

ファンコイルユニット																			
階	室記号	室名	方位	室内負荷 [W]				台数	ファンコイル必要能力 [kW]				形番	水量調節	冷水量 L_{cW} $=\Delta t \cdot \frac{Q_{fc}}{q_{fc}}$ [ℓ/min]	損失水頭 P_{fc} $=k_f \cdot L_{cW}^2$ (kPa) [kPa]	冷水入口温度 [℃]		経年係数 K_4
				時刻	SH	TH	SHF		冷房 SH	暖房 TH	暖房	温水入口温度 [℃]					能力補償係数 K_5		
3	302	所長室	SSW	9	710	710	1.000	1	2.14	2.14	1.04	1.35	1.42	電動二方弁(二)	6.20	6.9	7	1.05	
				12	1496	1496	1.000												
				14	1942	1942	1.000												
				16	1420	1420	1.000												
3	304	事務室2	NNE	9	737	737	1.000	1	1.04	1.04	1.35	1.63	電動二方弁(二)	3.00	4.5	7	1.05		
				12	920	920	1.000												
				14	940	940	1.000												
				16	812	812	1.000												
3	305	事務室3	NNE	9	964	964	1.000	1	1.35	1.35	1.35	1.88	電動二方弁(二)	3.90	7.6	7	1.05		
				12	1202	1202	1.000												
				14	1226	1226	1.000												
				16	1057	1057	1.000												
				9															
				12															
				14															
				16															
				9															
				12															
				14															
				16															
				9															
				12															
				14															
				16															
				9															
				12															
				14															
				16															
				9															
				12															
				14															
				16															
備考																			

各室風量				系統記号		系統名称		ACU-1		(1 / 1)		形番		ACU-20			
階	室記号	室名	室容積 V [m³]	冷房				ACU-1		暖房		ACU-20					
				時刻	時刻別室内負荷		時刻別外気負荷	時刻別熱負荷	送風量 Qr [m³/h]	換気回数	室内負荷	外気負荷	熱負荷 (室内+外気) [W]	暖房 温度差 Δth [℃]			
					SHi	THi									THo	TH	SH
3	302	所長室	117.6	9	1328	1460	590	2050	60	590	10.2	136	514	650	0.7		
				12	1349	1481	646	2127									
				14	1349	1481	672	2153									
				16	1341	1473	622	2095									
3	304	事務室2	117.6	9	1842	2568	3245	5813	330	590	55.9	418	2827	3245	1.8		
				12	1897	2623	3553	6176									
				14	1897	2623	3696	6319									
				16	1876	2602	3421	6023									
3	305	事務室3	141.6	9	2058	2256	885	3141	90	710	12.7	421	771	1192	1.8		
				12	2123	2321	969	3290									
				14	2123	2321	1008	3329									
				16	2097	2295	933	3228									
				9													
				12													
				14													
				16													
				9													
				12													
				14													
				16													
				9	5228	6284	4720	11004	480	1890	25.4	913	4112	5087	-		
				12	5369	6425	5168	11593									
				14	5369	6425	5376	11801									
				16	5314	6370	4976	11346									
		合 計		基準時刻		線図上吹出温度差 Δtc [℃]		外気量Qo決定値 [m³/h]		Qo/Qr 修正値 [%]		SHF (暖)		吹出温度差 Δth [℃]		空調機送風量 Qs [m³/h]	
				14時	0.836	(仮定=12.9)	8.5	—	—	—	0.936	1.4	1890				
$SHF = \frac{SH_{1, \text{基準時刻}}}{TH_{1, \text{基準時刻}}}$ $Qr = \frac{3.6 \text{ qrs}}{Cp \cdot \rho \cdot \Delta tc} = \frac{3.6 \text{ qrs}}{1 \times 1.2 \times \Delta tc} = \frac{3 \text{ qrs}}{\Delta tc} \text{ [m³/h]}$ $Qs = \Sigma Qr$ $\Delta th = \frac{3 \times \text{各室暖房負荷 (qrh) の累計値}}{\text{送風量 (Qs)}}$ 仮定=冷房負荷から最初に求めた Δtc																	

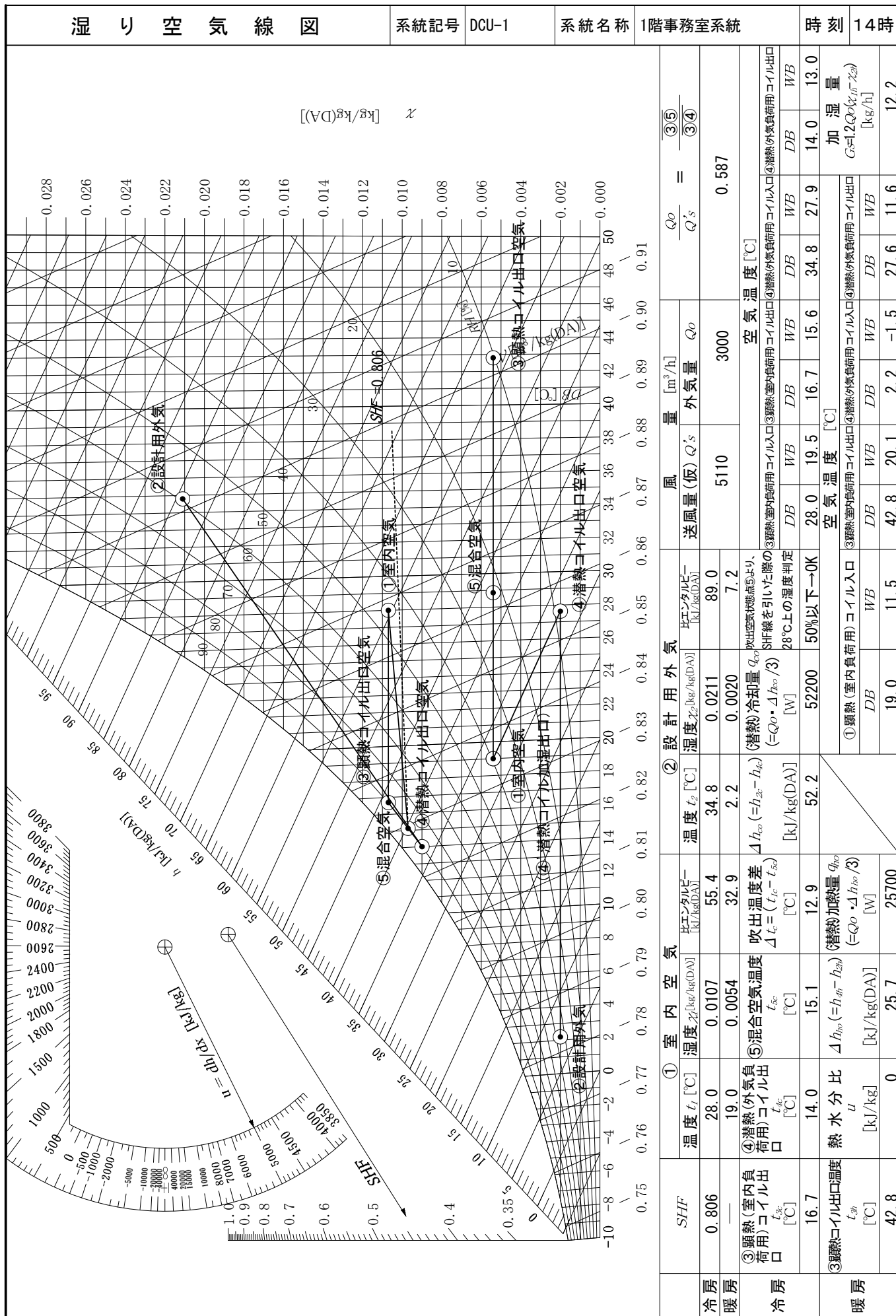
ユニット形・コンパクト形空気調和機																	
記号	系統	空気状態 [°C]						能力 [kW]				冷水温度 [°C]		温水温度 [°C]			
		冷却			加熱			冷房		暖房		入口	出口	入口	出口		
		区分	入口	出口	再熱出口	入口	出口	加湿出口	冷却	再熱	加熱					加湿	
ACU-1	ACU-1	DB	29.8	19.5		14.8	20.3	20.4			12.6		3.8	1.5	7		55
		WB	21.9	16.0		8.7	11.2	12.1							12		53
ACU-2	ACU-2	DB				16.8	36.4	36.5					7.8	1.1			55
		WB				10.1	17.6	18.5									50
ACU-3	ACU-3	DB	30.7	15.1	16.1	12.5	26.0	26.2			14.8	0.4	7.0	1.9	7		55
		WB	23.1	14.1	14.5	7.1	13.1	14.5							12		53
		DB															
		WB															
		DB															
		WB															
		DB															
		WB															
		DB															
		WB															
		DB															
		WB															
記号	形式	風量 [m³/h] (設計値)				コイル				フィルター種類				ろ材通過風速 [m/s]			
ACU-1		送気	1890	外気	480	還気	1410	列数	8	風速 [m/s]	36	冷水水量 [ℓ/min]	90.0	損失水頭 [kPa]			
ACU-2			1120		150		970		8		22		90.0				
ACU-3			1470		570		900		8		42		90.0				
記号	蒸気量 [kg/h]	有効加湿量 [kg/h]		加湿形式		送風機				備考							
	加熱	再熱	水	蒸気	抵抗		機		電動機 [kW]								
					機外全圧	動圧	機外静圧										
ACU-1				2.0	80	80	0	0.75	形番	ACU-20							
ACU-2				1.5	80	80	0	0.75	形番	ACU-20							
ACU-3				2.5	80	80	0	0.75	形番	ACU-20							

コンパクト形空気調和機				系統記号	ACU-1	系統名称	ACU-1				
能力算定	① 冷却能力 H_C	$H_C = \frac{Q_S \cdot \rho (h_{3c} - h_{4c}) \cdot K4}{3.6} = K4 \frac{Q_S \Delta h_c}{3} = K4 \times \text{コイルの冷却量}$ $H_C = \frac{H_C}{1000} \doteq 12.6 \text{ [kW]}$					コイル冷却量 = 11970				
		$H_C = \frac{H_C}{1000} \doteq 12.6 \text{ [kW]}$					$H_C = 12.6$				
	② 加熱能力 H_H	$H_H = \frac{Q_S \cdot \rho (h_{4h} - h_{3h}) \cdot K4}{3.6} = K4 \frac{Q_S \Delta h_h}{3} = K4 \times \text{コイルの加熱量}$ $H_H = \frac{H_H}{1000} \doteq 3.8 \text{ [kW]}$					コイル加熱量 = 3591				
		$H_H = \frac{H_H}{1000} \doteq 3.8 \text{ [kW]}$					$H_H = 3.8$				
	H_C : 冷却能力 [W] H_H : 加熱能力 [W] Q_S : 送風量 [m³/h] ρ : 空気の密度 [kg/m³] ($\doteq 1.2$) $K4$: 経年係数 (1.05) h_{3c}, h_{4c} : 冷却コイル入口、出口空気の比エンタルピー [kJ/kg(DA)] h_{3h}, h_{4h} : 加熱コイル入口、出口空気の比エンタルピー [kJ/kg(DA)]										
冷温水量 L_{cw} [ℓ/min]	$L_{cw} \doteq \frac{14.3 \cdot H_C}{\Delta t_{wc}} = \frac{14.3 \times 12.6}{5} \doteq 36$					$H_C = 12.6$					
	Δt_{wc} : 冷水出入口温度差					$\Delta t_{wc} = 5$					
						$L_{cw} = 36$					
風量 [m³/h]	送風量	1890	入空気温度 [°C]	冷房 WB	21.9	冷水入口温度 [°C]	7				
	外気量	480		暖房 DB	14.8	温水入口温度 [°C]	55				
空気調和機の算定	有効加湿量 G_S [kg/h] (様式機 022-2より)	2.0		噴霧量 G_T [kg/h]	$G_T = \frac{G_S}{\eta} = \frac{2.0}{1.0} = 2.0$		加湿効率 η : 1.0(蒸気噴霧式) 0.4(水気化式)				
設計仕様様備考	形式	風量 [m³/h]			コイル			形番選定 (表5-6)	フィルター種類	ろ材通過風速 [m/s]	
		送風量	外気量	還気量	面風速 [m/s]	冷温水量 [ℓ/min]	損失水頭 [kPa]				
		1890	480	1410		36	35.0	ACC-24	プレフィルター		
	空気温度 [°C]						能力 [kW]			備考	
	区分	冷却			加熱			冷房			暖房
		入口	出口	再熱出口	入口	出口	加湿出口	① 冷却	再熱		② 加熱
	DB	29.8	19.5		14.8	20.3	20.4	12.6			3.8
	WB	21.9	16.0		8.7	11.2	12.1				
	加湿形式	有効加湿量 G_S [kg/h]	噴霧量 G_T [kg/h]	蒸気量 [kg/h]		送風機					
				加熱	再熱	抵抗 [Pa]		電動機	消費電力		
蒸気噴霧式	2.0	2.0			機外全圧	動圧	機外静圧	[kW]	[kW]		
					90	90	0	1.5	1.54		
備考											

マルチパッケージ形空気調和機（屋内機）					記号	ACPM-1		系統	ACPM-1		(1 / 1)
熱負荷、外気風量、設計用外気の絶対湿度(全熱交換器通過後) (様式 機-022-01より)											
補正値算出	室内吸込空気温度による補正值① (図5-12, 図5-13より)				補正値算定用諸元値						補正値
					室内吸込空気温度 [℃]	冷房	DB	28.0	WB	19.5	①内冷房＝ 1.015
	屋外吸込空気温度による補正值① (図5-15, 図5-16より)				屋外吸込空気温度 [℃]	暖房	DB	19.0	WB	11.7	①内暖房＝ 1.000
					冷房	DB		WB		①外冷房＝	
						暖房	DB		WB		①外暖房＝
冷房能力	室記号	方位	熱負荷 <i>qci, qhi</i> [W]	経年係数 <i>K4</i>	能力補償係数 <i>K5</i>	<i>Hci, Hhi</i> (= <i>qci</i> 又は $qhi \cdot k4 \cdot k5 / 1,000$) [kW]		補正值① 冷暖房	外気処理ユニット <i>Hci1</i> (= <i>Hci</i> ×①), 他室内機 <i>Hci1</i> (= <i>Hci</i> ×①) [kW]		
	B101	内部	5337	1.05	1.05	5.9		1.015	5.813		
暖房能力	B101	内部	3932	1.05	1.05	4.3		1.000	4.300		
(熱負荷は加 h i に 含 む)	室記号	方位	外気量 <i>Qo</i> [m³/h]	室内空気の絶対湿度 χ_1 [kg/kg(DA)]		設計用外気の絶対湿度 χ_2 [kg/kg(DA)]		有効加湿量 <i>Gs</i> (= $1.2 \cdot Qo \cdot (\chi_1 - \chi_2)$) [kg/h]			
	B101	内部	150	0.0054		0.0020		0.6			
製造者名			設計仕様								
製造者記号			ACP-7.1								
形式			CK-2								
定格冷房能力 [kW]			7.1								
定格暖房能力 [kW]			8.0								
風量 [m³/h]			0								
機外静圧 [Pa]			－								
電源(電圧、相、周波数)			単相200V 50Hz								
消費電力 [kW]			0.14								
電源容量 [VA]			204								
加湿	形式		－								
	有効加湿量 [kg/h]		－								
備考											
備考	室記号 B101 室名 事務室										

マルチパッケージ形空気調和機 (屋外機)				記号	ACPM-1		系統	ACPM-1		
熱負荷、設計用外気の絶対湿度、屋内機的能力 (様式 機-027、機-29-1より)										
補 正 値 算 出	外気温度による補正值① (図5-10、図5-11より)			補 正 値 算 定 用 諸 元 値					補 正 値	
				外気温度 [°C]	冷 房	DB	34.8	WB	27.9	①外冷房 = 1.000
	暖 房	WB	-1.2		湿度[%]	45	①外暖房 = 0.950			
	冷媒管長さ及び高低差による 補正值② (図5-14(a)、図5-14(b))			冷媒相当配管長 (片道) [m]		5	高 低 差 [m]		0.0	②外冷房 = 1.000 ②外暖房 = 1.000
冷 房 ・ 暖 房 能 力	冷 房	熱負荷 q_{co}, q_{ho} [W]	経年 係数 K_4	能力補 償係数 K_5	H_{co}, H_{ho} ($= q_{co}$ 又は $q_{ho} \cdot k_4 \cdot k_5$ /1,000) [kW]		補正值① 外冷暖房	補正值② 外冷暖房	冷房・暖房能力 H_{coI}, H_{hoI} ($= H_{co}$ 又は $H_{ho}/(①/②)$) [kW]	
		7873	1.05	1.05	8.7		1.000	1.000	8.700	
	暖 房	5490	1.05	1.05	6.1		0.950	1.000	6.421	
組 み 合 わ せ 確 認	屋内機			定 格 冷 房 能 力 [kW]				定 格 暖 房 能 力 [kW]		
	205	内部		3.6				4.0		
	205	NNE		2.2				2.5		
	205	外気		14.0				10.5		
	合計			19.8				17.0		
	最 小 室 外 機 能 力 H_{coMin}, H_{hoMin} (合計÷1.3)			15.231				13.077		
	室 外 機 に 必 要 な 能 力 ($(H_{coMin}, H_{coI}), (H_{hoMin}, H_{hoI})$ の大きい方)			15.231				13.077		
製 造 者 名		設 計 仕 様								
製 造 者 記 号		ACP-18								
形 式										
台 数		1								
定 格 冷 房 能 力 [kW]		18.0								
定 格 暖 房 能 力 [kW]		20.0								
電 源 (電 圧、相、周 波 数)		三相200V 50Hz								
冷 房 時 消 費 電 力 [kW]		0.61								
暖 房 時 消 費 電 力 [kW]		0.61								
最 大 使 用 電 流 [A]		3.1								
配線用遮断器の定格電流 [A]		—								
ガス消費量		冷 房	15.30							
[kW]		暖 房	14.80							
ガス種別		13A								
備 考										
備 考	形 番 ACP-18 台 数 1									

各室風量				系統記号		DCU-1		系統名称		1階事務室系統				(1 / 1)		形番					
階	室記号	室名	室容積 V [m³]	冷房				冷房室内顕熱 負荷の最大値 q _{cSH} [W]	外気量 Q _o [m³/h]	還気量 Q _{reA} [m³/h]	送風量 Q _s [m³/h]	Q _o /Q _s [%]	換回数 [回/h]	暖房		熱負荷 (室内 + 外気) [W]	暖房 温度差 Δt _h [℃]				
				時刻別 外気負荷 [W]	時刻別 室内負荷 [W]	時刻別 外気負荷 [W]	時刻別 室内負荷 [W]							室内負荷 [W]	外気負荷 [W]						
																		時刻	時刻	時刻	時刻
1	101	ホール	300.5	9	10397	14110	23305	37415	10938	2370	180	2550	92.9	8.5	7350	20303	27653	122.5			
				12	10874	14587	25517	40104													
				14	10938	14651	26544	41195													
				16	10637	14350	24569	38919													
1	102	事務室1	70.8	9	1985	2249	1180	3429	2098	120	370	490	24.5	6.9	1734	1028	2790	14.1			
				12	2088	2352	1292	3644													
				14	2098	2362	1344	3706													
				16	2034	2298	1244	3542													
1	104	事務室3	141.6	9	4055	4715	2950	7665	4351	300	720	1020	29.4	7.2	4126	2570	6778	17.2			
				12	4327	4987	3230	8217													
				14	4351	5011	3360	8371													
				16	4169	4829	3110	7939													
1	105	相談室	117.6	9	3201	3820	2065	5885	4546	210	850	1060	19.8	9.0	3608	1799	5407	12.7			
				12	4025	4645	2261	6906													
				14	4546	5173	2352	7525													
				16	3989	4606	2177	6783													
				9																	
				12																	
				14																	
				16																	
		合 計		9	19638	24894	29500	54394	21933	3000	2120	5120	58.6	-	16818	25700	42628	-			
				12	21314	26571	32300	58871													
				14	21933	27197	33600	60797													
				16	20829	26083	31100	57183													
Q' _s = 還気量 + 外気量 = $\frac{3q_{cr}}{t_{lc} - t_{3c}} + Q_o$				基準時刻		顕熱コイルの負荷最大値 q _{cr} [W]		SHF (冷)		線図上吹出温度差 Δ t _{cr} [℃]		外気量 Q _o 決定値 [m³/h]		Q _o /Q _r 修正値 [%]		SHF (暖)		吹出温度差 Δ t _{thr} [℃]		空調機送風量 Q _s [m³/h]	
各室 Q _s = $\frac{3 \times \text{客室 } q_{cSH}}{\Delta t_c}$				14時		1.0 7933 5110		0.806		(仮定 =) 12.9		-		-		0.994		9.9		5120	
SHF = $\frac{SH}{TH}$				t _{3h} = t _{th} + $\frac{3 \cdot q_{rth}}{Q_s - Q_o}$				Δ t _{thr} = $\frac{3 \times \text{各室暖房負荷 (qrth) の累計値}}{\text{送風量 (Qs)}}$													
q _{cr} = q _{cSH} - q' _{co} = q _{cSH} - $\frac{Q_o \cdot (t_{lc} - t_{4c})}{3}$																					



潜熱(外気負荷用)・顕熱(室内負荷用)分離形の空気調和機										系統記号	DCU-1	系統名称	1階事務室系統
能 力 算 定	顕 熱 コ イ ル	冷却能力 H_{CR}	$H_{cr} = q_{cr} \cdot K4 = 7985 \times 1.05 = 8385 \text{ [W]}$								コイル冷却量 = 7985		
			$H_{CR} = \frac{H_{cr}}{1000} \doteq 8.4 \text{ [kW]}$								$H_{CR} = 8.4$		
		加熱能力 H_{HR}	$H_{hr} = q_{hr} \cdot K4 = 16819 \times 1.05 = 17660 \text{ [W]}$								コイル加熱量 = 16819		
			$H_{HR} = \frac{H_{hr}}{1000} \doteq 17.7 \text{ [kW]}$								$H_{HR} = 17.7$		
		冷温水量 L_{cwr} [ℓ/min]	$L_{cwr} \doteq \frac{14.3 \cdot H_{CR}}{\Delta t_{wc}} = \frac{14.3 \times 8.4}{5} \doteq 24$								$\Delta t_{wc} = 5$		
											$L_{cwr} = 24$		
	潜 熱 コ イ ル	冷却能力 H_{CO}	$H_{co} = q_{co} \cdot K4 = 52200 \times 1.05 = 54810 \text{ [W]}$								コイル冷却量 = 52200		
			$H_{CO} = \frac{H_{co}}{1000} \doteq 54.8 \text{ [kW]}$								$H_{CO} = 54.8$		
		加熱能力 H_{HO}	$H_{ho} = q_{ho} \cdot K4 = 25700 \times 1.05 = 26985 \text{ [W]}$								コイル加熱量 = 25700		
			$H_{HO} = \frac{H_{ho}}{1000} \doteq 27.0 \text{ [kW]}$								$H_{HO} = 27.0$		
		冷温水量 L_{cwo} [ℓ/min]	$L_{cwo} \doteq \frac{14.3 \cdot H_{CO}}{\Delta t_{wc}} = \frac{14.3 \times 54.8}{5} \doteq 157$								$\Delta t_{wc} = 5$		
											$L_{cwo} = 157$		
加湿量 G_s [kg/h]	$G_s = 1.2Qo(x_{1h} - x_{2h})$ = 12.2 [kg/h]		噴霧量 G_T [kg/h]	$G_T = \frac{G_s}{\eta} = \frac{12.2}{0.4} = 30.5 \text{ [kg/h]}$		加湿効率 η : 1.0 (蒸気加湿) 0.4 (気化式)		$G_s = 12.2$					
								$G_T = 30.5$					
H_{cr} : 顕熱冷却能力 [W] H_{hr} : 顕熱加熱能力 [W] H_{co} : 潜熱冷却能力 [W] H_{ho} : 潜熱加熱能力 [W] $K4$: 経年係数 (1.05) Δt_{wc} : 顕熱コイル冷水 出入口温度差 [°C] L_{cwr} : 顕熱コイル冷温水量 [ℓ/min] Δt_{wc} : 潜熱コイル冷水 出入口温度差 [°C] L_{cwo} : 潜熱コイル冷温水量 [ℓ/min] G_s : 加湿量 [kg/h] x_{1h}, x_{2h} : 室内空気、設計外気の絶対湿度 [kg/kg(DA)] G_T : 噴霧量 [kg/h]													
設 計 仕 様	形 式	横形	風量 [m³/h]				機外全圧 [Pa]	動 圧 [Pa]	機外静圧 [Pa]	台数			
			送風量	外気量	還気量								
			5120	3000	2120								
	コ イ ル	用途	冷却能力 [kW]	加熱能力 [kW]	列数 [列]	面風速 [m/s]	冷温水量 [ℓ/min]	損失水頭 [kPa]	温度条件 [°C]	空気側条件			
										夏季		冬季	
		顕熱コイル	8.4	17.7			24		入口	28.0	19.5	19.0	11.5
			出口	16.7	15.6	42.8	20.1						
		潜熱コイル	54.8	27.0			157		入口	34.8	27.9	2.2	-1.5
			出口	14.0	13.0	27.6	11.6						
	加 湿 器	形 式	有効加湿量 [kg/h]		噴霧量 [kg/h]		蒸気量 [kg/h]						
エアフィルター		用 途	形 式		通過風速 [m/s]								
エ	ア	フ	ィ	ル	タ	ー							
備 考													

デシカント空気調和機					系統記号	SDU-2-1	系統名称	SDU-2-1						
能 力 算 定	冷 温 水 コ イ ル (予 冷 ・ 予 熱)	冷却能力 H_C	$H_C = \frac{Q_o \cdot \rho (h_{2c} - h_{3c}) \cdot K4}{3.6} = K4 \frac{Q_o \Delta h_c}{3} = K4 \times \text{コイルの冷却量}$					コイル冷却量 = 7416						
			$H_C = \frac{H_C}{1000} \doteq 7.8 \text{ [kW]}$					$H_C = 7.8$						
		加熱能力 H_H	$H_H = \frac{Q_o \cdot \rho (h_{3h} - h_{2h}) \cdot K4}{3.6} = K4 \frac{Q_o \Delta h_h}{3} = K4 \times \text{コイルの加熱量}$					コイル加熱量 = 7416						
			$H_H = \frac{H_H}{1000} \doteq 7.8 \text{ [kW]}$					$H_H = 7.8$						
		冷温水量 L_{CW} [ℓ/min]	$L_{CW} \doteq \frac{14.3 \cdot H_C}{\Delta t_{wc}} = \frac{14.3 \times 7.8}{5} \doteq 22$					$\Delta t_{wc} = 5$						
								$L_{CW} = 22$						
	温 水 コ イ ル (再 生 熱)	加熱能力 H_{CR}	$H_{CR} = \frac{Q_{RA} \cdot \rho (h_{6c} - h_{1c}) \cdot K4}{3.6} = K4 \frac{Q_{RA} \Delta h_{cr}}{3} = K4 \times \text{コイルの加熱量}$					コイル加熱量 = 0						
			$H_{CR} = \frac{H_{CR}}{1000} \doteq 0.0 \text{ [kW]}$					$H_{CR} = 0.0$						
		温水量 L_W [ℓ/min]	$L_W \doteq \frac{14.3 \cdot H_{CR}}{\Delta t_{wh}} = \frac{14.3 \times 0.0}{5} \doteq 0$					$\Delta t_{wh} = 5$ $L_W = 0$						
	加 湿 器	加湿量 G_S [kg/h]	$G_S = 1.2 Q_o (x_{1h} - x_{4h})$	噴霧量 G_T [kg/h]	$G_T = \frac{G_S}{\eta} = \frac{1.2}{0.4}$	加湿効率 η : 1.0 (蒸気加湿) 0.4 (気化式)	$G_S = 1.2$							
$= 1.2 \text{ [kg/h]}$			$= 3.0 \text{ [kg/h]}$		$G_T = 3.0$									
H_C : 予冷冷却能力 [W] H_H : 予熱加熱能力 [W] H_{CR} : 再生加熱能力 [W] Q_o : 外気量 [m³/h] [W] ρ : 空気密度 [kg/m³] ($\doteq 1.2$) $K4$: 経年係数 (1.05) h_{2c}, h_{3c} : 予冷コイル入口、出口 空気の比エンタルピー [kJ/kg(DA)] h_{2h}, h_{3h} : 予熱コイル入口、出口 空気の比エンタルピー [kJ/kg(DA)] h_{1c}, h_{6c} : 再生コイル入口、出口 空気の比エンタルピー [kJ/kg(DA)] Δt_{wc} : 予冷コイル冷水出入口 温度差 [°C] L_{CW} : 予冷コイル冷温水量 [ℓ/min] Δt_{wh} : 再生コイル温水出入口 温度差 [°C] L_W : 再生コイル温水量 [ℓ/min] G_S : 加湿量 [kg/h] x_{1h}, x_{2h} : 室内空気、設計外気の絶対湿度 [kg/kg(DA)] G_T : 噴霧量 [kg/h] Q_{RA} : 還気量 [m³/h] [W]														
設 計 仕 様	形 式				送風機	送風量 [m³/h]	機外全圧 [Pa]	動 圧 [Pa]	機外静圧 [Pa]	台数				
					外気用	540								
					排気用									
	コ イ ル	用途	列数 [列]	面風速 [m/s]	冷温水量 [ℓ/min]	損失水頭 [kPa]	温度 条件 [°C]	空気側条件				冷却 能力 [kW]	加熱 能力 [kW]	
								夏季		冬季				
		冷温水コイル (予冷・予熱)				22		入口	DB	WB	DB	WB	7.8	7.8
									出口	18.0	16.9	43.4		
		温水コイル (再生熱)				0		入口	28.0	19.5	—	—	—	0.0
									出口	47.7	25.0	—		
	デシカントローター	形 式	通過風速 [m/s]	除湿能力 [kg/h]	圧力損失 [kPa]	温度 条件 [°C]	空気側条件							
夏季							冬季							
入口							(予冷・予熱コイル出口参照)							
						出口	32.8	18.8	36.1	16.4				
加 湿 器	形 式	加湿量 [kg/h]	噴 霧 量 [kg/h]	蒸気量 [kg/h]	入口	↑								
												出口		
エ ア フィ ル タ ー	種 類	ろ材通過風速 [m/s]												
備 考														

換 気 量 計 算 一 覧 表															
記 号	送 風 機		階	室 記 号	室 名	換 気 種 別	面 積 [㎡]	天 井 高 [m]	容 積 [m³]	換 気 回 数 [回/h]	計 算 方 式	換 気 率 [m³/(m²・h)]	換 気 風 量 [m³/h]	系 統 別 風 量 [m³/h]	備 考
	記 号	系 統 名													
DCU-1	DCU-1		B1	B101	事務室	3	48.0	2.45	117.6		ボイラー室		5770	5770	
DCU-2	DCU-2	(計)	1	101	ホール	3	113.4	2.65	300.5	10.0	換気回数		3010	4190	
			2	202	事務室1	3	48.0	2.45	117.6	10.0	換気回数		1180		
DCU-3	DCU-3	(計)	3	301	会議室	3	100.5	2.45	246.2	10.0	換気回数		2470	3650	
			3	302	所長室	3	48.0	2.45	117.6	10.0	換気回数		1180		

火 を 使 用 す る 室 の 換 気								
	記 号	系 統 名	階	室記号	室 名	換気種別		
排 気 系 統	DCU-3	厨房(給)	3	301	厨房	1		
給 気 系 統	DCU-2	厨房(排)						
器 具 名	燃料種類	理 論 廃 ガ ス 量 K [m³/(kW・h)]	ガス式：燃料消費量 Q 又は 電気式：電気容量 P [kW]		排気装置別定数 又は 換 気 係 数	有 効 換 気 量 [m³/h]	修 正 換 気 量 [m³/h]	
食器洗浄器	13A	0.93	0.00		40	0	0	
ガス回転釜	12A	0.93	0.00		30	0	0	
ガスフライヤ	6A	0.93	0.00		40	0	0	
小 計							0	
フード 1	Ⅱ 型		a=0.10m × b=0.10m		0.30m/sec	11	20	
コンロ	5C	0.93	0.00		20	0	0	
小 計							0	
フード 2	I 型		a=0.10m × b=0.10m		0.30m/sec	11	20	
V1 =						40		
V2 = 室容積 × 換気回数 =						246.2 × 10 =	2462 m³/h	
V = V1 < V2						V =	2462 m³/h	
排 気	計 算 風 量		2462 m³/h		給 気	計 算 風 量		0 m³/h
	決 定 風 量		2470 m³/h			決 定 風 量		0 m³/h
[排気装置別定数] 1. 外壁の開口部に直接換気扇を設ける場合又は排気筒に換気扇を設ける場合 40 2. 煙突に換気扇等を設ける場合 2 3. 排気フードを有する排気筒に換気扇を設ける場合 イ) 建告1403号第3第4号(イ)のフード (排気フードⅠ型) 30 ロ) 建告1403号第3第4号(ロ)のフード (排気フードⅡ型) 20								

温 度 制 御 を 目 的 と し た 換 気							
	記 号	系 統 名	階	室記号	室 名	換気種別	
排 気 系 統	FE-J1	実験室排気	4	402	実験室	1	
給 気 系 統	FS-J1	実験室給気					
計 算 式		計 算			備 考		
$Q = \frac{3600HS}{C_p \cdot \rho (tr - to)}$ HS: 室内発生顕熱量 [kW] Cp: 空気の定圧比熱 (≒1.0) [kJ/(kg・K)] ρ: 空気の密度 (≒1.2) [kg/m³] tr: 室内許容温度 [°C] to: 導入外気温度 [°C]		$Q = \frac{3600 \times 8.000}{1.0 \times 1.2 (15.0 - 6.0)}$ =2667			HS=8.000 tr=15.0 to=6.0		
排 気	計 算 風 量		2667 m³/h		給 気	計 算 風 量	2667 m³/h
	決 定 風 量		2670 m³/h			決 定 風 量	2670 m³/h

湿 度 制 御 を 目 的 と し た 換 気							
	記 号	系 統 名	階	室記号	室 名	換気種別	
排 気 系 統	FE-J2	実験室排気	4	403	実験室	1	
給 気 系 統	FS-J2	実験室給気					
計 算 式		計 算			備 考		
$Q = \frac{W}{\rho (\chi_i - \chi_o)}$ W : 室内水蒸気発生量 [kg/h] ρ : 空気の密度 (≒1.2) [kg/m³] χ i : 室内許容絶対湿度 [kg/kg(DA)] χ o : 導入外気の絶対湿度 [kg/kg(DA)]		$Q = \frac{5.00}{1.2 (0.0300 - 0.0001)}$ =139			χ i=0.0300 χ o=0.0001 W=5.00		
排 気	計 算 風 量		139 m³/h		給 気	計 算 風 量	139 m³/h
	決 定 風 量		140 m³/h			決 定 風 量	140 m³/h

ホルムアルデヒドの発散を基準とした換気									
	記 号	系 統 名	階	室記号	室 名	換気種別			
排 気 系 統	FE-K1120	ホルムアルデヒド	3	305	ホルムアルデヒド	1			
給 気 系 統	FE-K1120	ホルムアルデヒド							
計 算 式		計 算			備 考				
$Q = \frac{E_m}{C_i} S_m$ E_m : ホルムアルデヒド発散速度 $[\mu\text{g}/(\text{m}^2\cdot\text{h})]$ C_i : ホルムアルデヒド基準濃度 $[\mu\text{g}/\text{m}^3]$ S_m : 材料の面積 $[\text{m}^2]$		$Q = \frac{20}{100} \times 15.0$ $= 3$			$E_m = 20$ $C_i = 100$ $S_m = 15.0$				
排 気	計 算 風 量		3 m^3/h		給 気	計 算 風 量		3 m^3/h	
	決 定 風 量		10 m^3/h			決 定 風 量		10 m^3/h	

