2.3.1. Области применения и технические характеристики компрессоров

Между описанным в п. 2.2 проектированием испарителя, относящимися к нему данными холодопроизводительности, температуры холодильной камеры, температуры всасываемого воздуха, разности температур ΔT , с одной стороны, и расчетом холодильного компрессора, с другой стороны, существует определенная связь.

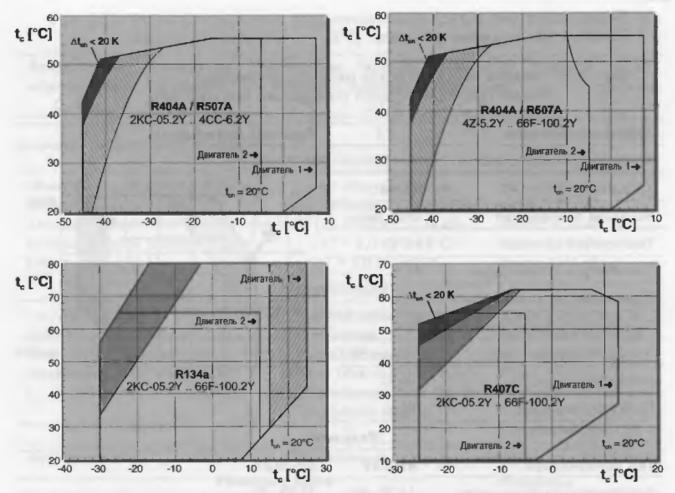
Проектировщик должен выбрать компрессор с такой же холодопроизводительностью и такой же температурой кипения — для обеспечения равновесия соответствующих характеристик испарителя и компрессора.

Приведенные далее диаграммы, выполненные изготовителем (рис. 2.19), демонстрируют возможные области применения компрессоров для хладагентов R404/R507, R134a и R407C. Они призваны помочь принять решение относительно выбора тех или иных приводных двигателей, возможно необходимого дополнительного охлаждения и ограниченных температур всасываемого газа.

Таблицы параметров холодильных компрессоров и относящиеся к ним диаграммы содержат данные холодопроизводительности, потребления мощности и электрического тока.

Производительность конденсатора можно вычислить путем сложения значений холодопроизводительности и потребляемой мощности.





Границы применения из расчета температуры всасываемого газа 25 (20)°С.

- С хладагентами R134a и R407C при $t_c > 55^{\circ}$ C следует выбирать масло BSE55. (1)
- (2)Температуры кипения и конденсации относятся к значениям точки росы (насыщенный пар)
- температура кипения (°С)
- $t_{
 m oh} \\ \Delta t_{
 m oh}$ температура всасываемого газа (°С)
- перегрев всасываемого газа (К)
- температура конденсации (°С)



дополнительное охлаждение;

дополнительное охлаждение + ограниченная температура всасываемого газа.

Рис. 2.19. Области применения компрессоров (по данным фирмы Битцер)

Все приведенные показатели относятся (согласно ЕН 12900, табл. 1) к температуре всасываемого газа 20°C, без переохлаждения жидкости.

Холодопроизводительность компрессора (по нормам ЕН 12900, п. 3.2) характеризуется как произведение реализуемого через компрессор объемного расхода хладагента и разности удельных энтальпий - хладагента на входе в компрессор и насыщенной жидкости.

Хладагент на входе в компрессор перегрет до указанного значения (+20°C) выще точки росы на стороне всасывания.

Выбранный тип компрессора: 4Р-10.2У (см. рис. 2.20);

 $Q_0 = 16,98 \text{ kBT}, P_{KI} = 6,32 \text{ kBT}, \varepsilon = 2,69;$

 $Q_{0, 33,73} = 15,3 \text{ KBT};$



Переохлаждение: есть;

Температура всасываемого газа: 20°С.

Рис. 2.20. Таблица параметров для расчета компрессора. Расчет полутерметичного поршневого компрессора

Заданные значения		Границы применения
Холодопроизводительность	16 кВт	
Хладагент	R134a	80 Rt 34a
Исходная температура	точка росы	۵۵ ما
Температура кипения	-6°C	60
Температура конденсации	45°C	Двигате
Переохлаждение жидкости	есть	Двигатель 2→
Температура всасываемого газа	20°C	30
Электропитание от сети	стандарт 50 Гц	1 _{to} = 20°C
Регулятор мощности	100%	20 -30 -20 -10 0 10 t _a [°C] 30
Полезный перегрев	100%	
	Резуль	тат
Тил компрессора	4T-8.2Y	4P-10.2Y
Холодопроизводительность	14,26 кВт	16,98 кВт
Холодопроизводительность*	14,38 кВт	17,13 кВт
Производительность испарителя	14,26 кВт	16,98 кВт
Потребляемая мощность	5,31 кВт	6,32 кВт
Ток (400 В)	9,31 A	11,43 A
Производительность конденсации	20,9 кВт	24,8 кВт
Коэффициент мощности	2,69	2,69
Коэффициент мощности*	2,71	2,71
Массовый расход	335 кг/час	399 кг/час
Режим работы	стандартный	стандартный

 $^{^{\}circ}$ При 2КС-05.2 — 4СС-6.2: по ЕН 12900 (температура инжектируемого газа 20 $^{\circ}$ С, переохлаждение жидкости — есть).

Все прочие компрессоры: по ISO-DIS 9309/ДИН 8928 (температура инжектируемого газа 25°C, переохлаждение жидкости – есть).

Пример выбора:

Охлаждаемый продукт: мясо (говядина и свинина); испаритель уже выбран — типа Кüba DZBE 063, $Q_{\text{oVda}} = 17.2 \text{ кBt}$, хладагент R134a, холодопроизводительность $Q_{\text{o}} = 15.3 \text{ кBt}$, время работы 16 часов в день; температура в холодильной камере $t_{\text{R}} = +2^{\circ}\text{C}$; $\Delta T = 8 \text{ K}$; $t_{\text{o}} = -6^{\circ}\text{C}$; $t_{\text{C}} = +45^{\circ}\text{C}$.

Представленные далее таблицы параметров демонстрируют принцип выбора компрессора.



Рис. 2.21. Таблица параметров потолочного воздухоохладителя Küba DZBE 063. Изделие № 2085.051

-	13ДСИНС 14: 2001	7.051				
Холодопроизводительность $Q_{_{\rm o}}$, кВт	Температура в камере <i>t_R,</i> °C	Температура кипения t_{o} , °C	Разность температур <i>Δ7</i> , К	Температу всасывани <i>t</i> _{он} , °C		Число оборотов, <i>п</i> (в мин)
17,18	2,0	-6,0	8,0	-0,8	R134a	1400
	T	ехнические ха	рактеристи	СИ		
Дальность обдува Площадь: 87,9 м	у у ребрами: 7,0 мм	основе $Q_{_{ m oh}}$ (ΔT : $t_{_{ m oh}}$ (ΔT :	оборудования числа об. 140 = 8,0 K): 17, = 8,0 K): -0, = 8,0 K): -6,0	00 в мин — 2 18 кВт — Н 8°C — 8	Эл. оттаивание: 230 В-1/400 В- Корпус: 6,74 к Занна: 3,44 кВ Зсего: 10,18 кІ	3-Ү Вт т
3 шт.: $230/400\pm10\%$ В $-3-50/60$ Гц; IP44 Диаметр лопасти: 400 мм Температурный диапазон: -40 до $+45^{\circ}$ С Звуковая мощность: 79 дБ (A) $L_{\rm pA}$ на расстоянии 10 м: 48 дБ(A)		вентиля 45°C Режим Число с Произво	е характери	С 5 в мин Р 235 Вт Ч ,55 А	Данные двигателя на фирменной табличке вентилятора: Режим работы: 50 Гц Число оборотов: 1400 в мин Мощность: 300 Вт Потребление тока: 0,58 А	
Звуковое давлен	ие L _{ра} относится к Разм	варианту монт еры и масса	ажа под откр		и (согласно ДІ <mark>Иатериалы</mark>	45635)
Присоединение н Присоединение н		Вес нет	то: 180,0 кг тто: 241,0 кг	T F	рубы: медь Ребра: алюмин Корпус: Al; RA	
* многократный в распределитель	•			Ε	Версия: 2002.0	131
H = 310 mm B = 2325 mm T = 1280 mm L = 1300 mm F = 173 mm A = 345 mm W = - Hv = 450 mm	11,5 11,5 12,1 18 12 18 12	- L -DZ.011-103- - L -DZ.111-123- +	! [E ₂ = E ₁ E ₂ = E ₂ DZ 013 - 063 = R : DZ 073 - 122 = R	40	

Был выбран полугерметичный компрессор типа 4P-10.2Y фирмы Кюба со следующими техническими характеристиками:

$$t_{\rm o} = -6^{\circ}\text{C}; \ t_{\rm c} = +45^{\circ}\text{C}; \ Q_{\rm o} = 16,98 \text{ kBT}; \ p_{\rm K1} = 6,32 \text{ kBT};$$

 $\varepsilon = 1638 \text{ kBT} : 6.32 \text{ kBT} = 2.69;$

новое время работы: (15,3 кВт \times 16 часов) : (16,98 кВт-дней) = 14,42 часа в сутки.

Напомним:

$$Q_{\text{o, Vda}} = 17,18 \text{ кВт при } t_{\text{R}} = +2^{\circ}\text{C}; \Delta T = 8 \text{ K};$$
 $Q_{\text{o, Vdi}} = 16,98 \text{ кВт при } t_{\text{o}} = -6^{\circ}\text{C}; t_{\text{c}} = +45^{\circ}\text{C}.$

Из таблицы технических параметров компрессора следует, что его холодопроизводительность указывается при температуре всасываемого газа $t_1 = +20$ °C без переохлаждения жидкости.



Эти данные базируются на предписаниях EH 12900 касательно компрессоров для хладагентов (Номинальные условия, допуски и указываемые изготовителем значения производительности). В содержащейся там таблице 1 с данными производительности для хладагентов группы 1, BGV-D4, приводится температура на входе в компрессор $t_1 = +20$ °C.

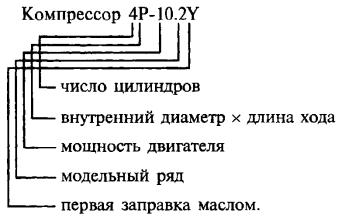
Эти сведения в целом действительны для всех случаев применения, за исключением R717 и бытовых приборов.

Однако фактические условия работы холодильных установок порой весьма отличаются от представленных в тех или иных стандартах.

2.3.2. Технические характеристики выбранных компрессоров

Рис. 2.22. Компрессор 4Р-10.2У (фирмы Битцер)

Пример принятого обозначения типа компрессора:



Технические характеристики: см. табл. 2.7

Таблица 2.7. Технические характеристики компрессора 4Р-10.2У

Объемная производительность (1 450 в минуту, 50 Гц)	47,14 м ³ /час
Объемная производительность (1 750 в минуту, 80 Гц)	56,89 м³/час
Число цилиндров $ imes$ внутренний диаметр $ imes$ длина хода	4 ×55 × 57 мм
Напряжение двигателя (иные по запросу)	380420 В РW-3-50 Гц
Макс. рабочий ток	21,0 A
Пусковой ток (ротор блокирован)	59,0 A Y/99,0 A YY



Таблица 2.7. Технические характеристики компрессора 4Р-10.2У (окончание)

Масса	145 кг
Макс. избыточное давление (низкое/высокое давление)	19/28 бар
Присоединение всасывающей линии	35 mm - 1 3/8"
Присоединение напорной линии	28 mm - 1 1/8"
Присоединение охлаждающей воды	R 1/2"
Заправка маслом R134a/R404A/R507A/R407C	$t_c > 55$ °C; BSE32/ $t_c > 55$ °C: BSE55 (опция)
Заправка маслом R22 (R12/R502)	В5.2 (стандарт)
Объем заправляемого масла	3,00 дм³
Нагрев масляной ванны	100 Вт (опция)
Контроль давления масла	MP54
Маслорасходный клапан	опция
Защита сжатого газа от перегрева	опция
Защита двигателя	INT69V5 (стандарт), INT389 (опция)
Класс защиты	IP54 (стандарт), IP389 (опция)
Разгрузка при пуске	опция
Регулирование мощности	100-50% (опция)
Дополнительный вентилятор	опция
Охлаждаемые водой головки цилиндров	опция
CIC-система	опция
Демпфирующие элементы	стандарт

2.3.3. Падение давления во всасывающей линии

Если проектировщик уже в начале своей работы предполагает, что между испарителем и компрессором возможно падение давления, обусловленное всасывающим трубопроводом, то следует поступать описанным ниже образом. (Напоминаем, что мы имеем дело с охлаждаемым посредством всасываемого газа полугерметичным компрессором типа 4P-10.2Y, который при $t_{\rm o} = -6$ °C и $t_{\rm c} = +45$ °C по нормам EH 12900 обеспечивает $Q_{\rm o} = 16,98$ кВт и $p_{\rm K1} = 6,32$ кВт.)

В практике холодильной техники «падение давления» $\Delta T_{\rm SL}$ от 1,5 до 2 K во всасывающей линии считается вполне допустимым.

Тогда встает закономерный вопрос: достаточно ли будет имеющейся холодопроизводительности компрессора с учетом возможного падения давления на стороне всасывания?

Итак, проверим выбранную машину с точки зрения данного аспекта: R134a $t_o = -7.5$ °C; $t_c = +45$ °C; $Q_o = 15.83$ кВт; $p_{K1} = 6.14$ кВт Вывол:

- вычисленная требуемая холодопроизводительность составляет: $Q_0 = 15,3$ кВт;
- измеренная холодопроизводительность, включая падение давления, составляет: $Q_0 = 15,83$ кВт.



Рис. 2.23. Таблица параметров для расчета компрессора. Расчет полугерметичного поршневого компрессора

Заданные значения		Границы применения					
Холодопроизводительность	16 кВт						
Хладагент	R134a	80 R134a					
Исходная температура	точка росы	ζ[°C] Δt.					
Температура кипения	−7,5°C	60					
Температура конденсации	45°C	50 Двигате					
Переохлаждение жидкости	есть	40 Двигатель 2 →					
Температура всасываемого газа	20°C	30					
Электропитание от сети	стандарт 50 Гц						
Регулятор мощности	100%	-40 -30 -20 -10 0 10 t _s ['C; 30					
Полезный перегрев	100%						
	Резуль	тат					
Тип компрессора	4T-10.2Y	4P-12.2Y					
Холодопроизводительность	15,83 кВт	18,57 кВт					
Холодопроизводительность*	15,97 кВт	18,73 кВт					
Производительность испарителя	15,83 кВт	18,57 кВт					
Потребляемая мощность	6,14 кВт	7,53 кВт					
Ток (400 В)	11,19 A	14,10 A					
Производительность конденсации	23,4 кВт	27,8 кВт					
Коэффициент мощности	2,58	2,46					
Коэффициент мощности*	2,60	2,49					
Массовый расход	371 кг/час	435 кг/час					
Режим работы	стандартный	стандартный					

^{*} При 2КС-05.2 - 4СС-6.2: по EH 12900 (температура всасываемого газа 20°С, переохлаждение жидкости - есть).

Все прочие компрессоры: по ISO-DIS 9309/ДИН 8928 (температура инжектируемого газа 25°С, переохлаждение жидкости — есть).

2.3.4. Выбор конденсаторных агрегатов с воздушным охлаждением

Согласно нормам EH13215 (Конденсаторные группы для использования в холодильных установках) данные производительности конденсаторного агрегата должны соотноситься с температурой окружающей среды +32°C.

Представлены значения производительности конденсаторов для следующих значений температуры окружающей среды: 27, 38, 43 и 49°С. В отношении конденсаторных агрегатов с водяным охлаждением приводятся стандартные эталонные показатели при температуре конденсации +40°С из расчета давления на выходе компрессора. Входная температура воды составляет +30°С, а коэффици-



ент загрязнения $5 \cdot 10^{-5}$ м²K/Bт. Стандартные эталонные показатели для температуры всасываемого газа при высоких, средних и низких температурах кипения находятся на уровне +20°C.

Принцип выбора конденсаторных агрегатов с воздушным охлаждением примерно таков же, как и в случае проектирования отдельных холодильных компрессоров.

В каталогах изготовителей для выбора необходимых параметров указывается лишь температура окружающей среды t_a вместо температуры конденсации t_c .

Пример:

Хладагент R134a, $Q_o=15,3$ кВт, время работы 16 часов в сутки. $t_{\rm R}=+2^{\rm o}{\rm C};~\Delta T=8$ K; $t_{\rm o}=-6^{\rm o}{\rm C};~t_{\rm c}=+45^{\rm o}{\rm C};~\Delta T_{\rm SL}=1,5$ K; $t_{\rm o}=-7,5^{\rm o}{\rm C};$ уже выбранный испаритель (см. рис. 2.21) Küba DZBE 063 при $t_{\rm R}=+2^{\rm o}{\rm C}$ и $\Delta T=8$ K обладает производительностью $Q_{\rm o}=17,18$ кВт (см. табл. 2.8).

Таблица 2.8. Потолочный воздухоохладитель Küba DZBE 063 (выдержка из таблицы параметров)

Холодопроизводительность $Q_{_{\mathrm{o}}}$, к $\mathrm{B}\mathrm{ au}$	Температура в камере <i>t</i> _R , °C	Температура кипения <i>t_o</i> , °C	Разность температур <i>Δ Т</i> , К	Температура всасывания $t_{ m oh},{}^{ m oC}$	Хладаген	т Число оборотов, <i>п</i> (в мин)
17,18	2,0	-6,0	8,0	-0,8	R134a	1400

Среди конденсаторных групп с воздушным охлаждением фирмы Копеланд была выбрана модель 59-3DS-100X.

Таблица 2.9. Холодопроизводительность (агент R134a)

Конденса- торный агрегат с воздушным охдаждением	Венти- ляторы (шт.)	Темпе- ратура окружа- ющей среды		гческие	условия				Область нормал темпер	ьных	Область низких темпе- ратур
					Тем	ператур	а кипен	ия, °С	_		
		°C	12,5	10	7	5	0	-5	-10	-15	-20
		27	32830	30810	28430	26860	23060	19470	16150	13140	10510
59-3D5-100X	2	32	30850	28980	26760	25300	21740	18360	15210	12340	9815
		43					18980	16060	13300	10750	8460

Данный конденсаторный агрегат обладает производительностью: $Q_0 = 16.8 \text{ кBT}$; $p_{K1} = 8.17 \text{ kBT}; t_0 = -7.5^{\circ}\text{C}; t_a = +32^{\circ}\text{C (cm. puc. 2.25)}.$

Выбор из двух альтернативных конденсаторных групп с воздушным охлаждением дает следующий результат:

1. SAMX 4/466-4 c:

R134a;
$$t_o' = -7.5^{\circ}\text{C}$$
; $t_a = +27^{\circ}\text{C}$; $Q_o = 16.64 \text{ kBT}$;

2. SHGX 4/555-45L c:

R134a;
$$t_o' = -7.5$$
°C; $t_a = +32$ °C; $Q_o = 17.72$ кВт.

Использование одного из этих двух вариантов представляется весьма целесообразным. В первом случае следует убедиться в допустимости $t_a = +27$ °C!



Глава 2. Основы проектирования холодильной установки

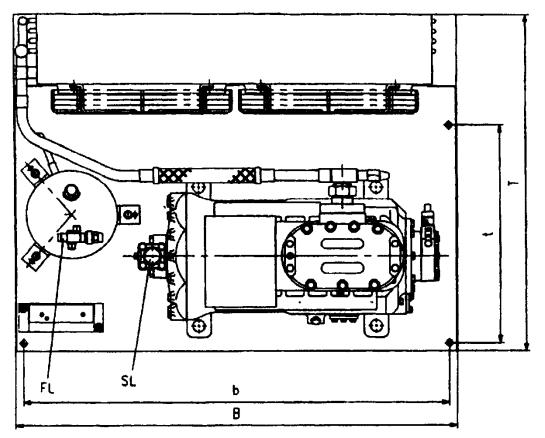


Рис. 2.24.

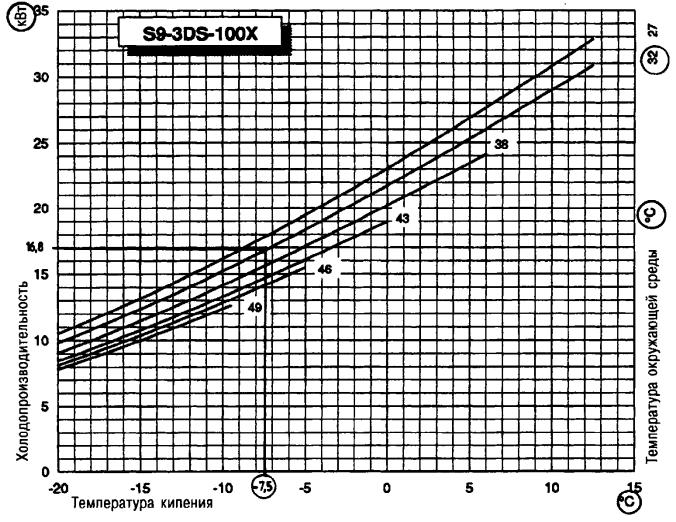


Рис. 2.25.



Таблица 2.10. Таблица параметров конденсаторных агрегатов

Тип	<i>t</i> °C	+10	+5	±0	<i>t</i> 。 -5	°C -10	-20	-30
¹⁾ SAMX 0/45-6LD	27	1,79	1,57	1,36	1,14	0,95	0,63	0,40
	32	1,68	1,45	1,25	1,06	0,89	0,59	0,37
¹⁾ SAMX 1/45-4LD	27	2,76	2,42	2,09	1,75	1,46	0,97	0,62
	32	2,60	2,24	1,93	1,63	1,37	0,90	0,57
SAMX 2/58-4L	27	3,80	3,33	2,84	2,38	1,97	1,26	0,80
	32	3,55	3,10	2,64	2,21	1,86	1,18	0,73
SAMX 2/73-4L	27	4,53	3,96	3,38	2,86	2,33	1,50	0,94
	32	4,21	3,87	3,12	2,64	2,20	1,40	0,86
SAMX 2/95-4L	27	6,03	5,27	4,50	3,81	3,16	2,08	1,31
	32	5,61	4,91	4,17	3,53	2,97	1,94	1,21
SAMX 2/121-4L	27	7,59	6,64	5,68	4,79	3,97	2,60	1,64
	32	7,06	6,18	5,25	4,44	3,73	2,43	1,51
SAMX 3/153-4L	27	10,02	8,77	7,50	6,31	5,20	3,39	2,13
	32	9,37	8,19	6,96	5,87	4,92	3,16	1,97
SAMX 3/185-4L	27	12,04	10,38	8,87	7,50	6,22	4,04	2,54
	32	11,06	9,67	8,22	6,97	5,87	3,87	2,35
SAMX 3/233-4L	27	14,51	12,66	10,80	9,12	7,54	5,02	3,15
	32	13,40	11,75	9,98	8,44	7,09	4,68	2,89
²⁾ SAMX 4/306-4L	27	20,07	17,57	15,04	12,63	10,41	6,78	4,27
	32	18,78	16,39	13,95	11,72	9,82	6,34	3,94
²⁾ SAMX 4/370-4L	27	22,95	20,71	17,79	14,98	12,41	8,08	5,07
	32	22,43	19,38	16,45	13,94	11,73	7,54	4,68
²⁾ SAMX 4/466-4L	27	28,61	25,00	21,60	18,19	15,09	10,04	6,28
	32	26,49	23,20	19,99	16,90	14,20	9,36	5,80
²⁾ SAMX 4/601-4L	27	39,72	34,41	29,12	24,93	20,65	13,70	8,51
	32	37,15	32,48	27,27	23,13	19,48	13,02	8,27
²⁾ SAMX 5/724-4L	27	47,33	41,00	34,63	29,53	24,61	16,26	10,25
	32	44,25	38,25	32,58	27,56	23,24	15,39	9,73
²⁾ SAMX 5/847-4L	27	55,36	48,01	40,56	34,24	28,78	19,05	11,98
	32	51,76	44,85	38,10	32,21	27,22	18,08	11,41

2.3.5. Контрольные задания

Требуемая холодопроизводительность низкотемпературной камеры составляет $Q_{\rm o} = 18.0 {\rm ~kBr}$ при: $t_{\rm L1} = -18 {\rm ^{\circ}C}; ~\Delta T = 10 {\rm ~K}; ~t_{\rm o} = -28 {\rm ^{\circ}C}, ~\Delta T_{\rm SL} = 2 {\rm ~K};$ $t_{\rm o} = -30 {\rm ^{\circ}C}; ~t_{\rm a} = +27 {\rm ^{\circ}C}; ~\rm время ~pаботы ~18 ~часов ~в ~сутки.$

- а) Рассчитать испаритель фирмы Кюба с расстоянием между ребрами 12,0 мм.
- б) Определить размеры конденсаторного агрегата фирмы Битцер с воздушным охлаждением.
 - В качестве хладагента используется трехкомпонентная смесь R 404A.
 - в) Какова будет производительность испарителя и конденсаторной группы?
 - г) Какой будет новая суточная продолжительность работы установки?



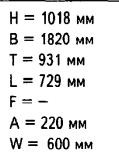
Варианты решений

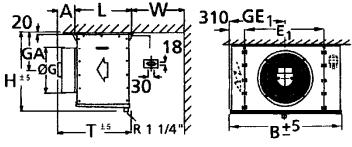
а) Küba SGLE 63-F81; $Q_{\rm o}=18.2~{\rm кBT}$ при $t_{\rm L1}=-18^{\circ}{\rm C}$; $\Delta T_{\rm I}=10~{\rm K}$; $t_{\rm o}=-28^{\circ}{\rm C}$; б) Bitzer LH135/4H-15,2Y; $Q_{\rm o}=17,14~{\rm kBT}$ при $t_{\rm o}=-30^{\circ}{\rm C}$, $t_{\rm a}=+32^{\circ}{\rm C}$; в) $Q_{\rm o,Vda}=18,2~{\rm kBT}$; $Q_{\rm o,}$ конденсаторного агрегата = 17,14 кВт г) новое время работы: (18 кВт · 18 часов) : (17,14 кВт-дней) = 18,90 часа в сутки.

Рис. 2.26. Таблица параметров воздухоохладителя Küba SGLE 63-F81.

Холодопроизводительность $Q_{_{\mathrm{o}}}$, кВт	Температура в камере 	Температура кипения <i>t_o,</i> °C	Разность температур ΔT_1 , K	Температура всасывания $t_{ m oh},{}^{\circ}{ m C}$		Число оборотов п (в мин)
18,20	-18,0	-28,0	10,0	-21,5	R404A	880
	Te	хнические ха	арактеристи	КИ		
Дальность обдув Площадь: 79,6 м	₂ цу ребрами: 12,0 мм	основе $Q_{_{\mathrm{o}}}$ ($\Delta\mathcal{T}_{_{1}}$ $t_{_{\mathrm{oh}}}$ ($\Delta\mathcal{T}_{_{1}}$	оборудовани: числа об. 880 = 10,0 K): 18 = 10,0 K): = 10,0 K):2	0 в мин. — 23 3,20 кВт — Ко 21,5°C — Ва	і. оттаивание: 0 В-1/400 В- орпус: 13,74 г инна: 2,60 кВ сего: 16,34 кВ	кВт т
1 шт.: $400\pm10\%$ В Диаметр лопасти Температурный д Звуковая мощнос $L_{\rm pA}$ на расстояни	: 630 мм иапазон: —40 до +4 сть: 75 дБ (А)	Рабочи вентиля 5°С Режим Число с Произва	е характери	ф ц ве Э в мин Ре : 539 Вт Чи ,38 А М	анные двига ирменной та ентилятора: ежим работы сло оборотов: ощность: 680 отребление то	.6личке : 50 Гц 880 в мин Вт
Звуковое давлен	ие $L_{_{\mathrm{pA}}}$ относится к в	зарианту монт	гажа под отк	рытым небом	(согласно ДІ	1H 45635)
	Разме	ры и масса		M	атериалы	
Присоединение в	на входе: 22* мм на выходе: 35 мм		то: 224,0 кг лто: 305,0 кг	•	убы: медь ебра: алюмин	І ИЙ

Размер	ы и масса	Материалы
Присоединение на входе: 22* мм Присоединение на выходе: 35 мм	Вес нетто: 224,0 кг Вес брутто: 305,0 кг	Трубы: медь Ребра: алюминий
TIPHOGOGAMICINIC NO COMPAGNICATION		Корпус: оцинкованная сталь RAL 9018
* многократный впрыск через распределитель Küba-CAL		Версия: 2002.031





2.4. Расчет конденсаторов с воздушным охлаждением



Рис. 2.27. Таблица параметров для расчета компрессора. Расчет компрессора в агрегате

Заданные значения		і раницы і	применен	RN ·	
Тип агрегата	LH135/4H-15.2Y				
Модельный ряд	стандартный	60	L. < 0°C /	2KG-05.2Y4CC-6	ZY R404A
Хладагент	R404A	t.['C	1		R507A
Исходная температура	точка росы	50			7
Температура кипения	−30°C	40	*	-	44
Температура окружающей среды	32°C			Двигатель 1	•
Температура всасываемого газа	20°C	30			\blacksquare
Электропитание от сети	380420 B PW-3-50 I			игатель 2 →	t, = 20°C
Полезный перегрев	100%		-30 -20	-10 U (.)	(°C]10
	Резуль	тат			
Тип компрессора	LH13	5/4H-15.2Y			
Холодопроизводительности	17,14	кВт			
Производительность испарит	еля 17,14	кВт			
Потребляемая мощность*	10,67	кВт			
Ток (400 В)	18,46	Α			
Массовый расход	452 H	кг/час			
Температура конденсации	40,55	o°C			
Переохлаждение жидкости	3,00	К			
Режим работы	станд	артный		-	

^{*} Производительность компрессора (потребление мощности вентилятором) см. в таблице параметров.