ОПРЕДЕЛЕНИЕ ДИАМЕТРЫ ТРУБОПРОВОДОВ КОНДИЦИОНЕРА

Ключевые слова: хладагент, давления, скорость, температура, воздух, трубопровод *Keywords:* refrigerant, pressure, speed, temperature, air, pipeline

Диаметр трубопроводов должен обеспечивать допустимый уровень потерь давления. Кроме того, выбранный диаметр трубопровода должен обеспечивать скорость потока на вертикальных участках трубопроводов не менее 5 м/с.

Хладагент в жидкостных линиях, линиях нагнетания и всасывания имеет различные фазовые состояния и давления, поэтому диаметры трубопровод каждой линии для одинаковой холодопроизводительности получаются различными ($maбn.\ 1$).

Обычно диаметр соединительных трубок указан в документации на кондиционер. Как правило, этого диаметра достаточно и стандартной установке блоков. Реальный трубопровод имеет повороты, сужения, тройниками и т. д., поэтому расчёт потерь давления по эквивалентной длине трубопровода.

Каждому элементу создающему сопротивление свободному прохождению жидкости или пара, соответствует эквивалентная длина для расчёта прямого участка трубопровода, который вызовет такое же падение давления.

Сумма эквивалентных длин и длины прямых участков трубопровода даёт расчётную длину прямой трубы, которая имеет такое же падение давления, как и реальная линия. Увеличение диаметра трубопровода не всегда возможно в паровых линиях из-за проблемы возраста масла. В жидких линиях увеличение диаметра трубопровода приводит к увеличению количества заправляемого хладагента. Поэтому необходимо всегда искать компромисс между стоимостью труб, падением давления и скоростью хладагента.

Таблица 1. Зависимость холодопроизводительности от диаметров трубопроводов в линиях всасывания нагнетания и жилкостных линиях при использовании R-22.

Внешний диа- метр трубопро- вода мм.	Холодопроизводительность, кВт $\left(T_{\kappa o n \partial} = 40^{\circ} C, T_{u c n a p e n u s} = 5^{\circ} C\right)$		
	Линия всасывания $\Delta P = 0.731 \kappa \Pi a / M$	Линия нагнетания $\Delta P = 0.749 \kappa \Pi a / M$	Жидкостная линия $\Delta P = 0.749 \kappa \Pi a / M$
10	-	-	4,37
12	1,76	2,60	11,24
14	2,83	4,16	18,10
16	4,19	6,15	26,80
18	5,85	8,59	37,49
22	10,31	15,07	66,10
28	20,34	29,70	131,0
35	37,31	54,37	240,7
42	61,84	90,00	399,3
54	122,7	178,1	794,2
63	188,9	273,8	1223,9

Источник: собственная разработка автора.

Необходимость найти компромисс между стоимостью труб, падением давления и скоростью хладагента обычно приводит к выбору разных диаметров для линий нагнетания и всасывания.

Так как инверсия холодильного цикла (переход с режима охлаждения на режим "теплового насоса") приводит к изменению фазового состояния хладагента в линиях нагнетания и всасывания, то определение размеров трубопроводов установок с тепловым насосом необходимо выполнять с особой тщательностью.

При работе в режиме обогрева линия, работавшая ранее на всасывание, будет работать на нагнетание. Эта линия часто делается переразмеренной, что даёт очевидные преимущества с точки зрения потерь давления. Повышенные диаметры линии всасывания приводят к уменьшению скорости потока хладагента.

Во время работы в режиме обогрева линии всасывания часто оказывается недоразмернной. Это приводит к увеличению скорости хладагента и соответствующему росту потерь давления.

Кроме перечисленных выше факторов, влияющих на подбор и монтаж трубок холодильного контура, следует указать ещё ряд дополнительных совещаний:

- Линия всасывания должна быть всегда изолирована, чтобы избежать образования конденсата.
- Линия нагнетания также должна быть изолирована, чтобы избежать ожогов при случайном соприкосновении и не допустить нагрева окружающего пространства, так как температура пара в линиях нагнетания может достигать $80\text{-}100\,^{\circ}\,C$. Иногда при транспортировке труб всасывания и нагнетания кондиционеров малой мощности, работающих только в режимах охлаждения, трубы прокладывают и изолируют в месте.
- Жидкостная линия должна быть покрыта изоляцией только в том случае, если температура окружающего воздуха выше температуры жидкого хладагента (обычно на $4-5\,^{\circ}C$).

В кондиционерах с водяными конденсаторами жидкостная линия обязательно теплоизолируется, поскольку в конденсатор может попадаться вода, с температурой ниже температуры окружающего воздуха.

ЛИТЕРАТУРА

- 1. Богословский В.Н., Кокорин О.Я., Петров Л.В. Кондиционирование воздуха и холодоснабженние. -М.: Стройиздат, 1985.
- 2. Андрачников Е.И., Каплан Л.Г., Пржетишевский Ю.Б. Автоматизация оттаивания инея с испарителей холодильних машин ИФ-49M, АКФВ-4М. «Холодильная техника», 1985, № 10.
 - 3. Иванов О.П. Конденсаторы и водоохлаждаюхщие устройства. Л.: Машиностроение, 1980.
 - 4. Лебедев В.Ф. и др. Холодильная техника. М. Агропромиздат, 1986.

REFERENCES

- 1. Bogoslovsky V.N., Kokorin O.Ya., Petrov L.V. Air conditioning and refrigeration. -M.: Stroyizdat, 1985.
- 2. Andrachnikov E.I., Kaplan L.G., Przhetishevsky Yu.B. Automation of defrosting of frost from evaporators of refrigerating machines IF-49M, AKFV-4M. "Refrigeration equipment", 1985, No. 10.
 - 3. Ivanov O.P. Condensers and watercooling devices. L.: Mechanical engineering, 1980.
 - 4. Lebedev V.F. and other refrigeration equipment. M. Agropromizdat, 1986.