	DZ	SE	T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,50	2,00	1	3,0	36,0	1,300	3,90	140
0	SW60		12 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	2,30	3,20	1	7,4	-4,0	0,989	-0,81	-29
0	SW60		11 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	3,20	3,20	1	9,0	-4,0	0,989	-0,99	-36
1	OW		11 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	1,40	0,90	1	1,3	-4,0	3,500	-0,49	-18
0	SW60		23 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	3,20	3,20	1	6,2	-4,0	0,989	-0,69	-25
1	DW		23 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	2,00	2,00	1	4,0	-4,0	2,600	-1,16	-42
0	SW60		9 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	5,50	3,20	1	17,6	-4,0	0,989	-1,93	-70
0	PG		T= $3,8^{\circ}\text{C}$	$3,8$	14,00		1	12,9	12,2	0,203	0,89	32
0	STMP		119 $20,0^{\circ}\text{C}$	$20,0$	14,00		1	14,0	-4,0	0,678	-1,05	-38
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												295
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												654
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												950
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												950
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m^2]:												79,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m^3]:												26,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,20
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												18,18
Pomieszczenie: 11 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 137 \text{ W}$ Portiernia												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 11,20 \text{ m}^2$	$V= 33,3 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f= 0,00$	$H_i= 2,97 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 16,6 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= 16,6 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= 30,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 0,9 \text{ 1/h}$	$V_v= 30,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= 16,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:11												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T

Wyniki - Pomieszczenia

			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW60	10	16,0°C	16,0	3,20	3,20	1	9,0	4,0	0,989	0,89	36
1	OW	10	16,0°C	16,0	1,40	0,90	1	1,3	4,0	3,500	0,44	18
0	PG	T=	2,0°C	2,0	13,00		1	13,0	18,0	0,203	1,19	47
0	STMP	122	24,0°C	24,0	1,50		1	1,5	-4,0	0,678	-0,10	-4
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												97
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												41
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												137
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												137
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												12,3
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												4,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												2,41
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,02
Pomieszczenie: 12 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1391 W Zapł. socj. portierni												
Powierzchnia i kubatura:		A= 11,90 m ²	V= 35,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,c} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 17,7 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 30,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 17,7 m ³ /h	V _{ex} = 30,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,8 1/h	V _v = 30,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:12												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	5,80	3,20	1	17,6	40,0	0,918	16,20	648
1	OZP	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW60		10 16,0°C	16,0	2,30	3,20	1	7,4	4,0	0,989	0,73	29
0	PG		T= 2,0°C	2,0	13,50		1	11,6	18,0	0,228	1,18	47
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												983
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												408
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1391
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1391











Wyniki - Pomieszczenia











Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												116,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												39,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												24,57
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												10,20
Pomieszczenie: 13 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 6$ W WC												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,30 m ²	V= 9,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: WC											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 4,9 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = 30,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 5,1 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h										θ_v = 20,0 °C
Przegrody w pomieszczeniu:13												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 PG		 T= 2,0 °C	2,0	4,00		1	4,0	18,0	0,203	0,36	15
0	 STMP		 122 24,0 °C	24,0	3,00		1	3,0	-4,0	0,678	-0,20	-8
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												6
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												6
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												2,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												0,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,16
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 14 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1161$ W Prac. krawiecka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,10 m ²	V= 44,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²

Wyniki - Pomieszczenia













System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 1,00$ 1/h		$V_{min}= 44,8$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 1,0$ 1/h		$V_v= 44,8$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:14												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	8,5	40,0	0,918	7,79	312
1	OZP	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	PG		T= 2,0°C	2,0	17,00		1	16,0	18,0	0,203	1,46	58
0	STMP		124 24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												551
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												610
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1161
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1161
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												76,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												25,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,78
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												15,25
Pomieszczenie: 15 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1188$ W Pok. biurowy												
Powierzchnia i kubatura:		A= 15,10 m ²		V= 44,8 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Biuro										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 1,00$ 1/h		$V_{min}= 44,8$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 1,0$ 1/h		$V_v= 44,8$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:15												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	3,20	3,20	1	8,8	40,0	0,918	8,10	324

Wyniki - Pomieszczenia

1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0			 T=	2,0°C	2,0	17,00		1	15,9	18,0	0,203	1,45	58
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													578
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													610
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1188
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1188
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													78,7
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													26,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													14,45
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													15,25
Pomieszczenie: 16 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1155 W Pok. biurowy													
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,70 m ²			V= 43,7 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00			H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Biuro											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny			Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika			n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne			Bez osłabienia			Indywidualna reg.					
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h			$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K			f_{RH} = 0,0 W/m ²					
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h			V _{min} = 43,7 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h			V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h			V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h			V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h			V _v = 43,7 m ³ /h			θ_v = -20,0 °C					
Przegrody w pomieszczeniu:16													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	8,5	40,0	0,918	7,79	312
1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0			 T=	2,0°C	2,0	16,50		1	15,5	18,0	0,203	1,41	56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													562
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													594
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1155
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1155
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													78,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													26,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													14,04
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													14,84

Pomieszczenie: 17 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1174 \text{ W}$ Pok. biurowy												
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,60 m ²	V= 43,4 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Biuro										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 43,4 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infr} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infr} = 45,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 43,4 m ³ /h	V _{ex} = 45,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 45,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:17												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,10	3,20	1	8,5	40,0	0,918	7,79	312
1	 OZP	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 SW25		 19 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	2,00	3,20	1	4,3	0,0	1,610	0,00	0
1	 DWT		 19 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 PG		 T= 2,0 $^{\circ}\text{C}$	2,0	16,50		1	15,5	18,0	0,203	1,41	56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												562
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												612
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1174
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1174
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												80,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												27,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												14,04
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												15,30
Pomieszczenie: 18 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 950 \text{ W}$ Pok. biurowy												
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,20 m ²	V= 27,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Biuro										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										

Wyniki - Pomieszczenia















Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 1,00$ 1/h	$V_{\min} = 27,3$ m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0$ m ³ /h	$V_{\text{m,infv}} = 30,0$ m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su,min}} =$ m ³ /h	$V_{\text{su}} =$ m ³ /h											
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex,min}} = 27,3$ m ³ /h	$V_{\text{ex}} = 30,0$ m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	$n = 1,1$ 1/h	$V_v = 30,0$ m ³ /h	$\theta_v = -20,0$ °C										
Przegrody w pomieszczeniu:18													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	8,5	40,0	0,918	7,79	312	
1	 OZP	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73	
0	 SW15		 19 20,0°C	20,0	3,20	3,20	1	10,2	0,0	2,040	0,00	0	
0	 PG		 T= 2,0°C	2,0	11,00		1	10,0	18,0	0,203	0,91	36	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												542	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												408	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												950	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												950	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												103,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												34,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,54	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												10,20	
Pomieszczenie: 19 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -43$ W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:	$A = 7,30$ m ²	$V = 21,7$ m ³											
Rzędna i wysokość:	$L_f = 0,00$	$H_i = 2,97$ m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0$ 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5$ h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K	$f_{RH} = 0,0$ W/m ²										
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 0,50$ 1/h	$V_{\min} = 10,8$ m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0$ m ³ /h	$V_{\text{m,infv}} = 0,0$ m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su,min}} =$ m ³ /h	$V_{\text{su}} =$ m ³ /h											
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex,min}} = 10,8$ m ³ /h	$V_{\text{ex}} = 50,0$ m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	$n = 2,3$ 1/h	$V_v = 50,0$ m ³ /h	$\theta_v = 20,0$ °C										
Przegrody w pomieszczeniu:19													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SW15		 18 20,0°C	20,0	3,20	3,20	1	10,2	0,0	2,040	0,00	0	
0	 SW25		 17 20,0°C	20,0	2,00	3,20	1	4,3	0,0	1,610	0,00	0	

Wyniki - Pomieszczenia

1	DWT		17	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		20	20,0°C	20,0	1,00	3,20	1	1,1	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		20	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		21	24,0°C	24,0	2,50	3,20	1	5,9	-4,0	2,040	-1,20	-48
1	DWT		21	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SW15		23	20,0°C	20,0	4,00	3,20	1	10,7	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		23	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	PG		T=	2,0°C	2,0	8,50		1	8,5	18,0	0,203	0,78	3
0	STMP		131	24,0°C	24,0	1,50		1	1,5	-4,0	0,678	-0,10	-4
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													-43
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													-43
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													-43
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													-5,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													-2,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													-1,08
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00
Pomieszczenie: 20 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 814 W Pok. biurowy													
Powierzchnia i kubatura:		A= 8,40 m ²		V= 24,9 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Biuro											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 l/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, c}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 l/h		V _{min} = 24,9 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 25,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 24,9 m ³ /h		V _{ex} = 25,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 l/h		V _v = 25,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:20													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T=	-20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	8,5	40,0	0,918	7,79	312
1	OZP	SE	T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW15		21	24,0°C	24,0	2,50	3,20	1	8,0	-4,0	2,040	-1,63	-65
0	SW15		19	20,0°C	20,0	1,00	3,20	1	1,1	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		19	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	PG		T=	2,0°C	2,0	10,00		1	9,0	18,0	0,209	0,84	34

Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												474
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												340
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												814
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												814
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												96,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												32,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,84
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												8,50
Pomieszczenie: 21 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 334$ W Sanitariat												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,10 m ²	V= 12,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,1 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,1 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:21												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15		20 20,0°C	20,0	2,50	3,20	1	8,0	4,0	2,040	1,48	65
0	SW25		22 20,0°C	20,0	2,40	3,20	1	7,7	4,0	1,610	1,12	49
0	SW15		23 20,0°C	20,0	2,20	3,20	1	7,0	4,0	2,040	1,31	57
0	SW15		19 20,0°C	20,0	2,50	3,20	1	5,9	4,0	2,040	1,09	48
1	DWT		19 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	PG		T= 0,2°C	0,2	5,00		1	5,0	23,8	0,203	0,55	24
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												266
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												334
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												334
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												81,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												27,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												6,05

Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 22 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2254\text{ W}$ Sala wielofunkcyjna												
Powierzchnia i kubatura:	A= 36,90 m ²	V= 109,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:22												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	7,60	3,20	1	24,9	40,0	0,918	22,85	914
1	 OZP	SE	 T=	-20,0°C	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 SZ	SW	 T=	-20,0°C	5,80	3,20	1	18,8	40,0	0,918	17,24	690
1	 OZP	SW	 T=	-20,0°C	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 SW25		 21	24,0°C	2,40	3,20	1	7,7	-4,0	1,610	-1,24	-49
0	 PG		 T=	2,0°C	43,00		1	38,6	18,0	0,206	3,57	143
0	 STMP		 136	24,0°C	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											2254	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _v , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _v)·f _h , [W]:											2254	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											2254	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											61,1	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											20,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											56,36	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 23 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2554\text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 83,80 m ²	V= 248,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										

















Wyniki - Pomieszczenia

Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 124,4 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,5 1/h	V _v = 124,4 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:23												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,20	1	5,4	40,0	0,918	4,98	199
1	OZP	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW60		200 16,0°C	16,0	3,90	3,20	1	6,3	4,0	0,989	0,62	25
1	DW		200 16,0°C	16,0	3,10	2,00	1	6,2	4,0	2,600	1,61	64
0	SW60		28 24,0°C	24,0	2,80	3,20	1	9,0	-4,0	0,989	-0,89	-35
0	SW60		10 16,0°C	16,0	3,20	3,20	1	6,2	4,0	0,989	0,62	25
1	DW		10 16,0°C	16,0	2,00	2,00	1	4,0	4,0	2,600	1,04	42
0	SW15		19 20,0°C	20,0	4,00	3,20	1	10,7	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		19 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		21 24,0°C	24,0	2,20	3,20	1	7,0	-4,0	2,040	-1,44	-57
0	SW60		31 24,0°C	24,0	2,20	3,20	1	7,0	-4,0	0,989	-0,70	-28
0	SW60		33 24,0°C	24,0	2,20	3,20	1	7,0	-4,0	0,989	-0,70	-28
0	SW60		34 24,0°C	24,0	2,20	3,20	1	7,0	-4,0	0,989	-0,70	-28
0	SW60		37 12,0°C	12,0	3,10	3,20	1	6,7	8,0	0,989	1,33	53
1	DW		37 12,0°C	12,0	1,60	2,00	1	3,2	8,0	2,600	1,66	67
0	STPI		018 16,0°C	16,0	8,90		1	8,9	4,0	0,804	0,72	29
0	PG		T= 2,0°C	2,0	100,00		1	99,3	18,0	0,203	9,05	362
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												861
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												1692
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												2554
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												2554
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												30,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												10,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												21,53
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												42,31
Pomieszczenie: 24 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 226 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²		V= 11,3 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00		H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,6 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 5,6 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 8,9 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:24													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	SZ	SE	T=-20,0°C	-20,0	1,70	3,20	1	3,4	40,0	0,918	3,13	125	
1	OZP	SE	T=-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73	
0	SW15		25 24,0°C	24,0	2,80	3,20	1	6,9	-4,0	2,040	-1,40	-56	
1	DWT		25 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22	
0	SW15		27 20,0°C	20,0	1,80	3,20	1	3,7	0,0	2,040	0,00	0	
1	DWT		27 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0	
0	SW45		200 16,0°C	16,0	2,80	3,20	1	9,0	4,0	1,188	1,06	43	
0	STPI		027 16,0°C	16,0	5,20		1	5,2	4,0	0,804	0,42	17	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											226		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											0		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											226		
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											226		
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:											59,4		
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:											20,0		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											5,65		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											0,00		
Pomieszczenie: 25 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 672 W WC D+M+N													
Powierzchnia i kubatura:		A= 5,20 m ²	V= 15,4 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 7,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										











Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 6,5 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:25												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,20	1	7,0	44,0	0,918	6,47	284
0	 SW15		 26 20,0°C	20,0	2,90	3,20	1	9,3	4,0	2,040	1,72	76
0	 SW15		 27 20,0°C	20,0	2,20	3,20	1	7,0	4,0	2,040	1,31	57
0	 SW15		 24 20,0°C	20,0	2,80	3,20	1	6,9	4,0	2,040	1,27	56
1	 DWT		 24 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STPI		 027 16,0°C	16,0	6,30		1	6,3	8,0	0,804	0,92	41
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												536
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												672
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												672
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												129,2
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												43,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												12,18
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												3,09
Pomieszczenie: 26 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 604 W Zaplecze sali												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,20 m ²	V= 12,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,2 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 6,2 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 8,0 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:26												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	2,10	3,20	1	7,8	40,0	0,918	7,16	286
0	 SZ	SW	 T= -20,0°C	-20,0	2,90	3,20	1	10,4	40,0	0,918	9,51	380

Wyniki - Pomieszczenia

0	SW15		27	20,0°C	20,0	2,10	3,20	1	4,6	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		27	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		25	24,0°C	24,0	2,90	3,20	1	9,3	-4,0	2,040	-1,89	-76
0	STPI		027	16,0°C	16,0	6,00		1	6,0	4,0	0,804	0,48	19
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												604	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												604	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												604	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												143,7	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												48,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												15,09	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 27 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1930 W Sala konferencyjna													
Powierzchnia i kubatura:		A= 38,10 m ²		V= 113,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 56,6 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = 56,6 m ³ /h		V _{su} = 600,0 m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 56,6 m ³ /h		V _{ex} = 600,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 5,3 1/h		V _v = 600,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:27													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SW	T=	-20,0°C	-20,0	7,20	3,20	1	20,0	40,0	0,918	18,41	736
1	OZP	SW	T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	SZ	NW	T=	-20,0°C	-20,0	6,20	3,20	1	20,9	40,0	0,918	19,21	768
0	SW45		200	16,0°C	16,0	7,20	3,20	1	23,0	4,0	1,188	2,74	109
0	SW15		24	20,0°C	20,0	1,80	3,20	1	3,7	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		24	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		25	24,0°C	24,0	2,20	3,20	1	7,0	-4,0	2,040	-1,44	-57
0	SW15		26	20,0°C	20,0	2,10	3,20	1	4,6	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		26	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	STPI		027	16,0°C	16,0	43,90		1	43,9	4,0	0,804	3,53	141
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1930	

















Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1930	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1930	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												50,7	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												17,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												48,25	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 28 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 359$ W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,20 m ²		V= 15,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00		H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		v _{min} = 7,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	v _{infv} = 0,0 m ³ /h		v _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	v _{su,min} = m ³ /h		v _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	v _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		v _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 3,2 1/h		v _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:28													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW60		 23	20,0°C	20,0	2,80	3,20	1	9,0	4,0	0,989	0,81	35
0	 SW60		 200	16,0°C	16,0	2,60	3,20	1	8,3	8,0	0,989	1,50	66
0	 SW15		 29	20,0°C	20,0	5,30	3,20	1	14,9	4,0	2,040	2,76	121
1	 DWT		 29	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STPI		 022	16,0°C	16,0	7,30		1	7,3	8,0	0,804	1,07	47
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												291	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												359	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												359	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												69,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												23,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												6,62	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	

Wyniki - Pomieszczenia

Pomieszczenie: 29 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1921\text{ W}$ Pokój gościnny												
Powierzchnia i kubatura:	A= 25,70 m ²	V= 76,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 38,2 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 80,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = 38,2 m ³ /h	V _{ex} = 80,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 80,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:29												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	6,40	3,20	1	16,4	40,0	0,918	15,07	603
1	OZP	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	SW60		200 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	3,10	3,20	1	9,9	4,0	0,989	0,98	39
0	SW15		28 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	5,30	3,20	1	14,9	-4,0	2,040	-3,03	-121
1	DWT		28 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	STPI		018 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	13,00		1	13,0	4,0	0,804	1,05	42
0	STPI		021 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	11,40		1	11,4	4,0	0,804	0,92	37
0	STPI		022 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	5,10		1	5,1	4,0	0,804	0,41	16
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												833
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												1088
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												1921
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1921
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												74,7
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												25,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												20,81
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												27,20
Pomieszczenie: 30 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1863\text{ W}$ Pokój gościnny												
Powierzchnia i kubatura:	A= 25,70 m ²	V= 76,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 38,2 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 80,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 38,2 m ³ /h	V _{ex} = 80,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 80,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:30												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	6,30	3,20	1	16,1	40,0	0,918	14,78	591
1	 OZP	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	 SW15		 31 24,0°C	24,0	4,40	3,20	1	12,0	-4,0	2,040	-2,44	-98
1	 DWT		 31 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	 STPI		 018 16,0°C	16,0	12,50		1	12,5	4,0	0,804	1,01	40
0	 STPI		 019 16,5°C	16,5	6,60		1	6,6	3,5	0,804	0,00	0
0	 STPI		 020 16,0°C	16,0	11,40		1	11,4	4,0	0,804	0,92	37
0	 STMP		 145 24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												775
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												1088
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1863
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1863
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²):												72,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³):												24,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												19,37
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												27,20
Pomieszczenie: 31 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 302 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 11,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja:	Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,6 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:31

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15		30 20,0°C	20,0	4,40	3,20	1	12,0	4,0	2,040	2,22	98
1	DWT		30 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		32 20,0°C	20,0	2,20	3,20	1	7,0	4,0	2,040	1,31	57
0	SW60		23 20,0°C	20,0	2,20	3,20	1	7,0	4,0	0,989	0,63	28
0	STPI		019 16,5°C	16,5	4,80		1	4,8	7,5	0,804	0,66	29













Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 234Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 68Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 302Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 302Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,\epsilon}$, [W/m²]: 79,4Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]: 26,7Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 5,31Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 1,55Pomieszczenie: 32 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1752$ W Pokój gościnny

Powierzchnia i kubatura:	A= 26,10 m ²	V= 77,5 m ³
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K f_{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna	
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 38,8 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:	V _{infr} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infr} = 80,0 m ³ /h
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 38,8 m ³ /h	V _{ex} = 80,0 m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 80,0 m ³ /h θ_v = -20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu:32

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	6,30	3,20	1	16,1	40,0	0,918	14,78	591
1	OZP	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	SW15		33 24,0°C	24,0	4,40	3,20	1	12,0	-4,0	2,040	-2,44	-98
1	DWT		33 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SW15		31 24,0°C	24,0	2,20	3,20	1	7,0	-4,0	2,040	-1,44	-57
0	STPI		017 24,0°C	24,0	9,10		1	9,1	-4,0	0,804	-0,73	-29

Wyniki - Pomieszczenia

0		018	16,0°C	16,0	12,50	1	12,5	4,0	0,804	1,01	40	
0		019	16,5°C	16,5	9,00	1	9,0	3,5	0,804	0,00	0	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:										664		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:										1088		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :										1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:										1752		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:										0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:										1752		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:										67,1		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:										22,6		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:										16,59		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:										27,20		
Pomieszczenie: 33 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 228 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²		V= 11,3 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 5,6 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,4 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:33												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0			 32 20,0°C	20,0	4,40	3,20	1	12,0	4,0	2,040	2,22	98
1			 32 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0			 23 20,0°C	20,0	2,20	3,20	1	7,0	4,0	0,989	0,63	28
0			 017 24,0°C	24,0	4,80		1	4,8	0,0	0,804	0,00	0
0			 151 20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:										160		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:										68		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :										1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:										228		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:										0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:										228		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:										59,9		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:										20,2		

Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												3,63	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 34 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 227$ W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²		V= 11,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00		H _i = 2,97 m										
Kondygnacja:	Piętro Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 5,6 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,4 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:34													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15		35	20,0°C	20,0	4,40	3,20	1	12,0	4,0	2,040	2,22	98
1	DWT		35	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW60		23	20,0°C	20,0	2,20	3,20	1	7,0	4,0	0,989	0,63	28
0	STPI		016	20,0°C	20,0	3,60		1	3,6	4,0	0,804	0,26	12
0	STPI		017	24,0°C	24,0	1,20		1	1,2	0,0	0,804	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												159	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												227	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												227	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												59,8	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												20,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												3,61	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 35 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1616$ W Pokój gościnny													
Powierzchnia i kubatura:	A= 24,70 m ²		V= 73,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00		H _i = 2,97 m										
Kondygnacja:	Piętro Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								





























Wyniki - Pomieszczenia

Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 36,7 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = 60,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = 36,7 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = 60,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,8 \text{ 1/h}$	$V_v = 60,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:35												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SZ	NW	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	6,10	3,20	1	15,5	40,0	0,918	14,19	568
1	OZP	NW	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	SWZ		T= $16,0^\circ\text{C}$	$16,0$	2,20	3,20	1	7,0	4,0	2,728	1,92	77
0	SW15		34 $24,0^\circ\text{C}$	$24,0$	4,40	3,20	1	12,0	-4,0	2,040	-2,44	-98
1	DWT		34 $24,0^\circ\text{C}$	$24,0$	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	STPI		015 $16,3^\circ\text{C}$	$16,3$	10,30		1	10,3	3,7	0,804	0,00	0
0	STPI		016 $20,0^\circ\text{C}$	$20,0$	7,00		1	7,0	0,0	0,804	0,00	0
0	STPI		017 $24,0^\circ\text{C}$	$24,0$	0,80		1	0,8	-4,0	0,804	-0,06	-3
0	STPI		018 $16,0^\circ\text{C}$	$16,0$	12,20		1	12,2	4,0	0,804	0,98	39
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												800
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												816
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												1616
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1616
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m^2]:												65,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m^3]:												22,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												20,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												20,40
Pomieszczenie: 36 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 863 \text{ W}$ Pokój do pracy												
Powierzchnia i kubatura:	$A = 7,60 \text{ m}^2$	$V = 22,6 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f = 0,00$	$H_i = 2,97 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 11,3 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = 20,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = 11,3 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = 20,0 \text{ m}^3/\text{h}$										





















Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:36												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	2,80	3,20	1	7,4	40,0	0,918	6,76	270
1	OZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,00	1,60	1	1,6	40,0	0,900	1,44	58
0	SW60		37 12,0°C	12,0	2,60	3,20	1	8,3	8,0	0,989	1,65	66
0	SWZ		T= 16,0°C	16,0	2,50	3,20	1	8,0	4,0	2,728	2,18	87
0	STPI		014 16,0°C	16,0	4,10		1	4,1	4,0	0,804	0,00	0
0	STPI		018 16,0°C	16,0	5,70		1	5,7	4,0	0,804	0,46	18
0	STZ		T= -20,0°C	-20,0	2,00		1	2,0	40,0	0,624	1,25	50
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												591
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												863
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												863
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												113,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												38,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												14,77
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 37 θ _i = 12,0 °C Φ _{HL} = 309 W Przedsionek												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,30 m ²	V= 12,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,4 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,5 1/h	V _v = 6,4 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:37												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	7,1	32,0	0,918	6,54	209
1	DZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,40	2,00	1	2,8	32,0	1,300	3,64	116
0	SW60		38 20,0°C	20,0	2,70	3,20	1	8,6	-8,0	0,989	-2,14	-68

Wyniki - Pomieszczenia

0	 SW60		 23	20,0°C	20,0	3,10	3,20	1	6,7	-8,0	0,989	-1,66	-53
1	 DW		 23	20,0°C	20,0	1,60	2,00	1	3,2	-8,0	2,600	-2,08	-67
0	 SW60		 36	20,0°C	20,0	2,60	3,20	1	8,3	-8,0	0,989	-2,06	-66
0	 STPI		 018	16,0°C	16,0	7,40		1	7,4	-4,0	0,804	-0,74	-24
0	 STZ		 T=	-20,0°C	-20,0	7,40		1	7,4	32,0	0,624	4,61	148
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													239
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													69
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													309
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													309
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													71,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													24,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													7,47
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													2,17
Pomieszczenie: 38 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1767 W Gabinet													
Powierzchnia i kubatura:		A= 20,40 m ²	V= 60,6 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,c}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 60,6 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 60,6 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:38													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 STPI		 09	11,9°C	11,9	3,20		1	3,2	8,1	0,804	0,52	21
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	5,90	3,20	1	14,8	40,0	0,918	13,60	544
1	 OZP	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,24	1,64	2	4,1	40,0	0,900	3,66	146
0	 SW15GK		 39	20,0°C	20,0	4,30	3,20	1	11,7	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 39	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 SW60		 37	12,0°C	12,0	2,70	3,20	1	8,6	8,0	0,989	1,71	68
0	 STPI		 013	12,3°C	12,3	8,80		1	8,8	7,7	0,804	1,35	54
0	 STPI		 018	16,0°C	16,0	5,40		1	5,4	4,0	0,804	0,43	17
0	 STMP		 156	20,0°C	20,0	3,50		1	3,5	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													943

Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												824	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1767	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1767	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												86,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												29,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												23,59	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												20,60	
Pomieszczenie: 39 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 115$ W Sanitariat													
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,10 m ²		V= 12,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: WC											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,1 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,5 1/h		V _v = 6,1 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:39													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 STPI		 09	11,9°C	11,9	3,00		1	3,0	8,1	0,804	0,49	20
0	 SW15GK		 38	20,0°C	20,0	4,30	3,20	1	11,7	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 38	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 SW15GK		 40	20,0°C	20,0	4,00	3,20	1	10,7	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 40	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 SW60		 1	20,0°C	20,0	1,60	3,20	1	5,1	0,0	0,989	0,00	0
0	 STPI		 013	12,3°C	12,3	2,00		1	2,0	7,7	0,804	0,31	12
0	 STMP		 157	20,0°C	20,0	1,10		1	1,1	0,0	0,678	0,00	0
0	 STMP		 158	20,0°C	20,0	3,80		1	3,8	0,0	0,678	0,00	0
0	 STMP		 160	20,0°C	20,0	0,30		1	0,3	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												32	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												83	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												115	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												115	



















Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												28,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												9,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,80
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												2,07
Pomieszczenie: 40 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 985 W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:		A= 12,30 m ²	V= 36,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00	H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 36,5 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 36,5 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:40												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	2,90	3,20	1	7,2	40,0	0,918	6,66	266
1	OZP	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SW15GK		39 20,0°C	20,0	4,00	3,20	1	10,7	0,0	0,329	0,00	0
1	DWT		39 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	STPI		09 11,9°C	11,9	5,00		1	5,0	8,1	0,804	0,81	33
0	STPI		012 11,0°C	11,0	10,00		1	10,0	9,0	0,804	1,81	72
0	STPI		013 12,3°C	12,3	1,50		1	1,5	7,7	0,804	0,23	9
0	STMP		159 24,0°C	24,0	4,30		1	4,3	-4,0	0,678	-0,29	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												488
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												497
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												985
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												985
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												80,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												27,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,20
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												12,42
Pomieszczenie: 41 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1083 W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:		A= 13,70 m ²	V= 40,7 m ³									















Wyniki - Pomieszczenia

Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 40,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 40,7 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:41												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	■ T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	7,9	40,0	0,918	7,24	290
1	OZP	NW	■ T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	■ STPI		□ 09 11,9°C	11,9	5,70		1	5,7	8,1	0,804	0,93	37
0	■ STPI		□ 012 11,0°C	11,0	11,70		1	11,7	9,0	0,804	2,11	85
0	■ STMP		□ 159 24,0°C	24,0	0,40		1	0,4	-4,0	0,678	-0,03	-1
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												530
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												553
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1083
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1083
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												79,0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												26,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												13,24
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												13,83
Pomieszczenie: 42 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1084 W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:	A= 13,70 m ²	V= 40,7 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 0,00	H _i = 2,97 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,00 1/h	V _{min} = 40,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 40,7 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:42												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	3,10	3,20	1	7,9	40,0	0,918	7,24	290
1	 OZP	NW	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 STPI		 09 $11,9^{\circ}\text{C}$	11,9	5,70		1	5,7	8,1	0,804	0,93	37
0	 STPI		 010 $11,1^{\circ}\text{C}$	11,1	9,50		1	9,5	8,9	0,804	1,70	68
0	 STPI		 012 $11,0^{\circ}\text{C}$	11,0	2,30		1	2,3	9,0	0,804	0,42	17
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												531
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												553
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1084
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1084
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												79,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												26,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,26
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,83
Pomieszczenie: 43 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1068 \text{ W}$ Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 13,70 \text{ m}^2$	$V= 40,7 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f= 0,00$	$H_i= 2,97 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 1,00 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 40,7 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 40,7 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:43												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	3,10	3,20	1	7,9	40,0	0,918	7,24	290
1	 OZP	NW	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 STPI		 08 $11,5^{\circ}\text{C}$	11,5	9,60		1	9,6	8,5	0,804	1,64	66
0	 STPI		 09 $11,9^{\circ}\text{C}$	11,9	5,70		1	5,7	8,1	0,804	0,93	37













Wyniki - Pomieszczenia

0		010	11,1°C	11,1	2,00	1	2,0	8,9	0,804	0,36	14	
0		164	24,0°C	24,0	4,20	1	4,2	-4,0	0,678	-0,28	-11	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											515	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											553	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											1068	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											1068	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											77,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											26,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											12,86	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											13,83	
Pomieszczenie: 44 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1036 W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:		A= 13,20 m ²		V= 39,2 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h		V _{min} = 39,2 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 39,2 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:44												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	7,9	40,0	0,918	7,24	290
1		NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0			 08 11,5°C	11,5	11,60		1	11,6	8,5	0,804	1,98	79
0			 09 11,9°C	11,9	4,90		1	4,9	8,1	0,804	0,80	32
0			 164 24,0°C	24,0	0,70		1	0,7	-4,0	0,678	-0,05	-2
0			 167 24,0°C	24,0	5,50		1	5,5	-4,0	0,678	-0,37	-15
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											503	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											533	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											1036	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											1036	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											78,5	

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]:												26,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,58
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,33
Pomieszczenie: 45 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1103$ W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,20 m²		V= 42,2 m³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K		f _{RH} = 0,0 W/m²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h		V _{min} = 42,2 m³/h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m³/h		V _{m,infv} = m³/h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m³/h		V _{su} = m³/h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m³/h		V _{ex} = m³/h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 42,2 m³/h		$\theta_v = -20,0$ °C						
Przegrody w pomieszczeniu:45												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m²	m	Szt.	m²	K	W/m²·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,20	1	7,9	40,0	0,918	7,24	290
1	OZP	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	STPI		08 11,5°C	11,5	11,50		1	11,5	8,5	0,804	1,96	78
0	STPI		09 11,9°C	11,9	6,50		1	6,5	8,1	0,804	1,06	42
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												530
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												574
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1103
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1103
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m²]:												77,7
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]:												26,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,25
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												14,34
Pomieszczenie: 46 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1328$ W Gabinet												
Powierzchnia i kubatura:		A= 16,50 m²		V= 49,0 m³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 1,00 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 49,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 1,0 \text{ 1/h}$	$V_v = 49,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:46												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	3,70	3,20	1	9,8	40,0	0,918	9,01	360
1	 OZP	NW	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	 SW50		 100 16,0 $^\circ\text{C}$	16,0	5,70	3,20	1	18,2	4,0	1,119	2,04	82
0	 STPI		 07 16,0 $^\circ\text{C}$	16,0	12,20		1	12,2	4,0	0,804	0,98	39
0	 STPI		 08 11,5 $^\circ\text{C}$	11,5	2,30		1	2,3	8,5	0,804	0,39	16
0	 STPI		 09 11,9 $^\circ\text{C}$	11,9	7,00		1	7,0	8,1	0,804	1,14	46
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												662
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												666
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1328
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1328
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												80,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												27,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												16,54
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												16,66
Pomieszczenie: 47 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1107 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	$A = 6,90 \text{ m}^2$	$V = 20,5 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f = 0,00$	$H_i = 2,97 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 1,00 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 20,5 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 1,0 \text{ 1/h}$	$V_v = 20,5 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:47												



















Wyniki - Pomieszczenia

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,80	3,20	1	3,1	40,0	0,918	2,84	113
1	OZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,00	1,60	1	1,6	40,0	0,900	1,44	58
0	SZ	NE	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,20	1	4,5	40,0	0,918	4,12	165
1	DZ	NE	T= -20,0°C	-20,0	1,20	2,30	1	2,8	40,0	1,300	3,59	144
0	SW15		48 20,0°C	20,0	4,90	3,20	1	13,6	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		48 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW45		100 16,0°C	16,0	2,50	3,20	1	8,0	4,0	1,188	0,95	38
0	SW15		100 16,0°C	16,0	4,20	3,20	1	6,6	4,0	2,040	1,35	54
1	DW		100 16,0°C	16,0	3,40	2,00	1	6,8	4,0	2,600	1,77	71
0	STMP		100 16,0°C	16,0	4,40		1	4,4	4,0	0,678	0,30	12
0	STPI		03 12,0°C	12,0	3,80		1	3,8	8,0	0,804	0,61	24
0	STPI		04 12,7°C	12,7	5,10		1	5,1	7,3	0,804	0,75	30
0	STMP		171 24,0°C	24,0	4,70		1	4,7	-4,0	0,678	-0,32	-13
0	STPI		05 13,8°C	13,8	5,70		1	5,7	6,2	0,804	0,72	29
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												829
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												279
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1107
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1107
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												160,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												54,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												20,72
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,97
Pomieszczenie: 48 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 424$ W Rentgen												
Powierzchnia i kubatura:			A= 9,10 m ²		V= 27,0 m ³							
Rzędna i wysokość:			L _f = 0,00		H _i = 2,97 m							
Kondygnacja: Piętro			Typ pomieszczenia: Pokój									
Parametry konstrukcyjne:			Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka							
Stopień szczelności:			Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h							
Ogrzewanie:			Konwekcyjne		Bez osłabienia			Indywidualna reg.				
Parametry osłabienia:			T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²					
System wentylacji:			Indywidualna naturalna									
Wymagania higieniczne:			n _{min} = 0,30 1/h		V _{min} = 8,1 m ³ /h							
Powietrze infiltrujące:			V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h							
Powietrze nawiewane:			V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h							
Powietrze usuwane:			V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h							
Powietrze wentylacyjne:			n= 0,3 1/h		V _v = 8,1 m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:48												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T









Wyniki - Pomieszczenia













			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,10	3,20	1	6,7	40,0	0,918	6,17	247
0	SW15		47 20,0°C	20,0	4,90	3,20	1	13,6	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		47 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15GK		50 20,0°C	20,0	2,10	3,20	1	6,7	0,0	0,329	0,00	0
0	SW15GK		49 20,0°C	20,0	4,90	3,20	1	13,6	0,0	0,329	0,00	0
1	DWT		49 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	STPI		02 11,8°C	11,8	6,30		1	6,3	8,2	0,804	1,04	42
0	STPI		03 12,0°C	12,0	4,90		1	4,9	8,0	0,804	0,79	32
0	STMP		171 24,0°C	24,0	2,10		1	2,1	-4,0	0,678	-0,14	-6
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												314
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												110
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												424
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												424
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												46,6
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												15,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												7,86
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												2,76
Pomieszczenie: 49 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1281 W Rentgen												
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,10 m ²		V= 21,1 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h		V _{min} = 21,1 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 21,1 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:49												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NE	T= -20,0°C	-20,0	4,80	3,20	1	14,4	40,0	0,918	13,22	529
1	OZP	NE	T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,10	3,20	1	7,8	40,0	0,918	7,16	286
0	SW15GK		48 20,0°C	20,0	4,90	3,20	1	13,6	0,0	0,329	0,00	0
1	DWT		48 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0

Wyniki - Pomieszczenia







0				11,8°C	11,8	5,70		1	5,7	8,2	0,804	0,94	38
0				12,0°C	12,0	4,40		1	4,4	8,0	0,804	0,71	28
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 994													
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 287													
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00													
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 1281													
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0													
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 128													
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]: 180,4													
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]: 60,7													
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 24,85													
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 7,17													
Pomieszczenie: 50 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 3088 W Sanitariaty													
Powierzchnia i kubatura:		A= 24,90 m ²		V= 74,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 0,00		H _i = 2,97 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: WC											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 37,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 120,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 37,0 m ³ /h		V _{ex} = 120,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,6 1/h		V _v = 120,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:50													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0		NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,20	1	9,4	40,0	0,918	8,63	345	
0		NE	 T= -20,0°C	-20,0	5,10	3,20	1	15,4	40,0	0,918	14,10	564	
1		NE	 T= -20,0°C	-20,0	1,24	1,64	1	2,0	40,0	0,900	1,83	73	
0			 05 13,8°C	13,8	7,20	2,93	1	21,1	6,2	1,119	3,69	147	
0			 100 16,0°C	16,0	5,10	3,20	1	16,3	4,0	1,188	1,94	78	
0			 48 20,0°C	20,0	2,10	3,20	1	6,7	0,0	0,329	0,00	0	
0			 01 12,0°C	12,0	32,50		1	32,5	8,0	0,804	5,23	209	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 1456													
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 1632													
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00													
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 3088													
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0													
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 3088													

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												124,0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												41,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												36,41	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												40,80	
Kondygnacja: 1 PIĘTRO 1 piętro													
Powierzchnia i kubatura:		$A_h = 803,6 \text{ m}^2$		$V_h = 2531,3 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokości:		$L_f = 3,20 \text{ m}$		$H = 3,42 \text{ m}$		$H_i = 3,15 \text{ m}$							
Liczba wymian pow. N: 1,2 1/h		V_v : 3073,8 m ³ /h		θ_v : -0,2 °C									
Projektowe straty ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												28198	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												22253	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ , [W]:												50451	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ_{RH} , [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												50451	
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do powierzchni $\Phi_{HL,A}$, [W/m ²]:												62,8	
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												19,9	
Pomieszczenie: 101 $\theta_i = 20,0 \text{ °C}$ $\Phi_{HL} = 1639 \text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		$A = 11,80 \text{ m}^2$		$V = 37,2 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokość:		$L_f = 3,20$		$H_i = 3,15 \text{ m}$									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		$T_h = 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		$n_{min} = 1,21 \text{ 1/h}$		$V_{min} = 45,0 \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{m,infv} = \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min} = \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{su} = \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min} = \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{ex} = \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze wentylacyjne:		$n = 1,2 \text{ 1/h}$		$V_v = 45,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v = -20,0 \text{ °C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:101													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,80	3,42	1	12,0	40,0	0,918	11,06	443
1	 OZ1	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,90	3,42	1	14,5	40,0	0,918	13,30	532
0	 SW15		 102	24,0°C	24,0	2,30	3,42	1	7,9	-4,0	2,040	-1,60	-64
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1027	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												612	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1639	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:													

Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											1639	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											138,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											44,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											25,67	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											15,30	
Pomieszczenie: 102 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 543 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²		V= 12,6 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,3 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infr} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infr} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,0 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:102												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,42	1	7,5	44,0	0,918	6,91	304
0	 SW15		 101 20,0°C	20,0	2,30	3,42	1	7,9	4,0	2,040	1,46	64
0	 SW15GK		 103 20,0°C	20,0	2,10	3,42	1	5,1	4,0	0,329	0,15	7
1	 DWT		 103 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15		 105 20,0°C	20,0	2,30	3,42	1	7,9	4,0	2,040	1,46	64
0	 STMP		 1 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											475	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											543	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											543	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											135,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											43,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											10,78	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 103 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -62 W Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,90 m ²		V= 24,9 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,00 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 0,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:103												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SW15GK		 102 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	2,10	3,42	1	5,1	-4,0	0,329	-0,17	-7
1	 DWT		 102 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	 SW25		 107 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	1,50	3,42	1	5,1	-4,0	1,610	-0,83	-33
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											-62	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											-62	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											-62	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											-7,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											-2,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-1,54	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 104 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1167 \text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 11,60 \text{ m}^2$		$V= 36,5 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokość:	$L_f= 3,20$		$H_i= 3,15 \text{ m}$									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 1,37 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,4 \text{ 1/h}$	$V_v= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$								

Przegrody w pomieszczeniu:104

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	SE	■ T= -20,0°C	-20,0	3,60	3,42	1	10,2	40,0	0,918	9,38	375
1	■ OZ1	SE	■ T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW15		■ 107 24,0°C	24,0	0,40	3,42	1	1,4	-4,0	2,040	-0,28	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												487
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1167
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1167
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,F}$, [W/m ²]:												100,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,V}$, [W/m ³]:												31,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,19
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												17,00











Pomieszczenie: 105 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 970$ W Komunikacja

Powierzchnia i kubatura:	A= 70,40 m ²	V= 221,8 m ³
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K f_{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna naturalna	
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,30 1/h	V _{min} = 66,5 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,3 1/h	V _v = 66,5 m ³ /h θ_v = -20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu:105

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	NE	■ T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,42	1	5,4	40,0	0,918	4,99	199
1	■ OZ1	NE	■ T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW60		■ 100 16,0°C	16,0	3,90	3,42	1	7,1	4,0	0,989	0,71	28
1	■ DW		■ 100 16,0°C	16,0	3,10	2,00	1	6,2	4,0	2,600	1,61	64
0	■ SW15		■ 102 24,0°C	24,0	2,30	3,42	1	7,9	-4,0	2,040	-1,60	-64
0	■ SW15		■ 107 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	2,040	-1,54	-61
0	■ SW15		■ 115 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	2,040	-1,74	-70
0	■ SW15		■ 116 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	2,040	-1,54	-61
0	■ SW60		■ 159 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,989	-0,74	-30

Wyniki - Pomieszczenia







0	 SW60		 164	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,989	-0,74	-30
0	 SW60		 167	24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,989	-0,85	-34
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													65
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													905
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													970
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													970
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													13,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													4,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													1,63
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													22,62
Pomieszczenie: 106 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 723 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,40 m ²		V= 29,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,68 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,7 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:106													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,30	3,42	1	9,2	40,0	0,918	8,44	338
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 107	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													451
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													723
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													723
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													76,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													24,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													11,28
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													6,80

Pomieszczenie: 107 $\theta_i = 24,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 224 \text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:107												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW25		103 20,0°C	20,0	1,50	3,42	1	5,1	4,0	1,610	0,75	33
0	SW15		104 20,0°C	20,0	0,40	3,42	1	1,4	4,0	2,040	0,25	11
0	SW15GK		106 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	SW15GK		108 20,0°C	20,0	2,00	3,42	1	4,7	4,0	0,329	0,14	6
1	DWT		108 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		105 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	2,040	1,40	61
0	STMP		2 20,0°C	20,0	3,50		1	3,5	4,0	0,678	0,22	9
0	STMP		3 19,6°C	19,6	1,00		1	1,0	4,4	0,678	0,07	3
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											156	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											224	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											224	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL, f} , [W/m ²]:											59,0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL, v} , [W/m ³]:											18,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											3,55	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 108 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -28 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,10 m ²	V= 19,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									

Wyniki - Pomieszczenia









Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:108												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		107 24,0°C	24,0	2,00	3,42	1	4,7	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	DWT		107 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-4,6
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,70
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 109 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 645 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,40 m ²	V= 23,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,86 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:109												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250

Wyniki - Pomieszczenia







1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													373
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													645
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													645
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													87,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													27,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													9,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													6,80
Pomieszczenie: 110 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1017 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 16,30 m ²		V= 51,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,78 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,8 1/h		V _v = 40,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:110													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,40	3,42	1	9,5	40,0	0,918	8,76	350
1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													473
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1017
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1017
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													62,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													19,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													11,84
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													13,60
Pomieszczenie: 111 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 980 W Pokój													

Wyniki - Pomieszczenia











Powierzchnia i kubatura:	A= 14,60 m ²	V= 46,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,87 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:111												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	SE	■ T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,42	1	8,5	40,0	0,918	7,81	313
1	■ OZ1	SE	■ T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											436	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											980	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											980	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											67,1	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											21,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											10,89	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											13,60	
Pomieszczenie: 112 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 645 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²	V= 22,7 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:112												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												373
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												645
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												645
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												89,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												28,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												9,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 113 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -28$ W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,40 m ²		V= 20,2 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:113												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 115 24,0°C	24,0	2,00	3,42	1	4,7	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	 DWT		 115 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,4















Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,70
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 114 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 759 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,30 m ²	V= 32,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,62 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h										θ_v = -20,0 °C
Przegrody w pomieszczeniu:114												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,60	3,42	1	10,2	40,0	0,918	9,38	375
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 115 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,329	-0,28	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												487
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												759
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												759
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												73,7
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												23,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,18
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 115 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 189 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²









Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,50$ 1/h		$V_{min}= 6,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= 50,0$ m ³ /h		$V_{ex}= 50,0$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 4,2$ 1/h		$V_v= 50,0$ m ³ /h			$\theta_v= 20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:115												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 114 20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,329	0,26	11
0	 SW15		 105 20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	2,040	1,59	70
0	 SW15GK		 113 20,0°C	20,0	2,00	3,42	1	4,7	4,0	0,329	0,14	6
1	 DWT		 113 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STMP		 8 20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												121
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												189
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												189
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												49,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												15,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,76
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 116 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 180$ W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²		V= 12,6 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,50$ 1/h		$V_{min}= 6,3$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= 50,0$ m ³ /h		$V_{ex}= 50,0$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 4,0$ 1/h		$V_v= 50,0$ m ³ /h			$\theta_v= 20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:116												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W











Wyniki - Pomieszczenia

0	 SW15GK		 118	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	 SW15GK		 117	20,0°C	20,0	2,10	3,42	1	5,1	4,0	0,329	0,15	7
1	 DWT		 117	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15		 105	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	2,040	1,40	61
0	 STMP		 9	20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													112
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													180
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													180
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													45,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													14,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													2,55
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													1,55
Pomieszczenie: 117 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -29 W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,20 m ²		V= 19,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,c}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:117													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 116	24,0°C	24,0	2,10	3,42	1	5,1	-4,0	0,329	-0,17	-7
1	 DWT		 116	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													-29
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													-29
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													-29
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													-4,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													-1,5













Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,71
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 118 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2265\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,90 m ²	V= 50,1 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 2,00 1/h	V _{min} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 2,0 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:118												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	5,80	3,42	1	18,9	40,0	0,918	17,35	694
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	SW	 T= -20,0°C	-20,0	0,50	3,42	1	2,9	40,0	0,918	2,62	105
0	 SW15GK		 116 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												905
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												1360
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												2265
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												2265
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												142,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												45,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												22,63
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												34,00
Pomieszczenie: 119 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1458\text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 24,80 m ²	V= 78,1 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									

Wyniki - Pomieszczenia









System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,50$ 1/h		$V_{min}= 39,1$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= $ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= $ m ³ /h		$V_{su}= $ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= $ m ³ /h		$V_{ex}= $ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,5$ 1/h		$V_v= 39,1$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:119												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,42	1	8,5	40,0	0,918	7,81	313
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,42	1	6,4	40,0	0,918	5,83	233
1	 OZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,70	2,50	1	4,3	40,0	0,900	3,82	153
0	 STMP		 10 16,0°C	16,0	14,00		1	14,0	4,0	0,678	0,95	38
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												927
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												531
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												1458
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1458
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												58,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												18,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												23,18
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												13,28
Pomieszczenie: 120 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 2047$ W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 15,90 m ²		V= 50,1 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 1,70$ 1/h		$V_{min}= 85,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= $ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= $ m ³ /h		$V_{su}= $ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= $ m ³ /h		$V_{ex}= $ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 1,7$ 1/h		$V_v= 85,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:120												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W

Wyniki - Pomieszczenia













0	 SZ	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	0,50	3,42	1	2,9	40,0	0,918	2,62	105
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	5,70	3,42	1	18,5	40,0	0,918	17,03	681
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 122	24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,329	-0,28	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													891
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													1156
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													2047
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													2047
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													128,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													40,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													22,28
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													28,90
Pomieszczenie: 121 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -29 W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:		A= 5,70 m ²		V= 18,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		v _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		v _{infv} = 0,0 m ³ /h		v _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		v _{su, min} = m ³ /h		v _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		v _{ex, min} = m ³ /h		v _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		v _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:121													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 122	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-7
1	 DWT		 122	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													-29
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													-29
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													-29
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													-5,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													-1,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													-0,72





Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 122 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 190\text{ W}$ Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,10 m ²		V= 12,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,5 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 3,9 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:122													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		121	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	DWT		121	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15GK		120	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,329	0,26	11
0	SW15		137	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	2,040	1,59	70
0	STMP		11	20,0°C	20,0	1,50		1	1,5	4,0	0,678	0,09	4
0	STMP		13	20,0°C	20,0	3,00		1	3,0	4,0	0,678	0,18	8
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												122	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												190	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												190	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												46,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												14,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,78	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 123 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 761\text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,00 m ²		V= 31,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								

Wyniki - Pomieszczenia









Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,63 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:123												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,60	3,42	1	10,2	40,0	0,918	9,38	375
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 124 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												489
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												761
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												761
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												76,1
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												24,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												12,22
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 124 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 180 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:124												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 123 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10

Wyniki - Pomieszczenia





0	 SW15GK		 125	20,0°C	20,0	2,00	3,42	1	4,7	4,0	0,329	0,14	6
1	 DWT		 125	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15		 137	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	2,040	1,40	61
0	 STMP		 14	20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												112	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												180	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												180	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												47,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												15,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,54	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 125 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -28 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,80 m ²		V= 21,4 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		v _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		v _{infv} = 0,0 m ³ /h		v _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		v _{su,min} = m ³ /h		v _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		v _{ex,min} = m ³ /h		v _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		v _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:125													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 124	24,0°C	24,0	2,00	3,42	1	4,7	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	 DWT		 124	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-28	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-28	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,70	

Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00
Pomieszczenie: 126 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 645\text{ W}$ Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,20 m ²		V= 22,7 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,88 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,9 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:126													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													373
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													645
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													645
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													89,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													28,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:													9,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:													6,80
Pomieszczenie: 127 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 992\text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,70 m ²		V= 46,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,86 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:127												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	3,20	3,42	1	8,8	40,0	0,918	8,13	325
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												448
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												992
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												992
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												67,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												21,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												11,21
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 128 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 980 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,60 m ²	V= 46,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,87 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:128												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	3,10	3,42	1	8,5	40,0	0,918	7,81	313
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												436
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												980



















Wyniki - Pomieszczenia

Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												980	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												67,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												21,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												10,89	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60	
Pomieszczenie: 129 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 645 W Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²		V= 22,7 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem 3 os.												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:129													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												373	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												645	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												645	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												89,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												28,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												9,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 130 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -40 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,40 m ²		V= 20,2 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										





Wyniki - Pomieszczenia

Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:130												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		131 24,0°C	24,0	2,00	3,42	1	4,7	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	DWT		131 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	STMP		245 24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-40
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-40
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-40
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-6,3
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-2,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-1,01
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 131 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 225 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:131												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W

Wyniki - Pomieszczenia

0		SW15GK			130	20,0°C	20,0	2,00	3,42	1	4,7	4,0	0,329	0,14	6
1		DWT			130	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0		SW15GK			132	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,329	0,26	11
0		SW25			134	20,0°C	20,0	2,00	3,42	1	6,8	4,0	1,610	1,00	44
0		SW15			137	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	2,040	1,59	70
0		STMP			19	20,0°C	20,0	1,50		1	1,5	4,0	0,678	0,09	4
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 157															
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 68															
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00															
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 225															
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0															
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 225															
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]: 59,3															
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]: 18,8															
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 3,57															
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 1,55															
Pomieszczenie: 132 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 772 W Pokój															
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,60 m ²	V= 33,4 m ³												
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m												
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka												
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h												
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²										
System wentylacji:		Indywidualna naturalna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,60 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h												
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h												
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h												
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h												
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:132															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ				θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C				°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		SE		-20,0°C			-20,0	3,70	3,42	1	10,6	40,0	0,918	9,70	388
1		SE		-20,0°C			-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0				24,0°C			24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,329	-0,28	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 500															
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 272															
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00															
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 772															
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0															
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 772															

















Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												72,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												23,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,50	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 133 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1179 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 11,80 m ²	V= 37,2 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,35 1/h	V _{min} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,3 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:133													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,60	3,42	1	10,2	40,0	0,918	9,38	375
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												499	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												680	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1179	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1179	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												99,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												31,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,46	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												17,00	
Pomieszczenie: 134 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -73 W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,90 m ²	V= 24,9 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								























Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,00$ 1/h		$V_{min}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= $ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= $ m ³ /h		$V_{su}= $ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= $ m ³ /h		$V_{ex}= $ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,0$ 1/h		$V_v= 0,0$ m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C						
Przegrody w pomieszczeniu:134												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ ■ SW25		■ 131 24,0°C	24,0	2,00	3,42	1	6,8	-4,0	1,610	-1,10	-44
0	■ ■ SW15GK		■ 136 24,0°C	24,0	2,10	3,42	1	5,1	-4,0	0,329	-0,17	-7
1	■ DWT		■ 136 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-73
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-73
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-73
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-9,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-2,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-1,81
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 135 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1760$ W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		$A= 11,90$ m ²		$V= 37,5$ m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f= 3,20$		$H_i= 3,15$ m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5$ h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 1,33$ 1/h		$V_{min}= 50,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= $ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= $ m ³ /h		$V_{su}= $ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= $ m ³ /h		$V_{ex}= $ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 1,3$ 1/h		$V_v= 50,0$ m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C						
Przegrody w pomieszczeniu:135												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ ■ SZ	SE	■ ■ T= -20,0°C	-20,0	3,90	3,42	1	14,5	40,0	0,918	13,30	532
0	■ ■ SZ	SW	■ ■ T= -20,0°C	-20,0	3,80	3,42	1	12,0	40,0	0,918	11,06	443

Wyniki - Pomieszczenia

1	 OZ1	SW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 136	24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,329	-0,28	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													1080
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1760
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1760
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													147,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													46,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													26,99
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													17,00
Pomieszczenie: 136 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 480 W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,90 m ²		V= 12,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,1 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,1 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:136													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SW	 T=	-20,0°C	-20,0	2,10	3,42	1	7,2	44,0	0,918	6,60	290
0	 SW15		 137	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	2,040	1,59	70
0	 SW15GK		 134	20,0°C	20,0	2,10	3,42	1	5,1	4,0	0,329	0,15	7
1	 DWT		 134	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15GK		 135	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,329	0,26	11
0	 STMP		 22	20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													412
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													480
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													480
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													123,1













Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]:										39,1		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:										9,36		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:										1,55		
Pomieszczenie: 137 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 955 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 70,20 m²		V= 221,1 m³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,30 1/h		V _{min} = 66,3 m³/h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m³/h		V _{m,infv} = m³/h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m³/h		V _{su} = m³/h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m³/h		V _{ex} = m³/h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,3 1/h		V _v = 66,3 m³/h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:137												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m²	m	Szt.	m²	K	W/m²·K	W/K	W
0	 SZ	SW	 T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,42	1	5,4	40,0	0,918	4,99	199
1	 OZ1	SW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW60		 200 16,0°C	16,0	3,90	3,42	1	7,3	4,0	0,989	0,73	29
1	 DW		 200 16,0°C	16,0	3,00	2,00	1	6,0	4,0	2,600	1,56	62
0	 SW15		 122 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	2,040	-1,74	-70
0	 SW15		 124 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	2,040	-1,54	-61
0	 SW15		 131 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	2,040	-1,74	-70
0	 SW15		 136 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	2,040	-1,74	-70
0	 SW60		 145 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,989	-0,74	-30
0	 SW60		 148 24,0°C	24,0	2,30	3,42	1	7,9	-4,0	0,989	-0,78	-31
0	 SW60		 153 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,989	-0,74	-30
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											53	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											902	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											955	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											955	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m²]:											13,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]:											4,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											1,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											22,56	

















Wyniki - Pomieszczenia

Pomieszczenie: 138 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 298\text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,70 m ²	V= 11,7 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$	$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:138												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,80	3,42	1	4,1	40,0	0,918	3,73	149
1	OZ1	SE	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		139 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,80	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
1	DWT		139 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SW45		200 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	2,80	3,42	1	7,5	4,0	1,188	0,89	36
1	DWT		200 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												298
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												298
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												298
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												80,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												25,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												7,45
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 139 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 495\text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,10 m ²	V= 16,1 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$	$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											







Wyniki - Pomieszczenia

Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{\min} = 8,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{m, infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su, min}} = \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{su}} = \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex, min}} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{ex}} = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 6,2 \text{ 1/h}$	$V_v = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:139												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	2,20	3,42	1	7,5	44,0	0,918	6,91	304
0	 SW12GK		 140 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,80	3,42	1	9,6	4,0	0,341	0,30	13
0	 SW15GK		 141 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	 SW15GK		 138 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,80	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
1	 DWT		 138 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												359
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												495
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												495
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												97,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												30,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,15
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												3,09
Pomieszczenie: 140 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 630 \text{ W}$ Zaplecze sali												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,10 m ²		V= 12,9 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, o} = 2,0 \text{ K}$ $f_{RH} = 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{\min} = 6,5 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{m, infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su, min}} = \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{su}} = \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex, min}} = 6,5 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{ex}} = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 7,7 \text{ 1/h}$	$V_v = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:140												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	2,00	3,42	1	8,0	40,0	0,918	7,33	293









Wyniki - Pomieszczenia











0	 SZ	SW	 T=	-20,0°C	-20,0	2,50	3,42	1	9,7	40,0	0,918	8,90	356
0	 SW12GK		 139	24,0°C	24,0	2,80	3,42	1	9,6	-4,0	0,341	-0,33	-13
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													630
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													630
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													630
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													153,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													48,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													15,74
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00
Pomieszczenie: 141 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1961 W Sala konferencyjna													
Powierzchnia i kubatura:		A= 37,80 m ²		V= 119,1 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 59,5 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = 59,5 m ³ /h		V _{su} = 600,0 m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 59,5 m ³ /h		V _{ex} = 600,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 5,0 1/h		V _v = 600,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:141													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SW	 T=	-20,0°C	-20,0	7,20	3,42	1	21,6	40,0	0,918	19,82	793
1	 OZ1	SW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	2	4,2	40,0	0,900	3,77	151
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	6,10	3,42	1	22,0	40,0	0,918	20,21	808
0	 SW45		 200	16,0°C	16,0	7,30	3,42	1	22,9	4,0	1,188	2,72	109
1	 DWT		 200	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
0	 SW15GK		 139	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													1961
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1961
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1961
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													51,9

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³):												16,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												49,04
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 142 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1108 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 16,00 m ²	V= 50,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,79 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,8 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:142												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,42	1	9,5	40,0	0,918	8,76	350
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW45		 200 16,0°C	16,0	5,60	3,42	1	19,2	4,0	1,188	2,27	91
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												564
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1108
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1108
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²):												69,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³):												22,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												14,11
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 143 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 645 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,30 m ²	V= 23,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								

Wyniki - Pomieszczenia















System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,87$ 1/h		$V_{min}= 20,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,9$ 1/h		$V_v= 20,0$ m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C						
Przegrody w pomieszczeniu:143												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											373	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											645	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											645	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											88,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											28,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											9,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 144 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -29$ W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,00 m ²		V= 22,1 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,00$ 1/h		$V_{min}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,0$ 1/h		$V_v= 0,0$ m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C						
Przegrody w pomieszczeniu:144												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW12GK		 145 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,341	-0,18	-7
1	 DWT		 145 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											-29	

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											-29		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											-29		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											-4,2		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											-1,3		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-0,73		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00		
Pomieszczenie: 145 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 149$ W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²	V= 12,6 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,3 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,0 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		$\theta_v = 20,0$ °C								
Przegrody w pomieszczeniu:145													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW12GK		 144	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,341	0,17	7
1	 DWT		 144	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15GK		 146	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	 SW60		 137	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,989	0,68	30
0	 STMP		 30	20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											81		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											149		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											149		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											37,3		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											11,8		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											1,84		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55		

Wyniki - Pomieszczenia





Pomieszczenie: 146 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 773\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,60 m ²	V= 33,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,60 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:146												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	NW	■ T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,70	3,42	1	10,6	40,0	0,918	9,70	388
1	■ OZ1	NW	■ T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW15GK		■ 145 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												501
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												773
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												773
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												72,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												23,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												12,53
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 147 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 773\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,40 m ²	V= 32,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,61 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia















Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze wentylacyjne:	$n= 0,6 \text{ 1/h}$	$V_v= 20,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$										
Przegrody w pomieszczeniu:147													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W	
0	 SZ	NW	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,70	3,42	1	10,6	40,0	0,918	9,70	388	
1	 OZ1	NW	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75	
0	 SW15GK		 148 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,30	3,42	1	7,9	-4,0	0,329	-0,26	-10	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												501	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												773	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												773	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												74,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												23,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,52	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 148 $\theta_i = 24,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 139 \text{ W}$ Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:	$A= 4,00 \text{ m}^2$	$V= 12,6 \text{ m}^3$											
Rzędna i wysokość:	$L_f= 3,20$	$H_i= 3,15 \text{ m}$											
Kondygnacja:	Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$										
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 6,3 \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze wentylacyjne:	$n= 4,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$										
Przegrody w pomieszczeniu:148													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W	
0	 SW15GK		 147 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	2,30	3,42	1	7,9	4,0	0,329	0,24	10	
0	 SW12GK		 149 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,341	0,17	7	
1	 DWT		 149 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22	
0	 SW60		 137 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	2,30	3,42	1	7,9	4,0	0,989	0,71	31	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												71	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												139	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												139	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												34,7	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												11,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												1,61	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 149 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -29\text{ W}$ Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,60 m ²	V= 20,8 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0\text{ K}$										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h										$\theta_v= -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$	
Przegrody w pomieszczeniu:149													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW12GK		148	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,341	-0,18	-7
1	DWT		148	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-29	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												-29	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-29	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,73	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 150 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 645\text{ W}$ Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,30 m ²	V= 23,0 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,87 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:150												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											373	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											645	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											645	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:											88,3	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:											28,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											9,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 151 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 919 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,10 m ²		V= 47,6 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,84 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,8 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:151												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T

Wyniki - Pomieszczenia

			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,20	3,42	1	8,8	40,0	0,918	8,13	325
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 153	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	2,040	-1,54	-61
0	 STMP		 33	24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												375	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												919	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												919	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												60,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												19,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												9,37	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60	
Pomieszczenie: 152 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 872 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,80 m ²		V= 30,9 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,97 1/h		V _{min} = 30,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infr} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infr} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 30,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:152													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,40	3,42	1	9,5	40,0	0,918	8,76	350
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 153	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												464	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												408	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												872	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												872	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												88,9	

















Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											28,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											11,59	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											10,20	
Pomieszczenie: 153 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 198 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:153												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15		151 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	2,040	1,40	61
0	SW15GK		152 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	SW12GK		154 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,341	0,17	7
1	DWT		154 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW60		137 20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,989	0,68	30
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											130	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											198	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											198	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											52,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											16,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											2,96	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 154 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 45 W Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,30 m ²	V= 19,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										

Wyniki - Pomieszczenia

Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:154												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW12GK		153 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,341	-0,18	-7
1	DWT		153 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SWZ		T= 16,0°C	16,0	2,00	3,42	1	6,8	4,0	2,728	1,87	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												45
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												45
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												45
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												7,2
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												2,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												1,14
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 155 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 2176 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,10 m ²	V= 44,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,58 1/h	V _{min} = 70,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,6 1/h	V _v = 70,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:155												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W

Wyniki - Pomieszczenia







0		NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,00	3,42	1	9,3	40,0	0,918	8,55	342
1		NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0		N	 T=	-20,0°C	-20,0	3,10	3,42	1	10,8	40,0	0,918	9,92	397
1		N	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0		NE	 T=	-20,0°C	-20,0	0,90	3,42	1	4,2	40,0	0,918	3,88	155
0			 T=	16,0°C	16,0	2,60	3,42	1	8,9	4,0	2,728	2,43	97
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													1224
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													952
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													2176
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													2176
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													154,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													49,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													30,59
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													23,80
Pomieszczenie: 156 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 0 W Pom. gosp.													
Powierzchnia i kubatura:		A= 2,90 m ²		V= 9,1 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. gosp.											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Brak ogrzewania		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:156													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0				38	20,0°C	3,50		1	3,5	-0,0	0,678	-0,00	0
0				256	20,0°C	3,50		1	3,5	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													0,0

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 157 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1989 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 13,90 m ²	V= 43,8 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,60 1/h	V _{min} = 70,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,6 1/h	V _v = 70,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:157												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	0,90	3,42	1	3,1	40,0	0,918	2,83	113
0	SZ	W	T= -20,0°C	-20,0	3,00	3,42	1	10,5	40,0	0,918	9,60	384
1	OZ1	W	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,00	3,42	1	8,2	40,0	0,918	7,50	300
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	STMP		39 20,0°C	20,0	1,10		1	1,1	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1037
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												952
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1989
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1989
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												143,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												45,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												25,92
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												23,80
Pomieszczenie: 158 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -29 W Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,90 m ²	V= 24,9 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									

Wyniki - Pomieszczenia























Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:158												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 15924,0°C	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-7
1	 DWT		 15924,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	 STMP		 3920,0°C	20,0	3,80		1	3,8	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											-29	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											-29	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											-29	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											-3,7	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											-1,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											-0,72	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											0,00	







Pomieszczenie: 159 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 211 W Łazienka		
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna	
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h θ _v = 20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu:159												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T





Wyniki - Pomieszczenia

			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK	 160	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	 SW15	 161	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	2,040	1,40	61
0	 SW60	 105	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,989	0,68	30
0	 SW15GK	 158	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	 DWT	 158	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STMP	 40	20,0°C	20,0	4,30		1	4,3	4,0	0,678	0,26	12
0	 STMP	 41	20,0°C	20,0	0,40		1	0,4	4,0	0,678	0,02	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											143	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											211	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											211	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											55,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											17,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											3,25	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 160 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 872 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,70 m ²		V= 30,6 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i, o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,98 1/h		v _{min} = 30,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		v _{infv} = 0,0 m ³ /h		v _{m, infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		v _{su, min} = m ³ /h		v _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		v _{ex, min} = m ³ /h		v _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		v _v = 30,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:160												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,42	1	9,5	40,0	0,918	8,76	350
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 159 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
0	 STMP		 39 20,0°C	20,0	0,30		1	0,3	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											464	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											408	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	

















Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												872	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												872	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												89,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												28,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,59	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												10,20	
Pomieszczenie: 161 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 918\text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,80 m ²		V= 46,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0\text{ K}$		$f_{RH}= 0,0\text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,86 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,9 1/h		V _v = 40,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:161													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,10	3,42	1	8,5	40,0	0,918	7,81	313
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 159	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	2,040	-1,54	-61
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												374	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												918	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												918	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												62,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												19,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												9,36	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60	
Pomieszczenie: 162 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 645\text{ W}$ Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,20 m ²		V= 22,7 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											







Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:162												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											373	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											645	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											645	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											89,6	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											28,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											9,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 163 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -29 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,10 m ²		V= 22,4 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:163												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T









Wyniki - Pomieszczenia

			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 16424,0°C	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-7
1	 DWT		 16424,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-29
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-29
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-29
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-4,1
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,72
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 164 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 150 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²		V= 12,6 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,3 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,0 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:164												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 16520,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,329	0,22	10
0	 SW60		 10520,0°C	20,0	2,20	3,42	1	7,5	4,0	0,989	0,68	30
0	 SW15GK		 16320,0°C	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	 DWT		 16320,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STMP		 4320,0°C	20,0	4,20		1	4,2	4,0	0,678	0,26	11
0	 STMP		 4420,0°C	20,0	0,70		1	0,7	4,0	0,678	0,04	2
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												82
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												150
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												150













Wyniki - Pomieszczenia





Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												37,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												11,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												1,86
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 165 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 773 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,60 m ²	V= 33,4 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,60 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:165												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,42	1	10,6	40,0	0,918	9,70	388
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 164 24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	7,5	-4,0	0,329	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											501	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											773	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											773	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											72,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											23,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											12,53	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 166 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 772 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,20 m ²	V= 32,1 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20	H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							

Wyniki - Pomieszczenia

















Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,62 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:166												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,42	1	10,6	40,0	0,918	9,70	388
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 167 24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,329	-0,28	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												500
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												772
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												772
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												75,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												24,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												12,50
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 167 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 157 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²	V= 12,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,3 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,0 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:167												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 166 20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,329	0,26	11

Wyniki - Pomieszczenia



















0	 SW15GK	 168	20,0°C	20,0	2,20	3,42	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	 DWT	 168	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW60	 105	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,989	0,77	34
0	 STMP	 44	20,0°C	20,0	5,50		1	5,5	4,0	0,678	0,34	15
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											89	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											157	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											157	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											39,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											12,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											2,02	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 168 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -29$ W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,40 m ²		V= 20,2 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		v _{min} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		v _{infv} = 0,0 m ³ /h		v _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		v _{su,min} = m ³ /h		v _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		v _{ex,min} = m ³ /h		v _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		v _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:168												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK	 167	24,0°C	24,0	2,20	3,42	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-7
1	 DWT	 167	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											-29	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											-29	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											-29	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											-4,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											-1,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-0,72	

Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 169 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 645\text{ W}$ Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²		V= 22,7 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:169												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	2,60	3,42	1	6,8	40,0	0,918	6,24	250
1	 OZ1	NW	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												373
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												645
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												645
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												89,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												28,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												9,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 170 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1103\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,70 m ²		V= 49,5 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,81 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,8 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:170												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=-20,0°C	-20,0	3,40	3,42	1	9,5	40,0	0,918	8,76	350
1	 OZ1	NW	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW50		 10016,0°C	16,0	5,60	3,42	1	19,2	4,0	1,119	2,14	86
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												559
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1103
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1103
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²):												70,3
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³):												22,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												13,98
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 171 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 1013 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,20 m ²	V= 16,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka z oknem											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 8,2 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 25,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 3,1 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = -2,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:171												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	2,70	3,42	1	7,1	44,0	0,918	6,56	289
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	44,0	0,900	1,88	83
0	 SW45		 10016,0°C	16,0	2,50	3,42	1	6,5	8,0	1,188	1,39	61
1	 DWT		 10016,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	0,99	44
0	 SW15GK		 17320,0°C	20,0	2,80	3,42	1	9,6	4,0	0,329	0,29	13













Wyniki - Pomieszczenia

0	 SW15GK		 172	20,0°C	20,0	2,50	3,42	1	8,6	4,0	0,329	0,26	11
0	 STMP		 47	20,0°C	20,0	4,70		1	4,7	4,0	0,678	0,29	13
0	 STMP		 48	20,0°C	20,0	2,10		1	2,1	4,0	0,678	0,13	6
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													571
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													442
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1013
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1013
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													194,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													61,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													12,98
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													10,05
Pomieszczenie: 172 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1708 W Pom. biurowe													
Powierzchnia i kubatura:		A= 13,20 m ²		V= 41,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 3,20		H _i = 3,15 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Biuro											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,00 1/h		V _{min} = 41,6 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 41,6 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:172													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	4,90	3,42	1	15,8	40,0	0,918	14,52	581
1	 OZ1	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,30	3,42	1	12,4	40,0	0,918	11,42	457
0	 SW15GK		 171	24,0°C	24,0	2,50	3,42	1	8,6	-4,0	0,329	-0,28	-11
0	 SW15GK		 173	20,0°C	20,0	2,40	3,42	1	6,1	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 173	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													1143
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													565
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1708
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1708









Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												129,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												41,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												28,57
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												14,14
Pomieszczenie: 173 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 152 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,30 m ²	V= 16,7 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 8,3 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,5 1/h	V _v = 8,3 m ³ /h										θ_v = -20,0 °C
Przegrody w pomieszczeniu:173												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		171 24,0°C	24,0	2,80	3,42	1	9,6	-4,0	0,329	-0,31	-13
0	SW15GK		172 20,0°C	20,0	2,40	3,42	1	6,1	0,0	0,329	0,00	0
1	DWT		172 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15		174 20,0°C	20,0	2,80	3,42	1	7,5	0,0	2,040	0,00	0
1	DWT		174 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW45		100 16,0°C	16,0	2,40	3,42	1	6,1	4,0	1,188	0,73	29
1	DWT		100 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												38
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												114
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												152
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												152
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												28,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												9,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,96
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												2,84
Pomieszczenie: 174 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 2302 W Pom. biur. Proamed.												
Powierzchnia i kubatura:	A= 26,00 m ²	V= 81,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 3,20	H _i = 3,15 m										

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Biuro												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 1,00 \text{ 1/h}$		$V_{min}= 81,9 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,0 \text{ 1/h}$		$V_v= 81,9 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:174													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SZ	NW	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	2,60	3,42	1	10,0	40,0	0,918	9,22	369	
0	 SZ	NE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	5,20	3,42	1	16,8	40,0	0,918	15,46	618	
1	 OZ1	NE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75	
0	 SW45		 100 16,0 $^{\circ}\text{C}$	16,0	5,20	3,42	1	17,8	4,0	1,188	2,11	84	
0	 SW15		 173 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	2,80	3,42	1	7,5	0,0	2,040	0,00	0	
1	 DWT		 173 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											1188		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											1114		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:											2302		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											2302		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											88,5		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											28,1		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											29,70		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											27,85		
Kondygnacja: 2 PIĘTRO 2 piętro													
Powierzchnia i kubatura:		$A_h= 804,4 \text{ m}^2$		$V_h= 2292,5 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokości:		$L_f= 6,62 \text{ m}$		$H \text{ 3,12 m}$		$H_i= 2,85 \text{ m}$							
Liczba wymian pow. N: 1,3 1/h		$V_v: 2981,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v: 1,2 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Projektowe straty ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											26030		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											20233		
Całkowita projektowa strata ciepła Φ , [W]:											46264		
Nadwyżka mocy cieplnej Φ_{RH} , [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											46264		
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do powierzchni $\Phi_{HL,A}$, [W/m ²]:											57,5		
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											20,2		







Wyniki - Pomieszczenia

Pomieszczenie: 201 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1621\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 11,80 m ²	V= 33,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,49 1/h	V _{min} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,5 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:201												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,80	3,12	1	10,8	40,0	0,918	9,92	397
1	 OZ1	NE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,90	3,12	1	13,2	40,0	0,918	12,13	485
0	 SW15		 202 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,30	3,12	1	7,2	-4,0	2,040	-1,46	-59
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												941
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												1621
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1621
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												137,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												48,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												23,52
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:												17,00
Pomieszczenie: 202 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 490\text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²	V= 11,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										























Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:202													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	■ SZ	NE	■ T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,12	1	6,9	44,0	0,918	6,30	277	
0	■ SW15		■ 201 20,0°C	20,0	2,30	3,12	1	7,2	4,0	2,040	1,33	59	
0	■ SW15GK		■ 203 20,0°C	20,0	2,10	3,12	1	4,5	4,0	0,329	0,13	6	
1	■ DWT		■ 203 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22	
0	■ SW15		■ 205 20,0°C	20,0	2,30	3,12	1	7,2	4,0	2,040	1,33	59	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												422	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												490	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												490	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												122,5	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												43,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												9,60	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 203 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -58 W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,90 m ²	V= 22,5 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:203													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	■ SW15GK		■ 202 24,0°C	24,0	2,10	3,12	1	4,5	-4,0	0,329	-0,15	-6	
1	■ DWT		■ 202 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22	
0	■ SW25		■ 207 24,0°C	24,0	1,50	3,12	1	4,7	-4,0	1,610	-0,75	-30	







Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-58	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-58	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-58	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-7,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-2,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-1,45	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 204 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1129$ W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 11,60 m ²	V= 33,1 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,51 1/h	V _{min} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,5 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:204													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,60	3,12	1	9,1	40,0	0,918	8,39	336
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 207	24,0°C	24,0	0,40	3,12	1	1,2	-4,0	2,040	-0,25	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												449	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												680	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1129	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1129	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												97,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												34,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,22	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												17,00	
Pomieszczenie: 205 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 886$ W Komunikacja													

















Wyniki - Pomieszczenia

Powierzchnia i kubatura:	A= 70,40 m ²	V= 200,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,30 1/h	V _{min} = 60,2 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,3 1/h	V _v = 60,2 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:205												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T=-20,0°C	-20,0	2,20	3,12	1	4,8	40,0	0,918	4,38	175
1	 OZ1	NE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW60		 10016,0°C	16,0	3,90	3,12	1	6,0	4,0	0,989	0,59	24
1	 DW		 10016,0°C	16,0	3,10	2,00	1	6,2	4,0	2,600	1,61	64
0	 SW15		 20224,0°C	24,0	2,30	3,12	1	7,2	-4,0	2,040	-1,46	-59
0	 SW15		 20724,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	2,040	-1,40	-56
0	 SW15		 21524,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	2,040	-1,59	-64
0	 SW15		 21624,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	2,040	-1,40	-56
0	 SW60		 25924,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,989	-0,68	-27
0	 SW60		 26424,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,989	-0,68	-27
0	 SW60		 26724,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,989	-0,77	-31
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												67
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												819
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												886
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												886
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												12,6
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												4,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												1,68
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												20,47
Pomieszczenie: 206 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 688 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,40 m ²	V= 26,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										

Wyniki - Pomieszczenia

Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,75 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,7 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:206												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,30	3,12	1	8,2	40,0	0,918	7,53	301
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 207 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											416	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											688	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											688	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											73,1	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											25,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											10,39	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 207 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 201 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²		V= 10,8 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,4 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,6 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:207												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T









Wyniki - Pomieszczenia

			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW25	 203	20,0°C	20,0	1,50	3,12	1	4,7	4,0	1,610	0,68	30
0	 SW15	 204	20,0°C	20,0	0,40	3,12	1	1,2	4,0	2,040	0,23	10
0	 SW15GK	 206	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	 SW15GK	 208	20,0°C	20,0	2,00	3,12	1	4,1	4,0	0,329	0,12	5
1	 DWT	 208	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15	 205	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	2,040	1,27	56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												133
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												201
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												201
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												52,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												18,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												3,01
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 208 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -27 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,10 m ²		V= 17,4 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:208												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK	 207	24,0°C	24,0	2,00	3,12	1	4,1	-4,0	0,329	-0,14	-5
1	 DWT	 207	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-27
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-27
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HT} , [W]:												-27





Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,68
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 209 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 616$ W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,40 m ²	V= 21,1 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,95 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:209												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	OZ1	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												344
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												616
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												616
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												83,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												29,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,61
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 210 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 980$ W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 16,30 m ²	V= 46,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									

Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{\min} = 0,86 \text{ 1/h}$		$V_{\min} = 40,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{\text{m, infv}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{\text{su, min}} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{\text{su}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{\text{ex, min}} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{\text{ex}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 0,9 \text{ 1/h}$		$V_v = 40,0 \text{ m}^3/\text{h}$			$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$					
Przegrody w pomieszczeniu:210												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	3,40	3,12	1	8,5	40,0	0,918	7,82	313
1	 OZ1	SE	 T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												436
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												980
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												980
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m^2]:												60,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m^3]:												21,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												10,90
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 211 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 946 \text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		$A = 14,60 \text{ m}^2$		$V = 41,6 \text{ m}^3$								
Rzędna i wysokość:		$L_f = 6,62$		$H_i = 2,85 \text{ m}$								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h = 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i, o} = 2,0 \text{ K}$		$f_{RH} = 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{\min} = 0,96 \text{ 1/h}$		$V_{\min} = 40,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{\text{m, infv}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{\text{su, min}} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{\text{su}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{\text{ex, min}} = \text{m}^3/\text{h}$		$V_{\text{ex}} = \text{m}^3/\text{h}$								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 1,0 \text{ 1/h}$		$V_v = 40,0 \text{ m}^3/\text{h}$			$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$					
Przegrody w pomieszczeniu:211												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	3,10	3,12	1	7,6	40,0	0,918	6,96	278
1	 OZ1	SE	 T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												402















Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											544		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											946		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											946		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											64,8		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											22,7		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											10,0		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											13,60		
Pomieszczenie: 212 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 616 \text{ W}$ Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,20 m ²	V= 20,5 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,97 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:212													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											344		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											616		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											616		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											85,6		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											30,0		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											8,61		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80		
Pomieszczenie: 213 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -27 \text{ W}$ Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,40 m ²	V= 18,2 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:213												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		215 24,0°C	24,0	2,00	3,12	1	4,1	-4,0	0,329	-0,14	-5
1	DWT		215 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											-27	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											-27	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											-27	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											-4,3	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											-1,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											-0,68	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 214 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 721 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,30 m ²		V= 29,4 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,68 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,7 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:214												

Wyniki - Pomieszczenia

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	3,60	3,12	1	9,1	40,0	0,918	8,39	336
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 21524,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												449
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												721
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												721
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												70,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												24,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												11,22
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 215 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 169 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²		V= 10,8 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 5,4 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,6 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:215												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 21420,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	 SW15		 20520,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	 SW15GK		 21320,0°C	20,0	2,00	3,12	1	4,1	4,0	0,329	0,12	5
1	 DWT		 21320,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												101
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												169
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												169

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												44,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												15,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,30	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 216 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 161$ W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²	V= 11,4 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:216													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		218	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	SW15GK		217	20,0°C	20,0	2,10	3,12	1	4,5	4,0	0,329	0,13	6
1	DWT		217	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		205	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	2,040	1,27	56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												93	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												161	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												161	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												40,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												14,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,11	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 217 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -28$ W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,20 m ²	V= 17,7 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										









Wyniki - Pomieszczenia

Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:217												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		216 24,0°C	24,0	2,10	3,12	1	4,5	-4,0	0,329	-0,15	-6
1	DWT		216 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-4,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,69
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 218 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 2190 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,90 m ²	V= 45,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 2,21 1/h	V _{min} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 2,2 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:218												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	5,80	3,12	1	17,0	40,0	0,918	15,66	626











Wyniki - Pomieszczenia

1		SE		-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0		SW		-20,0°C	-20,0	0,50	3,12	1	2,6	40,0	0,918	2,39	96
0				24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													830
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													1360
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													2190
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													2190
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													137,7
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													48,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													20,75
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													34,00
Pomieszczenie: 219 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1109 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 24,80 m ²		V= 70,7 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,30 1/h		V _{min} = 21,2 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,3 1/h		V _v = 21,2 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:219													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		SE		-20,0°C	-20,0	3,10	3,12	1	7,6	40,0	0,918	6,96	278
1		SE		-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0		NW		-20,0°C	-20,0	3,10	3,12	1	5,4	40,0	0,918	4,98	199
1		NW		-20,0°C	-20,0	1,70	2,50	1	4,3	40,0	0,900	3,82	153
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													821
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													288
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1109
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1109
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													44,7
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													15,7

Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												20,52
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												7,21
Pomieszczenie: 220 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1973\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,90 m ²	V= 45,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,88 1/h	V _{min} = 85,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,9 1/h	V _v = 85,0 m ³ /h	$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:220												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	0,50	3,12	1	2,6	40,0	0,918	2,39	96
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	5,70	3,12	1	16,7	40,0	0,918	15,37	615
1	 OZ1	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 222 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												817
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												1156
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1973
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1973
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												124,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												43,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												20,43
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												28,90
Pomieszczenie: 221 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -28\text{ W}$ Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,70 m ²	V= 16,2 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$	f _{RH} = 0,0 W/m ²									

Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min} = 0,00$ 1/h		$V_{min} = 0,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv} = 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv} =$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min} =$ m ³ /h		$V_{su} =$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min} =$ m ³ /h		$V_{ex} =$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 0,0$ 1/h		$V_v = 0,0$ m ³ /h			$\theta_v = -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:221												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 222 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	 DWT		 222 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,70
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 222 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 170$ W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,10 m ²		V= 11,7 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K		$f_{RH} = 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min} = 0,50$ 1/h		$V_{min} = 5,8$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv} = 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv} = 0,0$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min} =$ m ³ /h		$V_{su} =$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min} = 50,0$ m ³ /h		$V_{ex} = 50,0$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 4,3$ 1/h		$V_v = 50,0$ m ³ /h			$\theta_v = 20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:222												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 221 20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,329	0,14	6
1	 DWT		 221 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15GK		 220 20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10

Wyniki - Pomieszczenia

0	SW15	237	20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												102	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												170	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												170	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												41,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												14,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 223 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 722 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,00 m ²	V= 28,5 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,70 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,7 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:223													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T=	-20,0°C	-20,0	3,60	3,12	1	9,1	40,0	0,918	8,39	336
1	OZ1	SE	T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		224	24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												450	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												722	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												722	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												72,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												25,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,25	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	





Wyniki - Pomieszczenia

Pomieszczenie: 224 $\theta_i = 24,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 160 \text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²		V= 10,8 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 5,4 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,6 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:224												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		223 20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	SW15GK		225 20,0°C	20,0	2,00	3,12	1	4,1	4,0	0,329	0,12	5
1	DWT		225 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		237 20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	2,040	1,27	56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												92
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												160
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												160
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												42,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												14,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												2,10
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 225 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -27 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,80 m ²		V= 19,4 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									







Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:225												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		224 24,0°C	24,0	2,00	3,12	1	4,1	-4,0	0,329	-0,14	-5
1	DWT		224 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-27
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-27
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-27
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-4,0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,68
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 226 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 616 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²	V= 20,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,97 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:226												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	OZ1	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												344
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												616









Wyniki - Pomieszczenia

Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												616	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												85,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												30,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,61	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 227 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 957 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,70 m ²	V= 41,9 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,95 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:227													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,20	3,12	1	7,9	40,0	0,918	7,25	290
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												413	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												957	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												957	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												65,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												22,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												10,33	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60	
Pomieszczenie: 228 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 946 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,60 m ²	V= 41,6 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										

Wyniki - Pomieszczenia

Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,96 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:228												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,12	1	7,6	40,0	0,918	6,96	278
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												402
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												946
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												946
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												64,8
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												22,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												10,04
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 229 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 616 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²	V= 20,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem 3 os.											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,97 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:229												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221











Wyniki - Pomieszczenia







1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													344
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													616
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													616
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													85,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													30,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													8,61
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													6,80
Pomieszczenie: 230 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -39 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,40 m ²			V= 18,2 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62			H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny			Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika			n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne			Bez osłabienia			Indywidualna reg.					
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h			$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K			f _{RH} = 0,0 W/m ²					
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h			V _{min} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h			V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h			V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h			V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h			V _v = 0,0 m ³ /h			θ_v = -20,0 °C					
Przegrody w pomieszczeniu:230													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0			 231	24,0°C	24,0	2,00	3,12	1	4,1	-4,0	0,329	-0,14	-5
1			 231	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0			 345	24,0°C	24,0	4,50		1	4,5	-4,0	0,678	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													-39
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													-39
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													-39
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													-6,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													-2,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													-0,99
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00

Wyniki - Pomieszczenia









Pomieszczenie: 231 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 209\text{ W}$ Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²	V= 10,8 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$								
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,4 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,6 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		$\theta_v = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:231													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SW15GK		■ 230	20,0°C	20,0	2,00	3,12	1	4,1	4,0	0,329	0,12	5
1	■ DWT		■ 230	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	■ SW15GK		■ 232	20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	■ SW25		■ 234	20,0°C	20,0	2,00	3,12	1	6,2	4,0	1,610	0,91	40
0	■ SW15		■ 237	20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 141													
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 68													
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00													
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 209													
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]: 0													
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 209													
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]: 55,1													
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]: 19,3													
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 3,21													
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 1,55													
Pomieszczenie: 232 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 732\text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,60 m ²	V= 30,2 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,66 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze wentylacyjne:	$n= 0,7 \text{ l/h}$	$V_v= 20,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$										
Przegrody w pomieszczeniu:232													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W	
0	 SZ	SE	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	3,70	3,12	1	9,4	40,0	0,918	8,68	347	
1	 OZ1	SE	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75	
0	 SW15GK		 231 $24,0^{\circ}\text{C}$	$24,0$	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												460	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												732	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												732	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												69,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												24,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,50	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 233 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1139 \text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	$A= 11,80 \text{ m}^2$	$V= 33,6 \text{ m}^3$											
Rzędna i wysokość:	$L_f= 6,62$	$H_i= 2,85 \text{ m}$											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ l/h}$											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$										
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 1,49 \text{ l/h}$	$V_{min}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$											
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,5 \text{ l/h}$	$V_v= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$										
Przegrody w pomieszczeniu:233													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T	
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W	
0	 SZ	SE	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	3,60	3,12	1	9,1	40,0	0,918	8,39	336	
1	 OZ1	SE	 T= $-20,0^{\circ}\text{C}$	$-20,0$	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												459	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												680	

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1139	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1139	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												96,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												33,9	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,47	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												17,00	
Pomieszczenie: 234 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -68$ W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,90 m ²	V= 22,5 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h										$\theta_v= -20,0$ °C	
Przegrody w pomieszczeniu:234													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW25		 231	24,0°C	24,0	2,00	3,12	1	6,2	-4,0	1,610	-1,00	-40
0	 SW15GK		 236	24,0°C	24,0	2,10	3,12	1	4,5	-4,0	0,329	-0,15	-6
1	 DWT		 236	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-68	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-68	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-68	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-8,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-3,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-1,70	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 235 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1669$ W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	A= 11,90 m ²	V= 33,9 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m											

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,47 1/h	V _{min} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,5 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:235												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,90	3,12	1	13,2	40,0	0,918	12,13	485
0	 SZ	SW	 T= -20,0°C	-20,0	3,80	3,12	1	10,8	40,0	0,918	9,92	397
1	 OZ1	SW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 236 24,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												989
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1669
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1669
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												140,3
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												49,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												24,73
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												17,00
Pomieszczenie: 236 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 434 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,90 m ²	V= 11,1 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,6 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,5 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C								

Przegrody w pomieszczeniu: 236

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	SW	■ T= -20,0°C	-20,0	2,10	3,12	1	6,6	44,0	0,918	6,02	265
0	■ SW15		■ 237 20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	■ SW15GK		■ 234 20,0°C	20,0	2,10	3,12	1	4,5	4,0	0,329	0,13	6
1	■ DWT		■ 234 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	■ SW15GK		■ 235 20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10























Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 366Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 68Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 434Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 434Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m²]: 111,4Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]: 39,1Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 8,33Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 1,55Pomieszczenie: 237 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 872$ W Komunikacja

Powierzchnia i kubatura:	A= 70,20 m ²	V= 200,1 m ³
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K f_{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna naturalna	
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,30 1/h	V _{min} = 60,0 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:	V _{infr} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infr} = m ³ /h
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,3 1/h	V _v = 60,0 m ³ /h θ_v = -20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu: 237

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	SW	■ T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,12	1	4,8	40,0	0,918	4,38	175
1	■ OZ1	SW	■ T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW60		■ 200 16,0°C	16,0	3,90	3,12	1	6,2	4,0	0,989	0,61	24
1	■ DW		■ 200 16,0°C	16,0	3,00	2,00	1	6,0	4,0	2,600	1,56	62
0	■ SW15		■ 222 24,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	2,040	-1,59	-64
0	■ SW15		■ 224 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	2,040	-1,40	-56







Wyniki - Pomieszczenia

0	 SW15		 231	24,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	2,040	-1,59	-64
0	 SW15		 236	24,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	2,040	-1,59	-64
0	 SW60		 245	24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,989	-0,68	-27
0	 SW60		 248	24,0°C	24,0	2,30	3,12	1	7,2	-4,0	0,989	-0,71	-28
0	 SW60		 253	24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,989	-0,68	-27
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												56	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												816	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												872	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												872	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												12,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												4,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												1,39	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												20,41	
Pomieszczenie: 238 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 272 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,70 m ²		V= 10,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,c}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:238													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,80	3,12	1	3,5	40,0	0,918	3,23	129
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 239	24,0°C	24,0	2,80	3,12	1	6,6	-4,0	0,329	-0,22	-9
1	 DWT		 239	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	 SW45		 200	16,0°C	16,0	2,60	3,12	1	6,0	4,0	1,188	0,71	29
1	 DWT		 200	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												272	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												272	

Wyniki - Pomieszczenia

Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												272
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												73,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												25,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												6,81
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 239 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 465 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 5,10 m ²		V= 14,5 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 7,3 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 100,0 m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 6,9 1/h		V _v = 100,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:239												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	SE	■ T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,12	1	6,9	44,0	0,918	6,30	277
0	■ SW12GK		■ 240 20,0°C	20,0	2,80	3,12	1	8,7	4,0	0,341	0,27	12
0	■ SW15GK		■ 241 20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	■ SW15GK		■ 238 20,0°C	20,0	2,80	3,12	1	6,6	4,0	0,329	0,20	9
1	■ DWT		■ 238 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												329
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												465
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												465
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												91,2
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												32,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												7,47
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												3,09
Pomieszczenie: 240 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 574 W Zaplecze sali												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,10 m ²		V= 11,7 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 5,8 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= 5,8 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 8,6 \text{ 1/h}$	$V_v= 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:240												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	2,00	3,12	1	7,3	40,0	0,918	6,69	268
0	 SZ	SW	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	2,50	3,12	1	8,8	40,0	0,918	8,12	325
0	 SW12GK		 239 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	2,80	3,12	1	8,7	-4,0	0,341	-0,30	-12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											574	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											574	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											574	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/ m^2]:											140,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/ m^3]:											49,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											14,36	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 241 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1799 \text{ W}$ Sala konferencyjna												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 37,80 \text{ m}^2$		$V= 107,7 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokość:	$L_f= 6,62$		$H_i= 2,85 \text{ m}$									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 53,9 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= 53,9 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= 600,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= 53,9 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= 600,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 5,6 \text{ 1/h}$	$V_v= 600,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$								

Przegrody w pomieszczeniu:241

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	7,20	3,12	1	19,3	40,0	0,918	17,74	710
1	OZ1	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	2	4,2	40,0	0,900	3,77	151
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	6,10	3,12	1	20,1	40,0	0,918	18,44	738
0	SW15GK		239 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9
0	SW45		200 16,0°C	16,0	7,30	3,12	1	20,7	4,0	1,188	2,46	98
1	DWT		200 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 1799Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 0Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 1799Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 1799Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,\epsilon}$, [W/m²]: 47,6Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]: 16,7Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 44,96Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 0,00Pomieszczenie: 242 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1060$ W PokójPowierzchnia i kubatura: A= 16,00 m² V= 45,6 m³Rzędna i wysokość: L_f= 6,62 H_i= 2,85 m

Kondygnacja: Piętro Typ pomieszczenia: Pokój

Parametry konstrukcyjne: Typ: Hotel inny Typ konstrukcji: Bardzo ciężka

Stopień szczelności: Użytkownika n₅₀= 0,0 1/h

Ogrzewanie: Konwekcyjne Bez osłabienia Indywidualna reg.

Parametry osłabienia: T_h= 1,5 h $\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K $f_{RH} = 0,0$ W/m²

System wentylacji: Indywidualna naturalna





Wymagania higieniczne: n_{min}= 0,88 1/h V_{min}= 40,0 m³/hPowietrze infiltrujące: V_{infr}= 0,0 m³/h V_{m,infr}= m³/hPowietrze nawiewane: V_{su,min}= m³/h V_{su}= m³/hPowietrze usuwane: V_{ex,min}= m³/h V_{ex}= m³/hPowietrze wentylacyjne: n= 0,9 1/h V_v= 40,0 m³/h $\theta_v = -20,0$ °C

Przegrody w pomieszczeniu:242

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,12	1	8,5	40,0	0,918	7,82	313
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW45		200 16,0°C	16,0	5,40	3,12	1	16,8	4,0	1,188	2,00	80





Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 516Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 544Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00

Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												1060	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1060	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												66,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												23,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,90	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60	
Pomieszczenie: 243 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 616 W Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,30 m ²		V= 20,8 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,96 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:243													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												344	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												616	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												616	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												84,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												29,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,61	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 244 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -28 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,00 m ²		V= 19,9 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									

Wyniki - Pomieszczenia

















Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:244												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW12GK		 245 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,341	-0,16	-6
1	 DWT		 245 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											-28	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											-28	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											-28	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											-4,0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											-1,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											-0,71	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											0,00	







Pomieszczenie: 245 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 145 W Łazienka		
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²	V= 11,4 m ³
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna	
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,7 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h θ _v = 20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu:245												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W

Wyniki - Pomieszczenia

0	 SW12GK		 244	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,341	0,15	6
1	 DWT		 244	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15GK		 246	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	 SW60		 237	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,989	0,62	27
0	 STMP		 130	20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													77
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													145
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													145
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													36,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													12,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													1,74
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													1,55
Pomieszczenie: 246 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 733 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,60 m ²		V= 30,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,c}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,66 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,7 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:246													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,70	3,12	1	9,4	40,0	0,918	8,68	347
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 245	24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													461
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													733
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													733
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													69,2

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											24,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											11,53	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 247 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 733 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,40 m ²	V= 29,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,67 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,7 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:247												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,12	1	9,4	40,0	0,918	8,68	347
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 248 24,0°C	24,0	2,30	3,12	1	7,2	-4,0	0,329	-0,24	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											461	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											733	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											733	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											70,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											24,7	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											11,52	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 248 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 134 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²	V= 11,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								

Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,50$ 1/h		$V_{min}= 5,7$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= 50,0$ m ³ /h		$V_{ex}= 50,0$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 4,4$ 1/h		$V_v= 50,0$ m ³ /h			$\theta_v= 20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:248												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		247 20,0°C	20,0	2,30	3,12	1	7,2	4,0	0,329	0,21	9
0	SW12GK		249 20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,341	0,15	6
1	DWT		249 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW60		237 20,0°C	20,0	2,30	3,12	1	7,2	4,0	0,989	0,65	28
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											66	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											134	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											134	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											33,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											11,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											1,50	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 249 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -28$ W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:		$A= 6,60$ m ²		$V= 18,8$ m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f= 6,62$		$H_i= 2,85$ m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5$ h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,00$ 1/h		$V_{min}= 0,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,0$ 1/h		$V_v= 0,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:249												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW12GK		248 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,341	-0,16	-6

















Wyniki - Pomieszczenia

1	DWT	248	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											-28		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											-28		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											-28		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											-4,3		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											-1,5		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-0,71		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00		
Pomieszczenie: 250 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 616 W Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,30 m ²	V= 20,8 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,96 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:250													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T=	-20,0°C	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	OZ1	NW	T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											344		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											616		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											616		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											84,4		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											29,6		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											8,61		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80		
Pomieszczenie: 251 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 901 W Pokój													

Wyniki - Pomieszczenia













Powierzchnia i kubatura:	A= 15,10 m ²	V= 43,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,93 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:251												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	NW	■ T= -20,0°C	-20,0	3,20	3,12	1	7,9	40,0	0,918	7,25	290
1	■ OZ1	NW	■ T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW15		■ 253 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	2,040	-1,40	-56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												357
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												901
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												901
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												59,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												20,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												8,93
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 252 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 835 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 9,80 m ²	V= 27,9 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,07 1/h	V _{min} = 30,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze wentylacyjne:	n= 1,1 1/h	V _v = 30,0 m³/h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:252												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m²	m	Szt.	m²	K	W/m²·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	3,40	3,12	1	8,5	40,0	0,918	7,82	313
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 253	24,0°C	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												427
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												408
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												835
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												835
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m²]:												85,2
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m³]:												29,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												10,67
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												10,20
Pomieszczenie: 253 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 189 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m²	V= 10,8 m³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 5,4 m³/h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m³/h	V _{m,infv} = 0,0 m³/h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m³/h	V _{su} = m³/h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m³/h	V _{ex} = 50,0 m³/h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,6 1/h	V _v = 50,0 m³/h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:253												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m²	m	Szt.	m²	K	W/m²·K	W/K	W
0	 SW15		 251	20,0°C	2,20	3,12	1	6,9	4,0	2,040	1,27	56
0	 SW15GK		 252	20,0°C	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	 SW12GK		 254	20,0°C	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,341	0,15	6
1	 DWT		 254	20,0°C	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW60		 237	20,0°C	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,989	0,62	27
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												121
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68





Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												189	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												189	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												49,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												17,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,74	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 254 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 40$ W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,30 m ²	V= 18,0 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i, o}= 2,0$ K										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h										$\theta_v= -20,0$ °C	
Przegrody w pomieszczeniu:254													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW12GK		253	24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,341	-0,16	-6
1	DWT		253	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SWZ		T=	16,0°C	16,0	2,00	3,12	1	6,2	4,0	2,728	1,70	68
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												40	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												40	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												40	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												6,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												2,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,99	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 255 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 2077$ W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,10 m ²	V= 40,2 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m											

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0$ 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5$ h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 1,74$ 1/h	$V_{min}= 70,0$ m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h	$V_{m,infv}= m^3/h$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= m^3/h$	$V_{su}= m^3/h$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= m^3/h$	$V_{ex}= m^3/h$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 1,7$ 1/h	$V_v= 70,0$ m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C								
Przegrody w pomieszczeniu:255												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,00	3,12	1	8,3	40,0	0,918	7,63	305
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	N	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,12	1	9,7	40,0	0,918	8,88	355
1	 OZ1	N	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	NE	 T= -20,0°C	-20,0	0,90	3,12	1	3,9	40,0	0,918	3,54	142
0	 SWZ		 T= 16,0°C	16,0	2,60	3,12	1	8,1	4,0	2,728	2,21	89
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1125
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												952
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												2077
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												2077
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												147,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												51,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												28,11
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												23,80
Pomieszczenie: 256 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 0$ W Pom. gosp.												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 2,90$ m ²	$V= 8,3$ m ³										
Rzędna i wysokość:	$L_f= 6,62$	$H_i= 2,85$ m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. gosp.											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0$ 1/h										
Ogrzewanie:	Brak ogrzewania	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5$ h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,00$ 1/h	$V_{min}= 0,0$ m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h	$V_{m,infv}= m^3/h$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= m^3/h$	$V_{su}= m^3/h$										

Wyniki - Pomieszczenia







Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 0,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:256												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2\cdot\text{K}$	W/K	W
0	STMP		156 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	3,50		1	3,5	0,0	0,678	0,00	0
0	STMP		356 20,0 $^{\circ}\text{C}$	20,0	3,50		1	3,5	-0,0	0,678	-0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												0
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												0
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												0,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,00
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 257 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1765 \text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		$A= 13,90 \text{ m}^2$	$V= 39,6 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokość:		$L_f= 6,62$	$H_i = 2,85 \text{ m}$									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 1,77 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 70,0 \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze wentylacyjne:		$n= 1,8 \text{ 1/h}$	$V_v= 70,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:257												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_C	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2\cdot\text{K}$	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,00	3,12	1	7,3	40,0	0,918	6,67	267
1	OZ1	NW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	W	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,00	3,12	1	5,2	40,0	0,918	4,75	190
1	OZ1	W	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	SW	T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	0,90	3,12	1	2,8	40,0	0,918	2,58	103
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												813
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												952

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1765	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1765	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												127,0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												44,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												20,32	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												23,80	
Pomieszczenie: 258 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -28$ W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,90 m ²		V= 22,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0$ °C								
Przegrody w pomieszczeniu:258													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 259	24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	 DWT		 259	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-28	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-28	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												-3,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												-1,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,70	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 259 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 188$ W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²		V= 10,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna												

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 5,4 \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze wentylacyjne:		$n= 4,6 \text{ 1/h}$	$V_v= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:259												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SW15GK		260 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	SW15		261 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	2,040	1,27	56
0	SW60		205 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,989	0,62	27
0	SW15GK		258 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,329	0,14	6
1	DWT		258 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											120	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											188	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											188	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/ m^2]:											49,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/ m^3]:											17,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											2,73	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 260 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 835 \text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		$A= 9,70 \text{ m}^2$	$V= 27,6 \text{ m}^3$									
Rzędna i wysokość:		$L_f= 6,62$	$H_i= 2,85 \text{ m}$									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 1,09 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 30,0 \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}= \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{ m}^3/\text{h}$									
Powietrze wentylacyjne:		$n= 1,1 \text{ 1/h}$	$V_v= 30,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v= -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$							

Przegrody w pomieszczeniu: 260

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,12	1	8,5	40,0	0,918	7,82	313
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 259 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 427Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 408Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 835Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 835Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,\varepsilon}$, [W/m²]: 86,1Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m³]: 30,2Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 10,67Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 10,20Pomieszczenie: 261 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 890$ W PokójPowierzchnia i kubatura: A= 14,80 m² V= 42,2 m³Rzędna i wysokość: L_f= 6,62 H_i= 2,85 m

Kondygnacja: Piętro Typ pomieszczenia: Pokój

Parametry konstrukcyjne: Typ: Hotel inny Typ konstrukcji: Bardzo ciężka

Stopień szczelności: Użytkownika n₅₀= 0,0 1/h







Ogrzewanie: Konwekcyjne Bez osłabienia Indywidualna reg.

Parametry osłabienia: T_h= 1,5 h $\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K $f_{RH} = 0,0$ W/m²





System wentylacji: Indywidualna naturalna

Wymagania higieniczne: n_{min}= 0,95 1/h V_{min}= 40,0 m³/hPowietrze infiltrujące: V_{infv}= 0,0 m³/h V_{m,infv}= m³/hPowietrze nawiewane: V_{su,min}= m³/h V_{su}= m³/hPowietrze usuwane: V_{ex,min}= m³/h V_{ex}= m³/hPowietrze wentylacyjne: n= 0,9 1/h V_v= 40,0 m³/h $\theta_v = -20,0$ °C

Przegrody w pomieszczeniu: 261

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,12	1	7,6	40,0	0,918	6,96	278
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 259 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	2,040	-1,40	-56

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 346Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 544Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 890Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0

Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												890
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												60,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												21,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,64
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 262 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 616 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²		V= 20,5 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,97 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:262												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												344
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												616
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												616
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												85,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												30,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												8,61
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 263 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -28 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,10 m ²		V= 20,2 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$
System wentylacji:	Indywidualna naturalna		
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,00 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = \text{m}^3/\text{h}$	
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$	
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$	
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,0 \text{ 1/h}$	$V_v = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$

Przegrody w pomieszczeniu: 263

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SW15GK		264 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,329	-0,16	-6
1	DWT		264 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m^2]:												-4,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m^3]:												-1,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,70
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00

Pomieszczenie: 264 $\theta_i = 24,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 132 \text{ W}$ Łazienka

Powierzchnia i kubatura:	$A = 4,00 \text{ m}^2$	$V = 11,4 \text{ m}^3$
Rzędna i wysokość:	$L_f = 6,62$	$H_i = 2,85 \text{ m}$
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$ $f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna	
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 5,7 \text{ m}^3/\text{h}$
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$
Powietrze wentylacyjne:	$n = 4,4 \text{ 1/h}$	$V_v = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$ $\theta_v = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$

Przegrody w pomieszczeniu: 264

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W/m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SW15GK		265 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,329	0,21	9
0	SW60		205 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,12	1	6,9	4,0	0,989	0,62	27

Wyniki - Pomieszczenia





0	SW15GK	263	20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,329	0,14	6
1	DWT	263	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											64	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											132	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											132	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											33,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											11,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											1,46	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 265 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 733 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,60 m ²		V= 30,2 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,66 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,7 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:265												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,12	1	9,4	40,0	0,918	8,68	347
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		264 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	6,9	-4,0	0,329	-0,23	-9
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											461	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											733	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											733	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											69,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											24,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											11,53	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80	

Pomieszczenie: 266 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 732\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,20 m ²		V= 29,1 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,69 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,7 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:266												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	NW	■ T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,70	3,12	1	9,4	40,0	0,918	8,68	347
1	■ OZ1	NW	■ T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW15GK		■ 267 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												460
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												732
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												732
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												71,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												25,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												11,50
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 267 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 137\text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²		V= 11,4 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 5,7 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									







Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:267													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	SW15GK		266 20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10	
0	SW15GK		268 20,0°C	20,0	2,20	3,12	1	4,8	4,0	0,329	0,14	6	
1	DWT		268 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22	
0	SW60		205 20,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,989	0,70	31	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												69	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												137	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												137	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												34,3	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												12,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												1,57	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 268 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -28 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,40 m ²	V= 18,2 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²										
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:268													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	SW15GK		267 24,0°C	24,0	2,20	3,12	1	4,8	-4,0	0,329	-0,16	-6	
1	DWT		267 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-28	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:													





















Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00				
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-28				
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0				
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28				
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,4				
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,5				
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,70				
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00				
Pomieszczenie: 269 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 616$ W Kuchnia																
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²	V= 20,5 m ³														
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m														
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3															
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka														
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h														
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.				
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K										f _{RH} = 0,0 W/m ²				
System wentylacji:	Indywidualna naturalna															
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,97 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h														
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h														
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h														
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h														
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h										$\theta_v= -20,0$ °C				
Przegrody w pomieszczeniu: 269																
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ				θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C				°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C				-20,0	2,60	3,12	1	6,0	40,0	0,918	5,53	221
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C				-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:															344	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:															272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :															1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:															616	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:															0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:															616	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:															85,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:															30,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:															8,61	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:															6,80	
Pomieszczenie: 270 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 1058$ W Pokój																
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,70 m ²	V= 44,7 m ³														
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62	H _i = 2,85 m														
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój															















Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,89 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:270												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,12	1	8,5	40,0	0,918	7,82	313
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW50		 100 16,0°C	16,0	5,60	3,12	1	17,5	4,0	1,119	1,95	78
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											514	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											1058	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											1058	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											67,4	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											23,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											12,85	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											13,60	
Pomieszczenie: 271 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 941 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,20 m ²		V= 14,8 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka z oknem											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 7,4 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 25,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 3,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = -2,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:271												

Wyniki - Pomieszczenia

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	2,70	3,12	1	6,3	44,0	0,918	5,81	256
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	44,0	0,900	1,88	83
0	 SW45		 10016,0°C	16,0	2,50	3,12	1	5,7	8,0	1,188	1,23	54
1	 DWT		 10016,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	0,99	44
0	 SW15GK		 27220,0°C	20,0	2,50	3,12	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												499
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												442
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												941
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												941
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												181,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												63,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,35
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												10,05
Pomieszczenie: 272 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 845$ W Zaplecze sali												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,20 m ²		V= 17,7 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K		$f_{RH} = 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 8,8 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,5 1/h		V _v = 8,8 m ³ /h		$\theta_v = -20,0$ °C						
Przegrody w pomieszczeniu:272												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T=-20,0°C	-20,0	2,50	3,12	1	8,8	40,0	0,918	8,12	325
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	3,30	3,12	1	11,3	40,0	0,918	10,42	417
0	 SW15GK		 27124,0°C	24,0	2,50	3,12	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	 SW15GK		 27320,0°C	20,0	3,30	3,12	1	8,2	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 27320,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												725
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												120
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00

Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												845	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												845	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												136,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												47,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												18,13	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												3,00	
Pomieszczenie: 273 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1846 W Sala konferencyjna													
Powierzchnia i kubatura:		A= 39,10 m ²		V= 111,4 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 6,62		H _i = 2,85 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 55,7 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = 55,7 m ³ /h		V _{su} = 55,7 m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 55,7 m ³ /h		V _{ex} = 55,7 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,5 1/h		V _v = 55,7 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:273													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	6,00	3,12	1	19,8	40,0	0,918	18,15	726
0	 SZ	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	7,60	3,12	1	20,6	40,0	0,918	18,89	756
1	 OZ1	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	2	4,2	40,0	0,900	3,77	151
0	 SW15GK		 272	20,0°C	20,0	3,30	3,12	1	8,2	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 272	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 SW45		 100	16,0°C	16,0	7,60	3,12	1	21,6	4,0	1,188	2,57	103
1	 DWT		 100	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												1846	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1846	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1846	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:												47,2	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:												16,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												46,16	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00	

Wyniki - Pomieszczenia































Kondygnacja: 3 PIĘTRO			3 piętro									
Powierzchnia i kubatura:		A _h = 804,4 m ²		V _h = 2541,9 m ³								
Rzędna i wysokości:		L _f = 9,74 m		H 3,56 m								
				H _i = 3,16 m								
Liczba wymian pow. N: 1,2 1/h		V _v : 3003,4 m ³ /h		θ _v : 1,1 °C								
Projektowe straty ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]: 31937												
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]: 20422												
Całkowita projektowa strata ciepła Φ, [W]: 52359												
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} , [W]: 0												
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]: 52359												
Wskaźnik Φ _{HL} odniesiony do powierzchni Φ _{HL,A} , [W/m ²]: 65,1												
Wskaźnik Φ _{HL} odniesiony do kubatury Φ _{HL,V} , [W/m ³]: 20,6												
Pomieszczenie: 301 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1776 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 11,80 m ²		V= 37,3 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,34 1/h		V _{min} = 50,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,3 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:301												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NE	T= -20,0 °C	-20,0	3,80	3,56	1	12,6	40,0	0,918	11,60	464
1	OZ1	NE	T= -20,0 °C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	SE	T= -20,0 °C	-20,0	3,90	3,56	1	15,1	40,0	0,918	13,85	554
0	SW15		302 24,0 °C	24,0	2,30	3,56	1	8,2	-4,0	2,040	-1,67	-67
0	STPU		401 12,0 °C	12,0	14,00		1	14,0	8,0	0,263	0,74	29
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											1096	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											680	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											1776	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											1776	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											150,5	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											47,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											27,41	

Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												17,00
Pomieszczenie: 302 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 563 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²	V= 12,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,3 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,0 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:302												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	NE	■ T= -20,0°C	-20,0	2,20	3,56	1	7,8	44,0	0,918	7,19	316
0	■ SW15		■ 301 20,0°C	20,0	2,30	3,56	1	8,2	4,0	2,040	1,52	67
0	■ SW15GK		■ 303 20,0°C	20,0	2,10	3,56	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	■ DWT		■ 303 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	■ SW15		■ 305 20,0°C	20,0	2,30	3,56	1	8,2	4,0	2,040	1,52	67
0	■ STPU		■ 401 12,0°C	12,0	5,00		1	5,0	12,0	0,263	0,36	16
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												495
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												563
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												563
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												140,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												44,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												11,25
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 303 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -57 W Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,90 m ²	V= 25,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							













Wyniki - Pomieszczenia

Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:303												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		302 24,0°C	24,0	2,10	3,56	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-57
1	DWT		302 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SW25		307 24,0°C	24,0	1,50	3,56	1	5,3	-4,0	1,610	-0,86	-34
0	STPU		401 12,0°C	12,0	3,10		1	3,1	8,0	0,263	0,16	7
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-57
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _v , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _v)·f _h , [W]:												-57
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-57
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-7,2
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-2,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-1,42
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 304 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1210 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 11,60 m ²	V= 36,7 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,36 1/h	V _{min} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,4 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:304												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W

Wyniki - Pomieszczenia

0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,60	3,56	1	10,7	40,0	0,918	9,85	394
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 307	24,0°C	24,0	0,40	3,56	1	1,4	-4,0	2,040	-0,29	-12
0	 STPU		 401	12,0°C	12,0	11,60		1	11,6	8,0	0,263	0,61	24
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													530
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1210
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1210
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													104,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													33,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													13,25
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													17,00
Pomieszczenie: 305 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1078 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 70,40 m ²		V= 222,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i, o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,30 1/h		v _{min} = 66,7 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		v _{infv} = 0,0 m ³ /h		v _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		v _{su, min} = m ³ /h		v _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		v _{ex, min} = m ³ /h		v _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,3 1/h		v _v = 66,7 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:305													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	2,20	3,56	1	5,7	40,0	0,918	5,27	211
1	 OZ1	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 302	24,0°C	24,0	2,30	3,56	1	8,2	-4,0	2,040	-1,67	-67
0	 SW15		 307	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	2,040	-1,60	-64
0	 SW15		 315	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	2,040	-1,82	-73
0	 SW15		 316	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	2,040	-1,60	-64
0	 SW60		 359	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,989	-0,77	-31
0	 SW60		 364	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,989	-0,77	-31
0	 SW60		 367	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,989	-0,88	-35
0	 SW60		 100	16,0°C	16,0	3,90	3,56	1	7,7	4,0	0,989	0,76	30
1	 DW		 100	16,0°C	16,0	3,10	2,00	1	6,2	4,0	2,600	1,61	64

Wyniki - Pomieszczenia











0		STPU		 T=	-5,0°C	-5,0	15,90		1	15,9	25,0	0,263	2,61	104
0		STPU		 405	12,0°C	12,0	0,90		1	0,9	8,0	0,263	0,05	2
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													171	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													908	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1078	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1078	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszc. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													15,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszc. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													4,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													4,27	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													22,69	
Pomieszczenie: 306 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 769 W Pokój														
Powierzchnia i kubatura:			A= 9,40 m ²		V= 29,7 m ³									
Rzędna i wysokość:			L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro			Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:			Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:			Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:			Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:			T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:			Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:			n _{min} = 0,67 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:			V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:			V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:			V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:			n= 0,7 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:306														
>	Symbol		Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
				°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,30	3,56	1	9,7	40,0	0,918	8,87	355
1		OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0		SW15GK		 307	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0		STPN		 T=	-18,0°C	-18,0	3,80		1	3,8	38,0	0,205	0,74	30
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													497	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													769	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													769	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszc. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													81,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszc. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													25,9	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													12,43	







Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 307 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 230\text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:307												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW25		303 20,0°C	20,0	1,50	3,56	1	5,3	4,0	1,610	0,78	34
0	SW15		304 20,0°C	20,0	0,40	3,56	1	1,4	4,0	2,040	0,26	12
0	SW15GK		306 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	SW15GK		308 20,0°C	20,0	2,00	3,56	1	5,0	4,0	0,329	0,15	7
1	DWT		308 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		305 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	STMP		402 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											162	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _v , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _v)·f _h , [W]:											230	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											230	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											60,6	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											19,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											3,69	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 308 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -28\text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,10 m ²	V= 19,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										

Wyniki - Pomieszczenia











Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:308												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		307 24,0°C	24,0	2,00	3,56	1	5,0	-4,0	0,329	-0,17	-7
1	DWT		307 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-4,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,71
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 309 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 682 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,40 m ²	V= 23,4 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,86 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:309												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263

Wyniki - Pomieszczenia









1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0			 T=	-18,0°C	-18,0	3,00		1	3,0	38,0	0,205	0,58	23
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													410
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													682
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													682
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													92,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													29,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													10,24
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													6,80
Pomieszczenie: 310 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1066 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 16,30 m ²		V= 51,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,78 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,8 1/h		V _v = 40,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:310													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,40	3,56	1	10,0	40,0	0,918	9,19	368
1		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0			 T=	-18,0°C	-18,0	4,00		1	4,0	38,0	0,205	0,78	31
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													522
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1066
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1066
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													65,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													20,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													13,05
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													13,60

Pomieszczenie: 311 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1024 \text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,60 m ²		V= 46,1 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,87 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h		V _v = 40,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:311												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,10	3,56	1	8,9	40,0	0,918	8,21	328
1	 OZ1	SE	 T= -20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T= -18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	3,60		1	3,6	38,0	0,205	0,70	28
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											480	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:											1024	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											1024	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											70,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											22,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											11,99	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _v , [W/K]:											13,60	
Pomieszczenie: 312 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 682 \text{ W}$ Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²		V= 22,8 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:312												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T=-18,0°C	-18,0	3,00		1	3,0	38,0	0,205	0,58	23
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												410
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												682
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												682
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²):												94,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³):												30,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												10,24
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 313 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -28 W Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,40 m ²	V= 20,2 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:313												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 315 24,0°C	24,0	2,00	3,56	1	5,0	-4,0	0,329	-0,17	-7
1	 DWT		 315 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00

Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												-28	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,71	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 314 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 809 W Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,30 m ²		V= 32,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m										
Kondygnacja:	Piętro Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,61 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:314													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	3,60	3,56	1	10,7	40,0	0,918	9,85	394
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 315	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,329	-0,29	-12
0	 STPN		 T=	-18,0°C	-18,0	4,10		1	4,1	38,0	0,205	0,80	32
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												537	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												809	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												809	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												78,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												24,9	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,43	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 315 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 194 W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:	A= 3,80 m ²		V= 12,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m										

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:315												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		314 20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,329	0,27	12
0	SW15		305 20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	2,040	1,65	73
0	SW15GK		313 20,0°C	20,0	2,00	3,56	1	5,0	4,0	0,329	0,15	7
1	DWT		313 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	STMP		402 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											126	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											194	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											194	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											51,1	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											16,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											2,87	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 316 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 190 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²	V= 12,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,3 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										

Wyniki - Pomieszczenia















Powietrze wentylacyjne:	n= 4,0 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:316												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		318 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	SW15GK		317 20,0°C	20,0	2,10	3,56	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	DWT		317 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		305 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	0,60		1	0,6	42,0	0,205	0,12	5
0	STMP		403 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												122
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												190
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												190
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												47,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												15,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												2,77
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 317 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -9 W Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,20 m ²	V= 19,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:317												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		316 24,0°C	24,0	2,10	3,56	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-7
1	DWT		316 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	2,50		1	2,5	38,0	0,205	0,49	19
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-9

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											0		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											-9		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											-9		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											-1,5		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											-0,5		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											-0,24		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00		
Pomieszczenie: 318 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2439 \text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 15,90 m ²		V= 50,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,99 1/h		V _{min} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 2,0 1/h		V _v = 100,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:318													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	5,80	3,56	1	19,7	40,0	0,918	18,13	725
1	OZ1	SE	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	SW	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	0,50	3,56	1	3,0	40,0	0,918	2,73	109
0	SW15GK		316	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	STPN		T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	17,80		1	17,8	38,0	0,205	3,47	139
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1079	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												1360	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												2439	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												2439	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												153,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												48,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												26,98	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												34,00	

Wyniki - Pomieszczenia

Pomieszczenie: 319 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1268\text{ W}$ Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 24,80 m ²		V= 78,4 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,30 1/h		V _{min} = 23,5 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,3 1/h		V _v = 23,5 m ³ /h		$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:319													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T=	-20,0°C	-20,0	3,10	3,56	1	8,9	40,0	0,918	8,21	328
1	OZ1	SE	T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	NW	T=	-20,0°C	-20,0	3,10	3,56	1	6,8	40,0	0,918	6,23	249
1	OZ	NW	T=	-20,0°C	-20,0	1,70	2,50	1	4,3	40,0	0,900	3,82	153
0	STPU		405	12,0°C	12,0	13,00		1	13,0	8,0	0,263	0,68	27
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													949
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													320
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													1268
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													1268
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													51,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													16,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													23,71
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													7,99
Pomieszczenie: 320 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2225\text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 15,90 m ²		V= 50,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		$f_{RH} = 0,0\text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,69 1/h		V _{min} = 85,0 m ³ /h									









Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,7 1/h	V _v = 85,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:320													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SZ	NE	 T=-20,0°C	-20,0	0,50	3,56	1	3,0	40,0	0,918	2,73	109	
0	 SZ	SE	 T=-20,0°C	-20,0	5,70	3,56	1	19,4	40,0	0,918	17,81	712	
1	 OZ1	SE	 T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75	
0	 SW15GK		 322 24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,329	-0,29	-12	
0	 STPN		 T=-18,0°C	-18,0	18,30		1	18,3	38,0	0,205	3,57	143	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												1069	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												1156	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												2225	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												2225	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:												139,9	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:												44,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												26,72	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												28,90	
Pomieszczenie: 321 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 2 W Aneks kuchenny													
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,70 m ²	V= 18,0 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²										
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:321													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SW15GK		 322 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,329	-0,19	-8	
1	 DWT		 322 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22	

Wyniki - Pomieszczenia

0	STPN		T=	-18,0°C	-18,0	2,80	1	2,8	38,0	0,205	0,55	22	
0	STMP		405	12,0°C	12,0	0,50	1	0,5	8,0	0,678	0,07	3	
0	STMP		406	16,0°C	16,0	3,10	1	3,1	4,0	0,678	0,21	8	
0	STMP		407	24,0°C	24,0	0,60	1	0,6	-4,0	0,678	-0,04	-2	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												2	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												2	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												0,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												0,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												0,05	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 322 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 191 W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:			A= 4,10 m ²	V= 13,0 m ³									
Rzędna i wysokość:			L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro			Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:			Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:			Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:			Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:			T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:			Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:			n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,5 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:			V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:			V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:			V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:			n= 3,9 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ_v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:322													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	SW15GK		321	20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,329	0,17	8
1	DWT		321	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15GK		320	20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,329	0,27	12
0	SW15		337	20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	2,040	1,65	73
0	STPN		T=	-18,0°C	-18,0	1,10		1	1,1	42,0	0,205	0,22	9
0	STMP		407	24,0°C	24,0	4,00		1	4,0	0,0	0,678	0,00	0
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												123	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												191	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													

Wyniki - Pomieszczenia

Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											191	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											46,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											14,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											2,80	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 323 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 815 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,00 m ²	V= 31,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,63 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infrv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infrv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:323												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,60	3,56	1	10,7	40,0	0,918	9,85	394
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 324 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	4,70		1	4,7	38,0	0,205	0,92	37
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											543	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ =(Φ_T + Φ_V)·f _h , [W]:											815	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ_{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											815	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											81,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											25,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											13,59	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 324 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 184 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									

Wyniki - Pomieszczenia

Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:324												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		323 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	SW15GK		325 20,0°C	20,0	2,00	3,56	1	5,0	4,0	0,329	0,15	7
1	DWT		325 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15		337 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	STMP		408 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												116
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												184
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												184
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												48,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												15,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												2,64
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55

Pomieszczenie: 325 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -28 W Komunikacja			
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,80 m ²	V= 21,5 m ³	
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m	
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz		
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka	
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h	
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna naturalna		
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h	
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h	
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h	
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h	
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C

Wyniki - Pomieszczenia

Przegrody w pomieszczeniu:325

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		324 24,0°C	24,0	2,00	3,56	1	5,0	-4,0	0,329	-0,17	-7
1	DWT		324 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-28
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-28
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,71
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00







Pomieszczenie: 326 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 685$ W Kuchnia

Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²	V= 22,8 m ³
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3	
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K $f_{RH} = 0,0$ W/m ²
System wentylacji:	Indywidualna naturalna	
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h $\theta_v = -20,0$ °C











Przegrody w pomieszczeniu:326

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	OZ1	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	3,40		1	3,4	38,0	0,205	0,66	27
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												413
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												685
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												685
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												95,1







Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												30,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												10,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 327 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1042 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,70 m ²		V= 46,5 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,86 1/h		V _{min} = 40,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h		V _v = 40,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:327												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,20	3,56	1	9,3	40,0	0,918	8,54	342
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	4,20		1	4,2	38,0	0,205	0,82	33
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												498
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1042
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1042
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												70,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												22,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												12,44
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 328 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1027 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,60 m ²		V= 46,1 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							

Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,87$ 1/h		$V_{min}= 40,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m, infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su, min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex, min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,9$ 1/h		$V_v= 40,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:328												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,56	1	8,9	40,0	0,918	8,21	328
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	4,00		1	4,0	38,0	0,205	0,78	31
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											483	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											544	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											1027	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											1027	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											70,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											22,3	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											12,07	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											13,60	
Pomieszczenie: 329 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 685$ W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:		$A= 7,20$ m ²		$V= 22,8$ m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f= 9,74$		$H_i= 3,16$ m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem 3 os.										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5$ h		$\Delta\theta_{i, o}= 2,0$ K		$f_{RH}= 0,0$ W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,88$ 1/h		$V_{min}= 20,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m, infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su, min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex, min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,9$ 1/h		$V_v= 20,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:329												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	 OZ1	SE	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75

Wyniki - Pomieszczenia

0		STPN			T=	-18,0°C	-18,0	3,40		1	3,4	38,0	0,205	0,66	27
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:															413
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:															272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :															1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:															685
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:															0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:															685
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:															95,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:															30,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:															10,32
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:															6,80
Pomieszczenie: 330 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -28 W Komunikacja															
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,40 m ²		V= 20,2 m ³											
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:330															
>	Symbol		Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
				°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0		SW15GK			331	24,0°C	24,0	2,00	3,56	1	5,0	-4,0	0,329	-0,17	-7
1		DWT			331	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:															-28
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:															0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :															1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:															-28
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:															0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:															-28
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:															-4,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:															-1,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:															-0,71
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:															0,00
Pomieszczenie: 331 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 240 W Łazienka															











Wyniki - Pomieszczenia

Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:331												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		330 20,0°C	20,0	2,00	3,56	1	5,0	4,0	0,329	0,15	7
1	DWT		330 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15GK		332 20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,329	0,27	12
0	SW25		334 20,0°C	20,0	2,00	3,56	1	7,1	4,0	1,610	1,04	46
0	SW15		337 20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	2,040	1,65	73
0	STMP		408 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											172	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											240	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											240	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											63,2	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											20,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											3,91	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 332 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 828 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 10,60 m ²	V= 33,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,60 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h									

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:332												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,56	1	11,1	40,0	0,918	10,17	407
1	OZ1	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		331 24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,329	-0,29	-12
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	4,80		1	4,8	38,0	0,205	0,94	37
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												556
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												828
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												828
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												78,1
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												24,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												13,90
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 333 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1253 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 11,80 m ²	V= 37,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,34 1/h	V _{min} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,3 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:333												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	3,60	3,56	1	10,7	40,0	0,918	9,85	394
1	OZ1	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	0,90		1	0,9	38,0	0,205	0,18	7

Wyniki - Pomieszczenia































0	 STPW		 409	12,0°C	12,0	12,10		1	12,1	8,0	0,510		1,23	49
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:														573
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:														680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :														1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:														1253
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:														0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:														1253
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:														106,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:														33,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:														14,34
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:														17,00
Pomieszczenie: 334 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -38 W Aneks kuchenny														
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,90 m ²		V= 25,0 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:334														
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0	 SW25		 331	24,0°C	24,0	2,00	3,56	1	7,1	-4,0	1,610	-1,15	-46	
0	 SW15GK		 336	24,0°C	24,0	2,10	3,56	1	5,4	-4,0	0,329	-0,18	-7	
1	 DWT		 336	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22	
0	 STPW		 409	12,0°C	12,0	9,00		1	9,0	8,0	0,510	0,92	37	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:														-38
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:														0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :														1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:														-38
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:														0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:														-38
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:														-4,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:														-1,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:														-0,95
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:														0,00

Pomieszczenie: 335 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1859 \text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 11,90 m ²		V= 37,6 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia				Indywidualna reg.				
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²				
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,33 1/h		V _{min} = 50,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,3 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h				θ _v = -20,0 °C				
Przegrody w pomieszczeniu:335												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _C	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	3,90	3,56	1	15,1	40,0	0,918	13,85	554
0	SZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	3,80	3,56	1	12,6	40,0	0,918	11,60	464
1	OZ1	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		336 24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,329	-0,29	-12
0	STPW		409 12,0°C	12,0	14,00		1	14,0	8,0	0,510	1,43	57
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												1179
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												680
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1859
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1859
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL, f} , [W/m ²]:												156,2
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL, v} , [W/m ³]:												49,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												29,48
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												17,00
Pomieszczenie: 336 $\theta_i = 24,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 514 \text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,90 m ²		V= 12,3 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia				Indywidualna reg.				
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²				
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										



























Wyniki - Pomieszczenia

Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{\min} = 6,2 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{m, infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su, min}} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{\text{su}} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex, min}} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{ex}} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 4,1 \text{ 1/h}$	$V_v = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:336												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SZ	SW	T= $-20,0^\circ\text{C}$	$-20,0$	2,10	3,56	1	7,5	44,0	0,918	6,87	302
0	SW15		337 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	2,040	1,65	73
0	SW15GK		334 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	2,10	3,56	1	5,4	4,0	0,329	0,16	7
1	DWT		334 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	SW15GK		335 $20,0^\circ\text{C}$	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,329	0,27	12
0	STPW		409 $12,0^\circ\text{C}$	12,0	5,00		1	5,0	12,0	0,510	0,70	31
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												446
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												514
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												514
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m^2]:												131,8
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m^3]:												41,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												10,14
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 337 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1020 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	$A = 70,20 \text{ m}^2$	$V = 221,8 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f = 9,74$	$H_i = 3,16 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i, o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{\min} = 0,30 \text{ 1/h}$	$V_{\min} = 66,5 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{\text{infv}} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{\text{m, infv}} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{\text{su, min}} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{\text{su}} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{\text{ex, min}} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{\text{ex}} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,3 \text{ 1/h}$	$V_v = 66,5 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:337												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W










Wyniki - Pomieszczenia

0		SZ	SW		T=	-20,0°C	-20,0	2,20	3,56	1	5,7	40,0	0,918	5,27	211
1		OZ1	SW		T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0		SW60			200	16,0°C	16,0	3,90	3,56	1	7,9	4,0	0,989	0,78	31
1		DW			200	16,0°C	16,0	3,00	2,00	1	6,0	4,0	2,600	1,56	62
0		SW15			322	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	2,040	-1,82	-73
0		SW15			324	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	2,040	-1,60	-64
0		SW15			331	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	2,040	-1,82	-73
0		SW15			336	24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	2,040	-1,82	-73
0		SW60			345	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,989	-0,77	-31
0		SW60			348	24,0°C	24,0	2,30	3,56	1	8,2	-4,0	0,989	-0,81	-32
0		SW60			353	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,989	-0,77	-31
0		STPU			405	12,0°C	12,0	0,80		1	0,8	8,0	0,263	0,04	2
0		STMP			406	16,0°C	16,0	2,00		1	2,0	4,0	0,678	0,14	5
0		STMP			407	24,0°C	24,0	2,30		1	2,3	-4,0	0,678	-0,16	-6
0		STPW			409	12,0°C	12,0	15,30		1	15,3	8,0	0,510	1,56	62
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:														115	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:														905	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :														1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:														1020	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:														0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:														1020	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:														14,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:														4,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:														2,87	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:														22,63	
Pomieszczenie: 338 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 324 W Komunikacja															
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,70 m ²		V= 11,7 m ³											
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:338															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T		
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W		

Wyniki - Pomieszczenia

0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,80	3,56	1	4,3	40,0	0,918	3,96	158
1	 OZ1	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 339	24,0°C	24,0	2,80	3,56	1	7,9	-4,0	0,329	-0,26	-10
1	 DWT		 339	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	 SW45		 200	16,0°C	16,0	2,90	3,56	1	8,2	4,0	1,188	0,98	39
1	 DWT		 200	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
0	 STMP		 410	16,0°C	16,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,34	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													324
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													324
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													324
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													87,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													27,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													8,10
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00
Pomieszczenie: 339 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 541 W Łazienka													
Powierzchnia i kubatura:		A= 5,10 m ²		V= 16,1 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 8,1 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 6,2 1/h		V _v = 100,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:339													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	2,20	3,56	1	7,8	44,0	0,918	7,19	316
0	 SW12GK		 340	20,0°C	20,0	2,80	3,56	1	10,0	4,0	0,341	0,31	14
0	 SW15GK		 341	20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	 SW15GK		 338	20,0°C	20,0	2,80	3,56	1	7,9	4,0	0,329	0,24	10
1	 DWT		 338	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STMP		 410	16,0°C	16,0	6,00		1	6,0	8,0	0,678	0,74	33
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													405
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													136

Wyniki - Pomieszczenia

Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												541	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												541	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												106,1	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												33,6	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												9,21	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												3,09	
Pomieszczenie: 340 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 672$ W Zaplecze sali													
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,10 m ²	V= 13,0 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,5 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 6,5 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 7,7 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h										θ_v = 20,0 °C	
Przegrody w pomieszczeniu:340													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SE	 T=	-20,0°C	-20,0	2,00	3,56	1	8,3	40,0	0,918	7,63	305
0	 SZ	 SW	 T=	-20,0°C	-20,0	2,50	3,56	1	10,1	40,0	0,918	9,27	371
0	 SW12GK		 339	24,0°C	24,0	2,80	3,56	1	10,0	-4,0	0,341	-0,34	-14
0	 STMP		 410	16,0°C	16,0	6,00		1	6,0	4,0	0,678	0,41	16
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												672	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												672	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												672	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												163,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												51,8	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												16,79	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 341 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 2146$ W Sala konferencyjna													
Powierzchnia i kubatura:	A= 37,80 m ²	V= 119,4 m ³											









Wyniki - Pomieszczenia

Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 59,7 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 59,7 m ³ /h	V _{su} = 600,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 59,7 m ³ /h	V _{ex} = 600,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 5,0 1/h	V _v = 600,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:341												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SW	T=-20,0°C	-20,0	7,20	3,56	1	22,6	40,0	0,918	20,79	832
1	OZ1	SW	T=-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	2	4,2	40,0	0,900	3,77	151
0	SZ	NW	T=-20,0°C	-20,0	6,10	3,56	1	22,9	40,0	0,918	21,04	842
0	SW15GK		339 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	SW45		200 16,0°C	16,0	7,30	3,56	1	23,9	4,0	1,188	2,84	113
1	DWT		200 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
0	STMP		410 16,0°C	16,0	40,00		1	40,0	4,0	0,678	2,71	108
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												2146
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												2146
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												2146
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												56,8
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												18,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												53,65
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 342 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 1066 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 16,00 m ²	V= 50,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,79 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										















Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,8 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:342												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,56	1	10,0	40,0	0,918	9,19	368
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	5,40		1	5,4	38,0	0,205	1,05	42
0	STMP		411 24,0°C	24,0	4,00		1	4,0	-4,0	0,678	-0,27	-11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												522
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												1066
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												1066
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												66,6
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												21,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												13,06
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 343 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 675 W Kuchnia												
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,30 m ²	V= 23,1 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,87 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:343												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	3,90		1	3,9	38,0	0,205	0,76	30

Wyniki - Pomieszczenia

0	 STMP		 411	24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													403
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													675
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													675
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													92,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													29,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													10,08
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													6,80
Pomieszczenie: 344 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = -32 W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,00 m ²		V= 22,1 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:344													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW12GK		 345	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,341	-0,20	-8
1	 DWT		 345	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	 STMP		 411	24,0°C	24,0	1,00		1	1,0	-4,0	0,678	-0,07	-3
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													-32
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													-32
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													-32
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													-4,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													-1,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													-0,81
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													0,00

























Wyniki - Pomieszczenia

Pomieszczenie: 345 $\theta_i = 24,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 162\text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²		V= 12,6 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,3 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,0 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:345												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW12GK		 344 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,341	0,18	8
1	 DWT		 344 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW15GK		 346 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	 SW60		 337 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,989	0,70	31
0	 STMP		 230 20,0°C	20,0	4,50		1	4,5	4,0	0,678	0,28	12
0	 STMP		 412 24,0°C	24,0	0,90		1	0,9	0,0	0,678	0,00	0
0	 STMP		 414 20,0°C	20,0	4,00		1	4,0	4,0	0,678	0,25	11
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												94
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												162
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												162
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL, f} , [W/m ²]:												40,5
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL, v} , [W/m ³]:												12,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												2,14
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 346 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 816\text{ W}$ Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,60 m ²		V= 33,5 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							

Wyniki - Pomieszczenia

System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,60$ 1/h		$V_{min}= 20,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,6$ 1/h		$V_v= 20,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:346												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	■ SZ	NW	■ T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,56	1	11,1	40,0	0,918	10,17	407
1	■ OZ1	NW	■ T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	■ SW15GK		■ 345 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	■ STPN		■ T= -18,0°C	-18,0	5,60		1	5,6	38,0	0,205	1,09	44
0	■ STMP		■ 411 24,0°C	24,0	1,80		1	1,8	-4,0	0,678	-0,12	-5
0	■ STMP		■ 412 24,0°C	24,0	5,50		1	5,5	-4,0	0,678	-0,37	-15
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												544
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												816
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												816
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												77,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												24,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,59
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 347 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 849$ W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		$A= 10,40$ m ²		$V= 32,9$ m ³								
Rzędna i wysokość:		$L_f= 9,74$		$H_i= 3,16$ m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50}= 0,0$ 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia			Indywidualna reg.					
Parametry osłabienia:		$T_h= 1,5$ h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K			$f_{RH}= 0,0$ W/m ²					
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min}= 0,61$ 1/h		$V_{min}= 20,0$ m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv}= 0,0$ m ³ /h		$V_{m,infv}=$ m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min}=$ m ³ /h		$V_{su}=$ m ³ /h								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min}=$ m ³ /h		$V_{ex}=$ m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		$n= 0,6$ 1/h		$V_v= 20,0$ m ³ /h			$\theta_v= -20,0$ °C					
Przegrody w pomieszczeniu:347												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T







Wyniki - Pomieszczenia

		°C		°C		m; m ²		m		Szt.		m ²		K		W/m ² ·K		W/K		W	
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,70	3,56	1	11,1	40,0	0,918	10,17	407								
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75								
0	 SW15GK		 348	24,0°C	24,0	2,30	3,56	1	8,2	-4,0	0,329	-0,27	-11								
0	 STPN		 T=	-18,0°C	-18,0	5,40		1	5,4	38,0	0,205	1,05	42								
0	 STPN		 T=	-18,0°C	-18,0	2,00		1	2,0	38,0	0,205	0,39	16								
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													577								
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													272								
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00								
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													849								
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0								
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													849								
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:													81,6								
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:													25,8								
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													14,43								
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													6,80								
Pomieszczenie: 348 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 157 W Łazienka																					
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²		V= 12,6 m ³																	
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m																	
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna																			
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka																	
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h																	
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.															
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²															
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna																			
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,3 m ³ /h																	
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h																	
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h																	
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h																	
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,0 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C															
Przegrody w pomieszczeniu:348																					
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T								
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W								
0	 SW15GK		 347	20,0°C	20,0	2,30	3,56	1	8,2	4,0	0,329	0,24	11								
0	 SW12GK		 349	20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,341	0,18	8								
1	 DWT		 349	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22								
0	 SW60		 337	20,0°C	20,0	2,30	3,56	1	8,2	4,0	0,989	0,74	32								
0	 STPN		 T=	-18,0°C	-18,0	0,40		1	0,4	42,0	0,205	0,08	3								
0	 STMP		 413	20,0°C	20,0	0,70		1	0,7	4,0	0,678	0,04	2								
0	 STMP		 414	20,0°C	20,0	4,10		1	4,1	4,0	0,678	0,25	11								
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													89								
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													68								

Wyniki - Pomieszczenia













Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												157	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												157	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												39,3	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												12,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,03	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55	
Pomieszczenie: 349 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = -30$ W Komunikacja													
Powierzchnia i kubatura:	A= 6,60 m ²	V= 20,9 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia										Indywidualna reg.	
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0$ K										f _{RH} = 0,0 W/m ²	
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h										$\theta_v= -20,0$ °C	
Przegrody w pomieszczeniu:349													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW12GK		348	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,341	-0,20	-8
1	DWT		348	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-30	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-30	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-30	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-4,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-1,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,74	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 350 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 694$ W Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,30 m ²	V= 23,1 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna												

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia				Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,87 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h				θ _v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:350												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	4,60		1	4,6	38,0	0,205	0,90	36
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											422	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											694	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											694	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											95,1	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											30,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											10,55	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											6,80	
Pomieszczenie: 351 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 998 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,10 m ²		V= 47,7 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia				Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K				f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,84 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,8 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h				θ _v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:351												

Wyniki - Pomieszczenia

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,20	3,56	1	9,3	40,0	0,918	8,54	342
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15		353 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	2,040	-1,60	-64
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	6,80		1	6,8	38,0	0,205	1,33	53
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												454
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												998
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												998
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												66,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												20,9
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												11,35
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 352 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 945 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,80 m ²		V= 31,0 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,97 1/h		V _{min} = 30,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 30,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:352												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,56	1	10,0	40,0	0,918	9,19	368
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		353 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	7,20		1	7,2	38,0	0,205	1,40	56
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												537
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												408
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												945
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0

Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											945	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											96,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											30,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											13,42	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											10,20	
Pomieszczenie: 353 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 216$ W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²		V= 12,0 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 6,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infr} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infr} = 0,0 m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 50,0 m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,2 1/h		V _v = 50,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:353												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15		 351 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	 SW15GK		 352 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	 SW12GK		 354 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,341	0,18	8
1	 DWT		 354 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW60		 337 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,989	0,70	31
0	 STMP		 414 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											148	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											68	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											216	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											216	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:											57,0	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:											18,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											3,37	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											1,55	
Pomieszczenie: 354 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 48 W Aneks kuchenny												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,30 m ²		V= 19,9 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								

Wyniki - Pomieszczenia

Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								
Przegrody w pomieszczeniu:354												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW12GK		353 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,341	-0,20	-8
1	DWT		353 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0	SWZ		T= 16,0°C	16,0	2,00	3,56	1	7,1	4,0	2,728	1,94	78
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:											48	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:											0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:											48	
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:											48	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:											7,6	
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:											2,4	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:											1,20	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 355 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 2313 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:	A= 14,10 m ²		V= 44,6 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 1,57 1/h	V _{min} = 70,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,6 1/h	V _v = 70,0 m ³ /h		θ _v = -20,0 °C								

Przegrody w pomieszczeniu:355

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,00	3,56	1	9,8	40,0	0,918	8,98	359
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	N	T= -20,0°C	-20,0	3,10	3,56	1	11,3	40,0	0,918	10,40	416
1	OZ1	N	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SZ	NE	T= -20,0°C	-20,0	0,90	3,56	1	4,4	40,0	0,918	4,04	162
0	SWZ		T= 16,0°C	16,0	2,60	3,56	1	9,3	4,0	2,728	2,53	101
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	11,60		1	11,6	38,0	0,205	2,26	90

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 1361Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 952Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 2313Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]: 0Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 2313Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m²]: 164,0Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]: 51,9Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 34,01Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 23,80Pomieszczenie: 356 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 0$ W Pom. gosp.Powierzchnia i kubatura: A= 2,90 m² V= 9,2 m³Rzędna i wysokość: L_f= 9,74 H_i= 3,16 m

Kondygnacja: Piętro Typ pomieszczenia: Pom. gosp.

Parametry konstrukcyjne: Typ: Hotel inny Typ konstrukcji: Bardzo ciężka

Stopień szczelności: Użytkownika n₅₀= 0,0 1/h

Ogrzewanie: Brak ogrzewania Bez osłabienia Indywidualna reg.

Parametry osłabienia: T_h= 1,5 h $\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K f_{RH} = 0,0 W/m²

System wentylacji: Indywidualna naturalna













Wymagania higieniczne: n_{min}= 0,00 1/h V_{min}= 0,0 m³/hPowietrze infiltrujące: V_{infr}= 0,0 m³/h V_{m,infr}= m³/hPowietrze nawiewane: V_{su,min}= m³/h V_{su}= m³/hPowietrze usuwane: V_{ex,min}= m³/h V_{ex}= m³/hPowietrze wentylacyjne: n= 0,0 1/h V_v= 0,0 m³/h θ_v = -20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu:356

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	STMP		256 20,0°C	20,0	3,50		1	3,5	0,0	0,678	0,00	0
0	STMP		415 20,0°C	20,0	3,50		1	3,5	-0,0	0,678	-0,00	0

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 0Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 0Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00









Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												0	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-0,0	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-0,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,00	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 357 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2118\text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 13,90 m ²		V= 43,9 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0\text{ K}$		$f_{RH}= 0,0\text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 1,59 1/h		V _{min} = 70,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,6 1/h		V _v = 70,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:357													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	SW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	0,90	3,56	1	3,2	40,0	0,918	2,94	118
0	 SZ	W	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,00	3,56	1	11,0	40,0	0,918	10,08	403
1	 OZ1	W	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SZ	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,00	3,56	1	8,6	40,0	0,918	7,88	315
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	11,60		1	11,6	38,0	0,205	2,26	90
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1166	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												952	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												2118	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												2118	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												152,4	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												48,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												29,15	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												23,80	
Pomieszczenie: 358 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = -29\text{ W}$ Aneks kuchenny													

Wyniki - Pomieszczenia







Powierzchnia i kubatura:		A= 7,90 m ²	V= 25,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:358												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		359 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,329	-0,19	-8
1	DWT		359 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-29
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-29
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-29
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-3,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,73
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 359 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 216 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 3,80 m ²	V= 12,0 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 4,2 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h θ _v = 20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:359												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15GK		360 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	SW15		361 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	2,040	1,45	64
0	SW60		305 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,989	0,70	31
0	SW15GK		358 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,329	0,17	8
1	DWT		358 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	STMP		415 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												148
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												216
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												216
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												56,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												18,0
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												3,37
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 360 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 946 W Pokój												
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,70 m ²		V= 30,7 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,98 1/h		V _{min} = 30,0 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 1,0 1/h		V _v = 30,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:360												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,40	3,56	1	10,0	40,0	0,918	9,19	368
1	OZ1	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	SW15GK		359 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	STPN		T= -18,0°C	-18,0	7,30		1	7,3	38,0	0,205	1,42	57
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												538

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											408		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											946		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											946		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											97,5		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											30,8		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											13,44		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											10,20		
Pomieszczenie: 361 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 983 \text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:		A= 14,80 m ²	V= 46,8 m ³										
Rzędna i wysokość:		L _F = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²								
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,86 1/h	V _{min} = 40,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,9 1/h	V _v = 40,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:361													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _C	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	3,10	3,56	1	8,9	40,0	0,918	8,21	328
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15		 359	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	2,040	-1,60	-64
0	 STPN		 T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	6,60		1	6,6	38,0	0,205	1,29	51
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											439		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											544		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											983		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											983		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:											66,4		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:											21,0		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											10,98		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											13,60		
Pomieszczenie: 362 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 693 \text{ W}$ Kuchnia													



















Wyniki - Pomieszczenia









Powierzchnia i kubatura:		A= 7,20 m ²	V= 22,8 m ³
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. bez okna	
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:		Indywidualna naturalna	
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,88 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,9 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h θ _v = -20,0 °C

Przegrody w pomieszczeniu:362												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	4,50		1	4,5	38,0	0,205	0,88	35
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												421
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												693
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												693
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												96,3
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												30,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												10,54
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80









Pomieszczenie: 363 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = -29 W Komunikacja			
Powierzchnia i kubatura:		A= 7,10 m ²	V= 22,4 m ³
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz	
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²
System wentylacji:		Indywidualna naturalna	
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h

Wyniki - Pomieszczenia















Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:363												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 364 24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,329	-0,19	-8
1	 DWT		 364 24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												-29
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												-29
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												-29
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												-4,1
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												-1,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												-0,73
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 364 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 154 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 4,00 m ²	V= 12,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,3 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 4,0 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:364												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW15GK		 365 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,329	0,23	10
0	 SW60		 305 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	7,8	4,0	0,989	0,70	31
0	 SW15GK		 363 20,0°C	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,329	0,17	8
1	 DWT		 363 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	0,40		1	0,4	42,0	0,205	0,08	3
0	 STMP		 415 20,0°C	20,0	3,60		1	3,6	4,0	0,678	0,22	10
0	 STMP		 416 20,0°C	20,0	0,60		1	0,6	4,0	0,678	0,04	2
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												86

Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											68		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											154		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											154		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											38,4		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											12,1		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											1,94		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											1,55		
Pomieszczenie: 365 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 846 \text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,60 m ²	V= 33,5 m ³											
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74	H _i = 3,16 m											
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²										
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,60 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h	θ _v = -20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:365													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	3,70	3,56	1	11,1	40,0	0,918	10,17	407
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 364	24,0°C	24,0	2,20	3,56	1	7,8	-4,0	0,329	-0,26	-10
0	 STPN		 T=	-18,0°C	-18,0	6,90		1	6,9	38,0	0,205	1,35	54
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											574		
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											272		
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :											1,00		
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											846		
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0		
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											846		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											79,8		
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											25,2		
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											14,34		
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											6,80		
Pomieszczenie: 366 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 854 \text{ W}$ Pokój													







Wyniki - Pomieszczenia

Powierzchnia i kubatura:		A= 10,20 m ²	V= 32,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,62 1/h	V _{min} = 20,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,6 1/h	V _v = 20,0 m ³ /h θ _v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:366												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0°C	-20,0	3,70	3,56	1	11,1	40,0	0,918	10,17	407
1	 OZ1	NW	 T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW15GK		 367 24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,329	-0,29	-12
0	 STPN		 T= -18,0°C	-18,0	8,10		1	8,1	38,0	0,205	1,58	63
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												582
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												272
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												854
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												854
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni φ _{HL,f} , [W/m ²]:												83,7
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury φ _{HL,v} , [W/m ³]:												26,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												14,54
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												6,80
Pomieszczenie: 367 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 158 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,00 m ²	V= 12,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74	H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 6,3 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									









Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 4,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:367												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SW15GK		 366 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,329	0,27	12
0	 SW15GK		 368 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,20	3,56	1	5,7	4,0	0,329	0,17	8
1	 DWT		 368 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0	 SW60		 305 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,989	0,80	35
0	 STMP		 415 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												90
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												158
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												158
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												39,5
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												12,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,04
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												1,55
Pomieszczenie: 368 $\theta_i = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = -29 \text{ W}$ Komunikacja												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 6,40 \text{ m}^2$	$V= 20,2 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f= 9,74$	$H_i= 3,16 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Korytarz											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50}= 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h= 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$	$f_{RH}= 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min}= 0,00 \text{ 1/h}$	$V_{min}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv}= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min}= \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min}= \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex}= \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n= 0,0 \text{ 1/h}$	$V_v= 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v= -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:368												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	 SW15GK		 367 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	2,20	3,56	1	5,7	-4,0	0,329	-0,19	-8
1	 DWT		 367 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-29
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												

Wyniki - Pomieszczenia



















Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-29	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-29	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												-4,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												-1,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-0,73	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00	
Pomieszczenie: 369 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 702 \text{ W}$ Kuchnia													
Powierzchnia i kubatura:	A= 7,20 m ²		V= 22,8 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem >3												
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0 \text{ K}$		$f_{RH}= 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna												
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,88 1/h		V _{min} = 20,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex, min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h		V _v = 20,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:369													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	2,60	3,56	1	7,2	40,0	0,918	6,58	263
1	 OZ1	NW	 T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 STPN		 T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	5,60		1	5,6	38,0	0,205	1,09	44
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												430	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												702	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												702	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												97,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												30,9	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												10,75	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												6,80	
Pomieszczenie: 370 $\theta_i = 20,0 \text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1179 \text{ W}$ Pokój													
Powierzchnia i kubatura:	A= 15,70 m ²		V= 49,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 9,74		H _i = 3,16 m										

Wyniki - Pomieszczenia



















Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,81 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 40,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,8 \text{ 1/h}$	$V_v = 40,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$								
Przegrody w pomieszczeniu:370												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	3,40	3,56	1	10,0	40,0	0,918	9,19	368
1	 OZ1	NW	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	40,0	0,900	1,88	75
0	 SW50		 100 16,0 $^\circ\text{C}$	16,0	5,50	3,56	1	19,6	4,0	1,119	2,19	88
0	 STPN		 T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	7,30		1	7,3	38,0	0,205	1,42	57
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												635
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												544
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												1179
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1179
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												75,1
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												23,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												15,89
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												13,60
Pomieszczenie: 371 $\theta_i = 24,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = 1014 \text{ W}$ Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	$A= 5,20 \text{ m}^2$	$V= 16,4 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f= 9,74$	$H_i= 3,16 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka z oknem											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.								
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$		$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$								
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,50 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 8,2 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = 25,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 3,0 \text{ 1/h}$	$V_v = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$\theta_v = -0,0 \text{ }^\circ\text{C}$								

Przegrody w pomieszczeniu:371												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	2,70	3,56	1	7,5	44,0	0,918	6,90	304
1	OZ1	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,12	1,87	1	2,1	44,0	0,900	1,88	83
0	SW15GK		372 20,0°C	20,0	2,50	3,56	1	8,9	4,0	0,329	0,27	12
0	SW45		100 16,0°C	16,0	2,50	3,56	1	6,8	8,0	1,188	1,47	65
1	DWT		100 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	0,99	44
0	STPW		417 10,0°C	10,0	6,50		1	6,5	14,0	0,510	1,06	46
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												606
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												408
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1014
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1014
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												195,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												61,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												13,77
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												9,27
Pomieszczenie: 372 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 1001 W Zaplecze sali												
Powierzchnia i kubatura:		A= 6,20 m ²		V= 19,6 m ³								
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 9,8 m ³ /h								
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h								
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h								
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h								
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,5 1/h		V _v = 9,8 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:372												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NE	T= -20,0°C	-20,0	2,50	3,56	1	10,1	40,0	0,918	9,27	371
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	3,30	3,56	1	12,9	40,0	0,918	11,88	475
0	SW15GK		371 24,0°C	24,0	2,50	3,56	1	8,9	-4,0	0,329	-0,29	-12
0	SW15GK		373 20,0°C	20,0	3,30	3,56	1	9,6	0,0	0,329	0,00	0
1	DWT		373 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0

Wyniki - Pomieszczenia

0	 STPW		 417	10,0°C	10,0	8,00	1	8,0	10,0	0,510	1,02	41	
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												868	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												133	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1001	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1001	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												161,5	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												51,1	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												21,70	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												3,33	
Pomieszczenie: 373 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 2322 W Sala konferencyjna													
Powierzchnia i kubatura:		A= 39,10 m ²		V= 123,6 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 9,74		H _i = 3,16 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia			Indywidualna reg.						
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K			f _{RH} = 0,0 W/m ²						
System wentylacji:		Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 61,8 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = 61,8 m ³ /h		V _{su} = 61,8 m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 61,8 m ³ /h		V _{ex} = 61,8 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,5 1/h		V _v = 61,8 m ³ /h			θ _v = 20,0 °C						
Przegrody w pomieszczeniu:373													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SZ	NW	 T=	-20,0°C	-20,0	6,00	3,56	1	22,6	40,0	0,918	20,71	828
0	 SZ	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	7,60	3,56	1	24,1	40,0	0,918	22,10	884
1	 OZ1	NE	 T=	-20,0°C	-20,0	1,12	1,87	2	4,2	40,0	0,900	3,77	151
0	 SW15GK		 372	20,0°C	20,0	3,30	3,56	1	9,6	0,0	0,329	0,00	0
1	 DWT		 372	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 SW45		 100	16,0°C	16,0	7,60	3,56	1	25,0	4,0	1,188	2,96	119
1	 DWT		 100	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
0	 STPW		 417	10,0°C	10,0	45,00		1	45,0	10,0	0,510	5,74	230
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												2322	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												2322	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												2322	

Wyniki - Pomieszczenia







Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												59,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												18,8
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												58,04
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Kondygnacja: 4 PIĘTRO 4 piętro												
Powierzchnia i kubatura:		$A_h = 639,9 \text{ m}^2$		$V_h = 1970,9 \text{ m}^3$								
Rzędna i wysokości:		$L_f = 13,30 \text{ m}$		$H = 3,32 \text{ m}$				$H_i = 3,08 \text{ m}$				
Liczba wymian pow. N: 0,5 1/h		$V_v: 1000,0 \text{ m}^3/\text{h}$			$\theta_v: 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$							
Projektowe straty ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												13183
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												-986
Całkowita projektowa strata ciepła Φ , [W]:												12916
Nadwyżka mocy cieplnej Φ_{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												12916
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do powierzchni $\Phi_{HL,A}$, [W/m ²]:												20,2
Wskaźnik Φ_{HL} odniesiony do kubatury $\Phi_{HL,V}$, [W/m ³]:												6,6
Pomieszczenie: 401 $\theta_i = 12,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = -60 \text{ W}$ Magazyn												
Powierzchnia i kubatura:		$A = 8,60 \text{ m}^2$		$V = 26,5 \text{ m}^3$								
Rzędna i wysokość:		$L_f = 13,30$		$H_i = 3,08 \text{ m}$								
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Magazyn										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka								
Stopień szczelności:		Użytkownika		$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$								
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia			Indywidualna reg.					
Parametry osłabienia:		$T_h = 1,5 \text{ h}$		$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$			$f_{RH} = 0,0 \text{ W/m}^2$					
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna										
Wymagania higieniczne:		$n_{min} = 0,00 \text{ 1/h}$		$V_{min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze infiltrujące:		$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{m,infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze nawiewane:		$V_{su,min} = \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{su} = \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze usuwane:		$V_{ex,min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$		$V_{ex} = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$								
Powietrze wentylacyjne:		$n = 1,9 \text{ 1/h}$		$V_v = 50,0 \text{ m}^3/\text{h}$			$\theta_v = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$					
Przegrody w pomieszczeniu: 401												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW30P		 401A 12,0 $^\circ\text{C}$	12,0	32,00	1,00	1	29,9	0,0	0,143	0,00	0
1	 DWT		 401A 12,0 $^\circ\text{C}$	12,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	 SW50		 100 16,0 $^\circ\text{C}$	16,0	4,10	3,32	1	13,6	-4,0	1,119	-1,90	-61
0	 SW30P		 T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	1,20	1,00	1	1,2	30,0	0,143	0,16	5
0	 STPU		 301 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	14,00		1	14,0	-8,0	0,263	-0,92	-29
0	 STPU		 302 24,0 $^\circ\text{C}$	24,0	5,00		1	5,0	-12,0	0,263	-0,49	-16
0	 STPU		 303 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	3,10		1	3,1	-8,0	0,263	-0,20	-7
0	 STPU		 304 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	11,60		1	11,6	-8,0	0,263	-0,76	-24
0	 D	H	 T= -20,0 $^\circ\text{C}$	-20,0	46,00		1	46,0	32,0	0,141	6,50	208

Wyniki - Pomieszczenia

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												76
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												-136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-60
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-60
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-6,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-2,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,38
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												-4,25
Pomieszczenie: 401A $\theta_i = 12,0$ °C $\Phi_{HL} = -215$ W Telefonia kom.												
Powierzchnia i kubatura:	A= 16,00 m ²	V= 49,3 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 1,0 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h	$\theta_v = 20,0$ °C									
Przegrody w pomieszczeniu:401A												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW30P		401 12,0°C	12,0	32,00	1,00	1	29,9	0,0	0,143	0,00	0
1	DWT		401 12,0°C	12,0	1,00	2,10	1	2,1	0,0	2,600	0,00	0
0	SW15P		T= -18,0°C	-18,0	1,10	1,00	1	1,1	30,0	0,329	0,34	11
0	SW45		402 20,0°C	20,0	21,70	1,00	1	21,7	-8,0	1,188	-6,44	-206
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	9,10	1,00	1	9,1	30,0	0,143	1,22	39
0	SW60		415 20,0°C	20,0	2,70	3,32	1	6,9	-8,0	0,989	-1,70	-54
1	DWT		415 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,37	-44
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	5,10	1,00	1	5,1	30,0	0,143	0,68	22
0	D	H	T= -20,0°C	-20,0	34,00		1	34,0	32,0	0,141	4,81	154
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												-79
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												-136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												-215
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												-215

Wyniki - Pomieszczenia































Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-13,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-4,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-2,46
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												-4,25
Pomieszczenie: 402 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 2777$ W Sala nauki												
Powierzchnia i kubatura:	A= 121,30 m ²	V= 373,6 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:402												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZP	NE	T= -20,0°C	-20,0	1,20	1,00	1	1,3	40,0	0,675	0,86	35
0	SZP	SE	T= -20,0°C	-20,0	20,10	1,40	1	11,4	40,0	0,675	7,67	307
1	OZPO	SE	T= -20,0°C	-20,0	1,70	1,00	10	17,0	40,0	0,900	15,30	612
0	SZP	SW	T= -20,0°C	-20,0	1,20	1,00	1	1,3	40,0	0,675	0,86	35
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	20,10	1,20	1	22,9	38,0	0,143	3,11	124
1	DW		T= -18,0°C	-18,0	1,00	1,20	1	1,2	38,0	2,600	2,96	119
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	20,10	0,70	1	14,1	38,0	0,143	1,91	76
0	SW45		401A 12,0°C	12,0	21,70	1,00	1	21,7	8,0	1,188	5,15	206
0	STMP		307 24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0	STMP		315 24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0	STNP		T= -18,0°C	-18,0	110,55		1	110,6	38,0	0,157	16,49	660
0	D	H	T= -20,0°C	-20,0	34,17		1	35,9	40,0	0,141	5,08	203
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												2777
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												2777
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												2777
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												22,9
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												7,4
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												69,43

Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 403 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 83\text{ W}$ WC D												
Powierzchnia i kubatura:		A= 5,30 m ²	V= 16,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30	H _i = 3,08 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: WC										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h		$\theta_v = -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu: 403												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$	$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	 SW30P		 T= -18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	3,10	3,32	1	10,3	38,0	0,143	1,40	56
0	 STMP		 316 24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0	 STNP		 T= -18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	6,80		1	6,8	38,0	0,157	1,01	41
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												83
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_v , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_v) \cdot f_h$, [W]:												83
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												83
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:												15,6
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:												5,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												2,07
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_v , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 404 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 200\text{ W}$ WC M												
Powierzchnia i kubatura:		A= 9,80 m ²	V= 30,2 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30	H _i = 3,08 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: WC										
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0\text{ K}$		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna										
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h									

























Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{su} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = \text{m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = \text{m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 0,0 \text{ 1/h}$	$V_v = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = -20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:404												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SW30P		T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	4,30	3,32	1	14,3	38,0	0,143	1,94	78
0	SW30P		T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	1,10	3,32	1	3,7	38,0	0,143	0,50	20
0	SW30P		405 12,0 $^\circ\text{C}$	12,0	1,60	3,32	1	5,3	8,0	0,143	0,15	6
0	SW30P		T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	1,30	3,32	1	4,3	38,0	0,143	0,59	23
0	STNP		T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	12,30		1	12,3	38,0	0,157	1,83	73
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												200
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												200
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												200
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,f}$, [W/m^2]:												20,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m^3]:												6,6
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												5,01
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 405 $\theta_i = 12,0 \text{ }^\circ\text{C}$ $\Phi_{HL} = -208 \text{ W}$ Pom. techniczne												
Powierzchnia i kubatura:	$A = 12,30 \text{ m}^2$	$V = 37,9 \text{ m}^3$										
Rzędna i wysokość:	$L_f = 13,30$	$H_i = 3,08 \text{ m}$										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	$n_{50} = 0,0 \text{ 1/h}$										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	$T_h = 1,5 \text{ h}$	$\Delta\theta_{i,o} = 2,0 \text{ K}$	$f_{RH} = 0,0 \text{ W}/\text{m}^2$									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	$n_{min} = 0,00 \text{ 1/h}$	$V_{min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze infiltrujące:	$V_{infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{m,infv} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze nawiewane:	$V_{su,min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{su} = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze usuwane:	$V_{ex,min} = 0,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$V_{ex} = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$										
Powietrze wentylacyjne:	$n = 2,6 \text{ 1/h}$	$V_v = 100,0 \text{ m}^3/\text{h}$	$\theta_v = 20,0 \text{ }^\circ\text{C}$									
Przegrody w pomieszczeniu:405												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A_c	$\Delta\theta$	U_k	H_T	Φ_T
			$^\circ\text{C}$	$^\circ\text{C}$	m; m^2	m	Szt.	m^2	K	$\text{W}/\text{m}^2 \cdot \text{K}$	W/K	W
0	SW30P		404 20,0 $^\circ\text{C}$	20,0	1,60	3,32	1	5,3	-8,0	0,143	-0,19	-6
0	SW30P		T= -18,0 $^\circ\text{C}$	-18,0	4,00	3,32	1	13,3	30,0	0,143	1,78	57

Wyniki - Pomieszczenia

0		SW30P			T=	-18,0°C	-18,0	6,00	1,00	1	6,0	30,0	0,143	0,80	26
0		SW30P			T=	-18,0°C	-18,0	3,10	2,90	1	9,0	30,0	0,143	1,20	39
0		SW15P			406	16,0°C	16,0	1,70	3,32	1	5,6	-4,0	0,329	-0,23	-7
0		SW15P			415	20,0°C	20,0	4,90	3,32	1	14,2	-8,0	0,329	-1,16	-37
1		DWT			415	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,37	-44
0		STMP			321	20,0°C	20,0	0,50		1	0,5	-8,0	0,678	-0,08	-3
0		STPU			337	20,0°C	20,0	0,80		1	0,8	-8,0	0,263	-0,05	-2
0		STNP			T=	-18,0°C	-18,0	15,00		1	15,0	30,0	0,157	2,21	7
0		STPU			305	20,0°C	20,0	0,90		1	0,9	-8,0	0,263	-0,06	-2
0		STPU			319	20,0°C	20,0	13,00		1	13,0	-8,0	0,263	-0,85	-27
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:														64	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:														-272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :														1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:														-208	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:														0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:														-208	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:														-16,9	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:														-5,5	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:														1,99	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:														-8,50	
Pomieszczenie: 406 θ_i = 16,0 °C Φ_{HL} = -43 W Pom. gosp.															
Powierzchnia i kubatura:		A= 4,30 m ²	V= 13,2 m ³												
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30	H _i = 3,08 m												
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pom. gosp.													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka												
Stopień szczelności:		Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h												
Ogrzewanie:		Konwekcyjne	Bez osłabienia		Indywidualna reg.										
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²										
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h												
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h												
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h												
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 50,0 m ³ /h												
Powietrze wentylacyjne:		n= 3,8 1/h	V _v = 50,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C										
Przegrody w pomieszczeniu:406															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T			
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W			
0				T=	-18,0°C	-18,0	3,20	3,32	1	10,6	34,0	0,143	1,43	52	
0				407	24,0°C	24,0	2,70	3,32	1	9,0	-8,0	0,329	-0,65	-24	
0				415	20,0°C	20,0	2,20	3,32	1	5,2	-4,0	0,329	-0,19	-7	
1				415	20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,61	-22	
0				405	12,0°C	12,0	1,70	3,32	1	5,6	4,0	0,329	0,21	7	

Wyniki - Pomieszczenia

0		STMP		321	20,0°C	20,0	3,10	1	3,1	-4,0	0,678	-0,23	-8
0		STMP		337	20,0°C	20,0	2,00	1	2,0	-4,0	0,678	-0,15	-5
0		STNP		T=	-18,0°C	-18,0	6,00	1	6,0	34,0	0,157	0,89	32
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													25
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													-68
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:													-43
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:													0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:													-43
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL, f}$, [W/m ²]:													-10,0
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL, v}$, [W/m ³]:													-3,2
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:													0,69
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:													-1,89
Pomieszczenie: 407 θ_i = 24,0 °C Φ_{HL} = 326 W WC D+N													
Powierzchnia i kubatura:		A= 5,30 m ²		V= 16,3 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30		H _i = 3,08 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		Δθ _{i,o} = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 8,2 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su, min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex, min} = 50,0 m ³ /h		V _{ex} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 6,1 1/h		V _v = 100,0 m ³ /h		θ _v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:407													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C		°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0				406	16,0°C	2,70	3,32	1	9,0	8,0	0,329	0,54	24
0				T=	-18,0°C	2,40	3,32	1	8,0	42,0	0,143	1,09	48
0				408	20,0°C	2,70	3,32	1	9,0	4,0	0,989	0,81	35
0				415	20,0°C	2,40	3,32	1	5,9	4,0	0,329	0,18	8
1				415	20,0°C	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,50	22
0				321	20,0°C	0,60		1	0,6	4,0	0,678	0,04	2
0				322	24,0°C	4,00		1	4,0	0,0	0,678	0,00	0
0				337	20,0°C	2,30		1	2,3	4,0	0,678	0,14	6
0				T=	-18,0°C	7,00		1	7,0	42,0	0,157	1,05	46
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:													190
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:													136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :													1,00

Wyniki - Pomieszczenia

Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												326	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												326	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												61,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												20,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												4,33	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												3,09	
Pomieszczenie: 408 $\theta_i = 20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$ $\Phi_{HL} = 2742\text{ W}$ Sala nauki													
Powierzchnia i kubatura:		A= 126,80 m ²		V= 390,5 m ³									
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30		H _i = 3,08 m									
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}= 2,0\text{ K}$		$f_{RH}= 0,0\text{ W/m}^2$							
System wentylacji:		Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m, infv} = m ³ /h									
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h									
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		$\theta_v= -20,0\text{ }^{\circ}\text{C}$							
Przegrody w pomieszczeniu:408													
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ		θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			$^{\circ}\text{C}$		$^{\circ}\text{C}$	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZP	NE	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,20	1,00	1	1,3	40,0	0,675	0,86	35
0	SZP	SE	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	20,10	1,40	1	11,4	40,0	0,675	7,67	307
1	OZPO	SE	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,70	1,00	10	17,0	40,0	0,900	15,30	612
0	SZP	SW	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	1,20	1,00	1	1,3	40,0	0,675	0,86	35
0	SW30P		T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	20,10	1,20	1	22,9	38,0	0,143	3,11	124
1	DW		T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	1,00	1,20	1	1,2	38,0	2,600	2,96	119
0	SW30P		T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	20,10	0,70	1	14,1	38,0	0,143	1,91	76
0	SW60		T=	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	2,70	3,32	1	9,0	-4,0	0,989	-0,89	-35
0	STMP		T=	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0	STMP		T=	24,0 $^{\circ}\text{C}$	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0	STNP		T=	-18,0 $^{\circ}\text{C}$	-18,0	110,55		1	110,6	38,0	0,157	16,49	660
0	D	H	T=	-20,0 $^{\circ}\text{C}$	-20,0	34,17		1	35,9	40,0	0,141	5,08	203
0	SW45		T=	12,0 $^{\circ}\text{C}$	12,0	21,70	1,00	1	21,7	8,0	1,188	5,15	206
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												2742	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V)\cdot f_h$, [W]:												2742	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A\cdot f_{RH}$, [W]:												0	

Wyniki - Pomieszczenia

Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											2742	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:											21,6	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:											7,0	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:											68,54	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:											0,00	
Pomieszczenie: 409 θ_i = 12,0 °C Φ_{HL} = -314 W Wentylatornia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 49,40 m ²		V= 152,2 m ³									
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30		H _i = 3,08 m									
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka									
Stopień szczelności:	Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h									
Ogrzewanie:	Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.							
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²							
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h									
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 0,0 m ³ /h		V _{su} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h		V _{ex} = 100,0 m ³ /h									
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,7 1/h		V _v = 100,0 m ³ /h		θ_v = 20,0 °C							
Przegrody w pomieszczeniu:409												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15P		T= -18,0°C	-18,0	1,10	1,00	1	1,1	30,0	0,329	0,34	11
0	SW45		408 20,0°C	20,0	21,70	1,00	1	21,7	-8,0	1,188	-6,44	-206
0	SW60		T= 16,0°C	16,0	4,00	3,32	1	13,3	-4,0	0,989	-1,64	-53
0	SW15P		T= -18,0°C	-18,0	10,00	1,00	1	10,0	30,0	0,329	3,08	99
0	SW60		200 16,0°C	16,0	1,90	3,32	1	6,3	-4,0	0,989	-0,78	-25
0	SW60		414 20,0°C	20,0	0,90	3,32	1	0,9	-8,0	0,989	-0,22	-7
1	DWT		414 20,0°C	20,0	1,00	2,10	1	2,1	-8,0	2,600	-1,37	-44
0	SW15P		T= -18,0°C	-18,0	7,00	1,00	1	7,0	30,0	0,329	2,16	69
0	STPW		333 20,0°C	20,0	12,10		1	12,1	-8,0	0,510	-1,54	-49
0	STPW		334 20,0°C	20,0	9,00		1	9,0	-8,0	0,510	-1,15	-37
0	STPW		335 20,0°C	20,0	14,00		1	14,0	-8,0	0,510	-1,79	-57
0	STPW		336 24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-12,0	0,510	-0,96	-31
0	STPW		337 20,0°C	20,0	15,30		1	15,3	-8,0	0,510	-1,95	-62
0	D	SE	T= -20,0°C	-20,0	77,40		1	77,4	32,0	0,141	10,95	350
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:											-42	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:											-272	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :											1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:											-314	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:											0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:											-314	

Wyniki - Pomieszczenia

Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												-6,4
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												-2,1
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												-1,31
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												-8,50
Pomieszczenie: 410 $\theta_i = 16,0$ °C $\Phi_{HL} = 1527$ W Sala ćwiczeń												
Powierzchnia i kubatura:	A= 36,20 m ²	V= 111,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pokój											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna naturalna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = m ³ /h	V _{ex} = m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,0 1/h	V _v = 0,0 m ³ /h	θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:410												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	SE	T= -20,0°C	-20,0	5,90	1,60	1	10,0	36,0	0,918	9,16	330
0	SZ	SW	T= -20,0°C	-20,0	10,30	1,60	1	17,6	36,0	0,918	16,12	580
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	5,90	1,60	1	10,0	36,0	0,918	9,16	330
0	STMP		338 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,38	-14
0	STMP		339 24,0°C	24,0	6,00		1	6,0	-8,0	0,678	-0,90	-33
0	STMP		340 20,0°C	20,0	6,00		1	6,0	-4,0	0,678	-0,45	-16
0	STMP		341 20,0°C	20,0	40,00		1	40,0	-4,0	0,678	-3,01	-108
0	D	H	T= -20,0°C	-20,0	83,40		1	91,0	36,0	0,141	12,87	463
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1527
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												1527
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												1527
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:												42,2
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												13,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												42,41
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 411 $\theta_i = 24,0$ °C $\Phi_{HL} = 427$ W Zapl. sali ćwiczeń												
Powierzchnia i kubatura:	A= 10,40 m ²	V= 32,0 m ³										

Wyniki - Pomieszczenia

Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Garderoba bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 16,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 16,0 m ³ /h	V _{su} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 16,0 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 3,1 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:411												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	5,30	1,20	1	6,4	42,0	0,143	0,87	38
0	SW15P		414 20,0°C	20,0	5,30	3,32	1	17,6	4,0	0,329	0,53	23
0	SW15P		200 16,0°C	16,0	2,30	3,32	1	5,5	8,0	0,329	0,33	15
1	DWT		200 16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	0,99	44
0	STMP		342 20,0°C	20,0	4,00		1	4,0	4,0	0,678	0,25	11
0	STMP		343 20,0°C	20,0	5,00		1	5,0	4,0	0,678	0,31	14
0	STMP		344 20,0°C	20,0	1,00		1	1,0	4,0	0,678	0,06	3
0	STMP		346 20,0°C	20,0	1,80		1	1,8	4,0	0,678	0,11	5
0	STNP		T= -18,0°C	-18,0	11,66		1	11,7	42,0	0,157	1,75	77
0	D	NW	T= -20,0°C	-20,0	10,07		1	10,1	44,0	0,141	1,42	63
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												291
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												427
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												427
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												41,1
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												13,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												6,62
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												3,09
Pomieszczenie: 412 θ _i = 24,0 °C Φ _{HL} = 315 W Łazienka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 5,20 m ²	V= 16,0 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Łazienka bez okna											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									

Wyniki - Pomieszczenia

Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 8,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 50,0 m ³ /h	V _{su} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 50,0 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n = 6,2 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:412												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	2,80	1,20	1	3,4	42,0	0,143	0,46	20
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	11,40	1,00	1	11,4	42,0	0,143	1,56	68
0	SW15P		414 20,0°C	20,0	2,80	3,32	1	9,3	4,0	0,329	0,28	12
0	STMP		345 24,0°C	24,0	0,90		1	0,9	0,0	0,678	0,00	0
0	STMP		346 20,0°C	20,0	5,50		1	5,5	4,0	0,678	0,34	15
0	STNP		T= -18,0°C	-18,0	6,16		1	6,2	42,0	0,157	0,92	41
0	D	NW	T= -20,0°C	-20,0	3,64		1	3,6	44,0	0,141	0,51	23
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												179
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												136
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												315
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												315
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												60,6
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												19,7
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												4,07
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												3,09
Pomieszczenie: 413 θ _i = 20,0 °C Φ _{HL} = 479 W Kuchenka												
Powierzchnia i kubatura:	A= 8,50 m ²	V= 26,2 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem 3 os.											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,50 1/h	V _{min} = 13,1 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = m ³ /h	V _{su} = m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 30,0 m ³ /h	V _{ex} = 100,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 3,8 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									

Przegrody w pomieszczeniu:413

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZP	SW	T= -20,0 °C	-20,0	0,90	1,00	1	1,0	40,0	0,675	0,66	26
0	SZP	NW	T= -20,0 °C	-20,0	4,00	1,40	1	2,3	40,0	0,675	1,56	62
1	OZPO	NW	T= -20,0 °C	-20,0	1,70	1,00	2	3,4	40,0	0,900	3,06	122
0	SW30P		T= -18,0 °C	-18,0	11,20	1,00	1	11,2	38,0	0,143	1,52	61
0	SW30P		T= -18,0 °C	-18,0	4,00	1,20	1	4,8	38,0	0,143	0,65	26
0	SW30P		T= -18,0 °C	-18,0	0,90	1,00	1	0,9	38,0	0,143	0,12	5
0	STMP		348 24,0 °C	24,0	0,70		1	0,7	-4,0	0,678	-0,05	-2
0	STNP		T= -18,0 °C	-18,0	8,80		1	8,8	38,0	0,157	1,31	53
0	D	NW	T= -20,0 °C	-20,0	6,80		1	7,2	40,0	0,141	1,02	41

Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]: 479Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]: 0Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h : 1,00Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi = (\Phi_T + \Phi_V) \cdot f_h$, [W]: 479Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH} = A \cdot f_{RH}$, [W]: 0Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]: 479Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m²]: 56,3Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m³]: 18,3Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]: 11,96Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]: 0,00Pomieszczenie: 414 $\theta_i = 20,0$ °C $\Phi_{HL} = 732$ W KomunikacjaPowierzchnia i kubatura: A= 54,90 m² V= 169,1 m³Rzędna i wysokość: L_f= 13,30 H_i= 3,08 m

Kondygnacja: Piętro Typ pomieszczenia: Korytarz

Parametry konstrukcyjne: Typ: Hotel inny Typ konstrukcji: Bardzo ciężka

Stopień szczelności: Użytkownika n₅₀= 0,0 1/h

Ogrzewanie: Konwekcyjne Bez osłabienia Indywidualna reg.

Parametry osłabienia: T_h= 1,5 h $\Delta\theta_{i,o} = 2,0$ K $f_{RH} = 0,0$ W/m²































System wentylacji: Indywidualna naturalna

Wymagania higieniczne: n_{min}= 0,00 1/h V_{min}= 0,0 m³/hPowietrze infiltrujące: V_{infv}= 0,0 m³/h V_{m,infv}= m³/hPowietrze nawiewane: V_{su,min}= m³/h V_{su}= m³/hPowietrze usuwane: V_{ex,min}= m³/h V_{ex}= m³/hPowietrze wentylacyjne: n= 0,0 1/h V_v= 0,0 m³/h $\theta_v = -20,0$ °C









































Przegrody w pomieszczeniu:414

>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SW15P		411 24,0 °C	24,0	5,30	3,32	1	17,6	-4,0	0,329	-0,58	-23
0	SW15P		412 24,0 °C	24,0	2,80	3,32	1	9,3	-4,0	0,329	-0,31	-12
0	SW60		409 12,0 °C	12,0	0,90	3,32	1	0,9	8,0	0,989	0,18	7

Wyniki - Pomieszczenia

1		DWT			409	12,0°C	12,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	1,09	44
0		SW15P			200	16,0°C	16,0	1,80	3,32	1	3,9	4,0	0,329	0,13	5
1		DWT			200	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22
0		SW30P			T=	-18,0°C	-18,0	12,20	1,20	1	12,2	38,0	0,143	1,66	66
1		DW			T=	-18,0°C	-18,0	1,00	1,20	2	2,4	38,0	2,600	5,93	237
0		SWZ			T=	16,0°C	16,0	1,80	2,80	1	5,0	4,0	2,728	1,38	55
0		STMP			345	24,0°C	24,0	4,00		1	4,0	-4,0	0,678	-0,27	-11
0		STMP			348	24,0°C	24,0	4,10		1	4,1	-4,0	0,678	-0,28	-11
0		STMP			353	24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0		STNP			T=	-18,0°C	-18,0	41,40		1	41,4	38,0	0,157	6,17	247
0		D	NW		T=	-20,0°C	-20,0	21,20		1	21,2	40,0	0,141	3,00	120
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:															732
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:															0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :															1,00
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:															732
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:															0
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:															732
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:															13,3
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:															4,3
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:															18,31
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:															0,00
Pomieszczenie: 415 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 2307 W Komunikacja															
Powierzchnia i kubatura:		A= 103,80 m ²		V= 319,7 m ³											
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30		H _i = 3,08 m											
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Korytarz													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna naturalna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,00 1/h		V _{min} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = m ³ /h											
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = m ³ /h		V _{ex} = m ³ /h											
Powietrze wentylacyjne:		n= 0,0 1/h		V _v = 0,0 m ³ /h		θ_v = -20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:415															
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ			θ_e	L lub A	H	N	A _c	$\Delta\theta$	U _k	H _T	Φ_T	
			°C			°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W	
0				405	12,0°C	12,0	4,90	3,32	1	14,2	8,0	0,329	0,93	37	
1				405	12,0°C	12,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	1,09	44	
0				406	16,0°C	16,0	2,20	3,32	1	5,2	4,0	0,329	0,17	7	
1				406	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	4,0	2,600	0,55	22	



















Wyniki - Pomieszczenia

0		SW15P			407	24,0°C	24,0	2,40	3,32	1	5,9	-4,0	0,329	-0,19	-8
1		DWT			407	24,0°C	24,0	1,00	2,10	1	2,1	-4,0	2,600	-0,55	-22
0		SW45			T=	16,0°C	16,0	2,60	3,32	1	8,6	4,0	1,188	1,03	41
0		SWZ			T=	16,0°C	16,0	1,90	3,32	1	6,3	4,0	2,728	1,72	69
0		SW30P			T=	-18,0°C	-18,0	21,90	1,20	1	25,1	38,0	0,143	3,41	136
1		DW			T=	-18,0°C	-18,0	1,00	1,20	1	1,2	38,0	2,600	2,96	119
0		SW30P			T=	-18,0°C	-18,0	2,30	3,32	1	6,4	38,0	0,143	0,87	35
1		DW			T=	-18,0°C	-18,0	1,00	1,20	1	1,2	38,0	2,600	2,96	119
0		SZ	NW		T=	-20,0°C	-20,0	5,00	3,32	1	12,1	40,0	0,918	11,07	443
1		OZ	NW		T=	-20,0°C	-20,0	2,90	1,80	1	5,2	40,0	0,900	4,70	188
0		SW60			401A	12,0°C	12,0	2,70	3,32	1	6,9	8,0	0,989	1,36	54
1		DWT			401A	12,0°C	12,0	1,00	2,10	1	2,1	8,0	2,600	1,09	44
0		SW45			100	16,0°C	16,0	3,50	3,32	1	8,6	4,0	1,188	1,02	41
1		DW			100	16,0°C	16,0	1,50	2,00	1	3,0	4,0	2,600	0,78	31
0		STMP			356	20,0°C	20,0	3,50		1	3,5	0,0	0,678	0,00	0
0		STMP			359	24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0		STMP			364	24,0°C	24,0	3,60		1	3,6	-4,0	0,678	-0,24	-10
0		STMP			367	24,0°C	24,0	5,00		1	5,0	-4,0	0,678	-0,34	-14
0		STNP			T=	-18,0°C	-18,0	73,00		1	73,0	38,0	0,157	10,89	436
0		D	NW		T=	-20,0°C	-20,0	53,80		1	55,5	40,0	0,141	7,84	314
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:														2307	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:														0	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :														1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:														2307	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:														0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:														2307	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\Phi_{HL,f}$, [W/m ²]:														22,2	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\Phi_{HL,v}$, [W/m ³]:														7,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:														57,67	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:														0,00	
Pomieszczenie: 416 θ_i = 20,0 °C Φ_{HL} = 479 W Kuchenka															
Powierzchnia i kubatura:		A= 8,40 m ²		V= 25,9 m ³											
Rzędna i wysokość:		L _f = 13,30		H _i = 3,08 m											
Kondygnacja: Piętro		Typ pomieszczenia: Kuchnia el. z oknem 3 os.													
Parametry konstrukcyjne:		Typ: Hotel inny		Typ konstrukcji: Bardzo ciężka											
Stopień szczelności:		Użytkownika		n ₅₀ = 0,0 1/h											
Ogrzewanie:		Konwekcyjne		Bez osłabienia		Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:		T _h = 1,5 h		$\Delta\theta_{i,o}$ = 2,0 K		f_{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:		Indywidualna wywiewna													
Wymagania higieniczne:		n _{min} = 0,50 1/h		V _{min} = 12,9 m ³ /h											
Powietrze infiltrujące:		V _{infv} = 0,0 m ³ /h		V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h											
Powietrze nawiewane:		V _{su,min} = m ³ /h		V _{su} = m ³ /h											
Powietrze usuwane:		V _{ex,min} = 30,0 m ³ /h		V _{ex} = 100,0 m ³ /h											

Wyniki - Pomieszczenia

Powietrze wentylacyjne:	n= 3,9 1/h	V _v = 100,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:416												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZP	SW	T= -20,0°C	-20,0	0,90	1,00	1	1,0	40,0	0,675	0,66	26
0	SZP	NW	T= -20,0°C	-20,0	4,00	1,40	1	2,3	40,0	0,675	1,56	62
1	OZPO	NW	T= -20,0°C	-20,0	1,70	1,00	2	3,4	40,0	0,900	3,06	122
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	11,20	1,00	1	11,2	38,0	0,143	1,52	61
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	4,00	1,20	1	4,8	38,0	0,143	0,65	26
0	SW30P		T= -18,0°C	-18,0	0,90	1,00	1	0,9	38,0	0,143	0,12	5
0	STMP		364 24,0°C	24,0	0,60		1	0,6	-4,0	0,678	-0,04	-2
0	STNP		T= -18,0°C	-18,0	8,80		1	8,8	38,0	0,157	1,31	53
0	D	NW	T= -20,0°C	-20,0	6,80		1	7,2	40,0	0,141	1,02	41
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ _T , [W]:												479
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ _V , [W]:												0
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f _h :												1,00
Całkowita projektowa strata ciepła Φ=(Φ _T +Φ _V)·f _h , [W]:												479
Nadwyżka mocy cieplnej Φ _{RH} =A·f _{RH} , [W]:												0
Projektowe obciążenie cieplne Φ _{HL} , [W]:												479
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni Φ _{HL,f} , [W/m ²]:												57,0
Wskaźnik Φ _{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury Φ _{HL,v} , [W/m ³]:												18,5
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H _T , [W/K]:												11,97
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H _V , [W/K]:												0,00
Pomieszczenie: 417 θ _i = 10,0 °C Φ _{HL} = 522 W Wentylatornia												
Powierzchnia i kubatura:	A= 53,40 m ²	V= 164,5 m ³										
Rzędna i wysokość:	L _f = 13,30	H _i = 3,08 m										
Kondygnacja: Piętro	Typ pomieszczenia: Pom. techniczne											
Parametry konstrukcyjne:	Typ: Hotel inny	Typ konstrukcji: Bardzo ciężka										
Stopień szczelności:	Użytkownika	n ₅₀ = 0,0 1/h										
Ogrzewanie:	Konwekcyjne	Bez osłabienia	Indywidualna reg.									
Parametry osłabienia:	T _h = 1,5 h	Δθ _{i,o} = 2,0 K	f _{RH} = 0,0 W/m ²									
System wentylacji:	Indywidualna nawiewno-wywiewna											
Wymagania higieniczne:	n _{min} = 0,00 1/h	V _{min} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze infiltrujące:	V _{infv} = 0,0 m ³ /h	V _{m,infv} = 0,0 m ³ /h										
Powietrze nawiewane:	V _{su,min} = 0,0 m ³ /h	V _{su} = 150,0 m ³ /h										
Powietrze usuwane:	V _{ex,min} = 0,0 m ³ /h	V _{ex} = 150,0 m ³ /h										
Powietrze wentylacyjne:	n= 0,9 1/h	V _v = 150,0 m ³ /h	θ _v = 20,0 °C									
Przegrody w pomieszczeniu:417												
>	Symbol	Or.	Pomieszczenie lub θ	θ _e	L lub A	H	N	A _c	Δθ	U _k	H _T	Φ _T
			°C	°C	m; m ²	m	Szt.	m ²	K	W/m ² ·K	W/K	W
0	SZ	NW	T= -20,0°C	-20,0	5,90	1,60	1	10,0	30,0	0,918	9,16	275

Wyniki - Pomieszczenia

0		NE	 T=	-20,0°C	-20,0	10,30	1,60	1	17,6	30,0	0,918	16,12	484
0		SE	 T=	-20,0°C	-20,0	5,90	1,60	1	10,0	30,0	0,918	9,16	275
0			 100	16,0°C	16,0	32,70	1,00	1	30,6	-6,0	0,989	-6,05	-182
1			 100	16,0°C	16,0	1,00	2,10	1	2,1	-6,0	2,600	-1,09	-33
0			 T=	-18,0°C	-18,0	11,00	3,32	1	36,5	28,0	0,143	4,87	146
0			 371	24,0°C	24,0	6,50		1	6,5	-14,0	0,510	-1,55	-46
0			 372	20,0°C	20,0	8,00		1	8,0	-10,0	0,510	-1,36	-41
0			 373	20,0°C	20,0	45,00		1	45,0	-10,0	0,510	-7,65	-230
0		H	 T=	-20,0°C	-20,0	84,00		1	91,6	30,0	0,141	12,96	389
Projektowa strata ciepła przez przenikanie Φ_T , [W]:												1032	
Projektowa wentylacyjna strata ciepła Φ_V , [W]:												-510	
Współczynnik korygujący ze względu na wysokość pomieszczenia f_h :												1,00	
Całkowita projektowa strata ciepła $\Phi=(\Phi_T+\Phi_V) \cdot f_h$, [W]:												522	
Nadwyżka mocy cieplnej $\Phi_{RH}=A \cdot f_{RH}$, [W]:												0	
Projektowe obciążenie cieplne Φ_{HL} , [W]:												522	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego powierzchni $\phi_{HL,\epsilon}$, [W/m ²]:												9,8	
Wskaźnik Φ_{HL} pomieszcz. odnies. do jego kubatury $\phi_{HL,v}$, [W/m ³]:												3,2	
Współczynnik projektowej straty ciepła przez przenikanie H_T , [W/K]:												34,41	
Współczynnik wentylacyjnej projektowej straty ciepła H_V , [W/K]:												-17,00	