

МИНИСТЕРСТВО УГОЛЬНОЙ ПРОМЫШЛЕННОСТИ СССР  
ГЛАВНОЕ УПРАВЛЕНИЕ  
ПРОЕКТИРОВАНИЯ И КАПИТАЛЬНОГО СТРОИТЕЛЬСТВА  
ГОСУДАРСТВЕННОГО ОРДЕНА ТРУДОВОГО КРАСНОГО ЗНАМЕНИ  
ПРОЕКТНЫЙ ИНСТИТУТ

## «ГИПРОШАХТ»

---

Временные нормы технологического проектирования оснащения проходки стволов с использованием передвижного проходческого оборудования.

Компрессорные установки

РД 12.13.010.03-85

ЛЕНИНГРАД

198

Министерство угольной промышленности  
СССР.

Временные нормы технологического  
проектирования осваивания проходки  
стволов с использованием передвиж-  
ной проходческого оборудования  
Компрессорные установки.

РД 12.13.010.03-85

Донецк 1985

МИНИСТЕРСТВО УГОЛЬНОЙ ПРОМЫШЛЕННОСТИ СССР

ВРЕМЕННЫЕ НОРМЫ ТЕХНОЛОГИЧЕСКОГО ПРОЕКТИРОВАНИЯ  
ОСНАЩЕНИЯ ПРОХОДКИ СТВОЛОВ С ИСПОЛЬЗОВАНИЕМ  
ПЕРЕДВИЖНОГО ПРОХОДЧЕСКОГО ОБОРУДОВАНИЯ,  
КОМПРЕССОРНЫЕ УСТАНОВКИ

РД 12,13.010.03 - 85

Минугленпром СССР

Утверждены заместителем  
Министра угольной промышлен-  
ности СССР  
Э. В. Полаком 26.12.81 г.

Раздел "Компрессорные установки" "Временных норм технологического проектирования..." разработан в Донецком государственном институте организации шахтного строительства Донгипроорбшахтострой Министерства угольной промышленности СССР.

В разработке раздела приняли участие: канд. техн. наук В.Т.Сапронов, канд. техн. наук М.М.Федоров, ст. инженер В.Е.Базил, инженер С.К.Плескач.

В разделе изложены основные требования к выбору и работе компрессорных установок как в стационарном, так и передвижном исполнении. Даны принципиальные указания и основные нормы, необходимые при расчете компрессорных установок, а также приведены методы расчета производительности компрессорных станций.

Министерство  
угольной про-  
мышленности  
С С С Р  
(Минуглепром  
С С С Р)

Временные нормы технологи-  
ческого проектирования осна-  
щения проходки стволов с ис-  
пользованием передвижного  
проходческого оборудования.  
Компрессорные установки

РД 12.13.010.03-85

Минуглепром СССР

## 1. ОБЩИЕ ПОЛОЖЕНИЯ

**1.1.** Настоящие нормы распространяются на разработку проектов оснащения проходки вертикальных стволов с использованием различных вариантов исполнения компрессорных станций. Проекты должны разрабатываться с учетом требований, имеющих в ЦБ, ПТЭ, ПУЭ, "Правилах устройства и безопасной эксплуатации стационарных компрессорных установок, воздухопроводов и газопроводов" в соответствующих разделах Строительных норм и Правил.

**1.2.** В понятие "компрессорные станции" входят: компрессоры с соответствующим оборудованием (концевые холодильники, распределительные устройства, станции управления, арматура и т.д.), фундаменты, здание.

В понятие "компрессорные установки" включаются: компрессорная станция и оборудование, имеющие непосредственную связь с ней (градирня для охлаждения воды, маслохозяйство, коллектор, воздухо-сборник, фильтр-влагодделитель, установленный не далее 20 метров от станции и т.д.).

**1.3.** Компрессорные станции разделяются на стационарные и передвижные. Компрессоры для стационарных станций поступают на строительную площадку в агрегатном (собранном) или узловом (разработанным) состоянии. Эксплуатация стационарных компрессорных станций осуществляется в зданиях с устройством монолитных фундаментов

Внесены:  
Донецким государственным  
институтом проектирования  
организации шахтного стро-  
ительства  
Донгипрошахтострой"

Утверждены  
Заместителем Министра  
угольной промышленно-  
сти СССР Э.В.Полаком  
от 26.ХП.1984 г.

Срок вве-  
дения в  
действие  
"1." X. 1985г

и технологических начал по требованию.

Компрессорные станции передвижного исполнения доставляются на строительную площадку с завода-изготовителя в собранном виде. Эксплуатация компрессорных станций осуществляется в инвентарных зданиях. Применение передвижного оборудования снижает стоимость строительно-монтажных работ и сроки ввода в эксплуатацию.

I.4. Компрессорные установки, рассматриваемые в этом разделе, предназначены для обеспечения пневмоэнергией (сжатым воздухом) потребителей при выполнении горнопроходческих работ.

I.5. В разделе <sup>даны</sup> указаны проектирования и указания по выбору оборудования компрессорных установок. Выбор типа и расчет производительности компрессорной станции определяется характеристикой пневмооборудования, режимом работы, длиной пневмоматристалли и технико-экономическими показателями.

I.6. При проектировании оснащения ствола на период его сооружения следует, как правило, ориентироваться на использование передвижных компрессорных станций (ПКС).

Температурные условия эксплуатации компрессорных станций должны соответствовать требованиям завода-изготовителя.

I.7. При проектировании зданий, временных сооружений для компрессорных станций необходимо предусматривать рациональное применение: эффективных материалов и строительных конструкций.

I.8. Категория производства и класс взрывопожарности определять в соответствии с требованиями, изложенными в "Инструкции по проектированию зданий и сооружений шахт, разрезов, обогатительных и брикетных фабрик со взрывопожарным характером производства" ИИП 26-82. Минуглепром СССР.

1.9. Компрессорные установки, как правило, должны располагаться в местах, удаленных от источников пылеобразования, с учетом господствующего направления ветров.

## 2. УСЛОВИЯ ПРОВЕДЕНИЯ СТРОИТЕЛЬНО-МОНТАЖНЫХ РАБОТ

2.1. Расположение здания компрессорной станции на промышленной площадке ствола должно обеспечивать противопожарные разрывы и проезд автомобильного транспорта. Величина противопожарных разрывов и проездов назначается в соответствии с нормами СНиП II-2-80. Для передвижных или блочно-агрегатированных компрессорных станций величина проездов одновременно должна обеспечивать возможность выполнения монтажных работ "с колеё" с помощью кранов. Как правило, разгрузку блоков компрессорных станций и их установку на месте монтажа необходимо производить в один прием. Промежуточный пункт разгрузки допускается в исключительных случаях. Доставка на место монтажа путем буксировки запрещается.

2.2. Фундаменты под стационарные компрессоры должны проектироваться на основании заводского задания на фундамент и с учетом местных особенностей грунта. Требования к глубине заложения фундамента в зависимости от грунта приведены в СНиП II-15-74.

2.3. Установка передвижных компрессорных станций должна осуществляться в соответствии с требованиями заводской документации.

2.4. В документации, предъявляемой при сдаче в эксплуатацию компрессорной станции, должен быть предусмотрен объем контрольных испытаний, выполняемых при сдаче станции в эксплуатацию.



### 3. РЕЖИМ РАБОТЫ И РАСЧЕТ ОСНОВНЫХ ПАРАМЕТРОВ

3.1. Расположение компрессорной станции относительно трансформаторной подстанции при низковольтных короткозамкнутых двигателях компрессоров должно быть таким, чтобы потеря напряжения в кабеле и трансформаторе в период нормальной работы была не более 3% номинального. Во время пуска низковольтного двигателя напряжение на его зажимах должно быть равным или больше 80% номинального напряжения двигателя.

Для передвижной компрессорной станции, как правило, предусматривать отдельную трансформаторную подстанцию, устанавливаемую в непосредственной близости от нее.

3.2. Расположение компрессорной станции относительно ствола должно выбираться с таким расчетом, чтобы была обеспечена установка двух масловлагоотделителей (один - у станции, второй - у ствола) с расстоянием между ними минимум 80 м по пневмомагистрали.

3.3. В проекте должен быть обоснован выбор и рассчитан режим работы компрессоров с учетом минимального и максимального расхода воздуха за цикл проходки ствола. Методика его расчета дана в рекомендуемом приложении I.

3.4. Выбор типа компрессорной станции осуществляется в зависимости:

- от количества потребляемого воздуха, условий и срока эксплуатации компрессорной станции на строящемся объекте;
- от пределов изменения расхода воздуха в течение одного проходческого цикла;
- от наличия парка оборудования.

При производительности станции до 300 м<sup>3</sup>/мин и сроке службы до 3-х лет, как правило, следует выбирать передвижную

или всероторную станцию, укомплектованную компрессорами производительностью 25-30 м<sup>3</sup>/мин. или 50 м<sup>3</sup>/мин. При сроке службы свыше 3-х лет допускается применение стационарной компрессорной станции, если это подтверждено технико-экономическими показателями.

3.5. При одновременной проходке нескольких стволов, с суммарной производительностью свыше 300 м<sup>3</sup>/мин., допускается использование общей компрессорной станции на центральной площадке, при соблюдении следующих условий:

срок монтажа и ввода ее в эксплуатацию не находится на критическом пути и не увеличивает время оснащения ствола;

доказана целесообразность использования общей станции по экономическим показателям. При этом необходимо учитывать стоимость потерь скатого воздуха в трубопроводах, проложенных по поверхности и стоимость строительно-монтажных работ по монтажу, демонтажу и обслуживанию трубопроводов;

повышение трудоемкости из-за прокладки трубопровода не увеличивает срок оснащения ствола.

3.6. Для стационарной компрессорной станции при выборе типа компрессоров необходимо учитывать:

изменение производительности станции в течение всего времени строительства шахты;

наиболее экономичные условия регулирования производительности станции в течение одного проходческого цикла. С этой целью следует выбирать компрессоры разной производительности. Компрессоры большой производительности должны обеспечить покрытие минимального расхода скатого воздуха. Компрессоры малой производительности должны покрывать разность максимального и минимального расхода воздуха, возникающего в течение одного проходческого цикла.

Выбирая типы компрессоров для стационарной компрессорной станции, необходимо стремиться использовать только один вид напряжения (6 или 0,4 кВ) для двигателей компрессоров.

**3.7.** При использовании постоянных шахтных компрессорных станций на период строительства ствола основным документом для проектирования является раздел норм технологического проектирования угольных и сланцевых шахт "Компрессорные станции. Основные направления и нормы технологического проектирования угольных шахт, разрезов и обогатительных фабрик". (М. 1973).

**3.8.** Осуществляя технико-экономический расчет, необходимо: выбрать несколько вариантов компрессорных станций в соответствии с пунктом 3.3-3.6;

провести сравнение их по приведенным затратам с учетом минимальной трудоемкости строительно-монтажных работ и сокращения времени оснащения поверхности проходки ствола.

**3.9.** Допустимое количество пусков каждого компрессора в смену (или час) определяется по условиям:

эксплуатационных характеристик механической части компрессора;

пусковых характеристик двигателя.

Для принятия окончательного решения необходимо принимать во внимание указания, имеющиеся в документации заводов-изготовителей компрессора и двигателя.

Следует иметь в виду, что условия этого пункта могут повлиять на выбор количества компрессоров малой производительности, предназначенных для регулирования расхода воздуха.

**3.10.** В стационарных, временных компрессорных станциях с поршневыми компрессорами производительностью  $30 \text{ м}^3/\text{мин.}$  и более предусматривать подъемно-транспортное оборудование (мостовой кран, кран-балка и т.п.) грузоподъемностью в зависимости от максимально возможной массы неразборного узла.

3.11. Каждый поршневой компрессор должен быть снабжен комбинированным холодильником, тип которого определяется в соответствии с рекомендациями завода-изготовителя компрессоров. Если температура сжатого воздуха, выходящего из холодильника, превышает  $+35^{\circ}\text{C}$ , необходимо предусматривать дополнительно общую для станции группу холодильников или выполнить расчет по удлинению сети сжатого воздуха, чтобы температура воздуха, входящего в первый фильтр - влагоотделитель, была не выше  $+35^{\circ}\text{C}$  при температуре окружающей среды  $+25^{\circ}\text{C}$ .

3.12. Компрессорные станции, основанные на базе маслозаполненных винтовых компрессоров, должны иметь общую холодильную установку. Если в комплекте станции она отсутствует, необходимо ее предусмотреть, выполнив тепловой расчет для определения типа и количества серийно выпускаемых холодильников.

3.13. Расчет конечных холодильников или дополнительных охладителей, устанавливаемых в сети сжатого воздуха, следует выполнять по "Методике теплового и аэродинамического расчета аппаратов воздушного охлаждения", разработанной ВНИИНефтемаши. Для обеспечения резерва и выбора оптимальных условий охлаждения в разное время года на станции следует иметь минимум два охлаждающих аппарата.

3.14. Для предварительной очистки сжатого воздуха необходимо предусматривать установку первого фильтра-влагоотделителя на расстоянии 10-15 м от конечного холодильника, обеспечивающего температуру сжатого воздуха не выше  $+35^{\circ}\text{C}$ . Как правило, для предварительной очистки сжатого воздуха следует использовать центробежные фильтры-влагоотделители серии СЛЦ, выпускаемые Красноярским заводом цементного машиностроения.

3.15. Соединительный трубопровод между компрессором и коллектором, воздухоотборником, концевым холодильником и далее к первому фильтру-влажнотделителю должен иметь минимум колен и изгибов, в которых может скапливаться влага. Все эти места должны быть обеспечены продувочными кранами для периодического удаления скопившихся влаги и масла.

3.16. Все горизонтальные отрезки трубопровода сжатого воздуха должны иметь уклон в 0.003 в сторону движения сжатого воздуха.

3.17. При выборе концевых холодильников и фильтров-влажнотделителей необходимо отдавать предпочтение конструкциям, допускающим их наружную установку.

3.18. Масло и вода от фильтров-влажнотделителей и кранов продувки по специально утепленному трубопроводу должны поступать в общую емкость, из которой необходимо обеспечить возможность периодического отбора отстаивающегося масла и последующего выпуска воды в канализационную сеть. Для отстоя масла величина емкости должна обеспечивать сбор минимум двухсуточного максимального поступления влаги от работы компрессорной станции.

3.19. Краны продувки трубопровода сжатого воздуха, устройства выпуска влаги из фильтров-влажнотделителей и емкость сбора воды и масла должны быть утеплены для предотвращения их обмерзания в зимнее время.

3.20. Режим охлаждения сжатого воздуха концевым холодильником при отрицательной температуре наружного воздуха должен обеспечивать температуру сжатого воздуха на выходе его из охладителя не ниже  $+25^{\circ}\text{C}$ , при выходе из первого масловлажнотделителя не ниже  $+10^{\circ}\text{C}$ .

3.21. Периодическую очистку и промывку коммутационных компрессорных станций осуществлять в соответствии с "Инструкцией по

охране шахтных стационарных компрессорных установок от нагаро-масляных отложений и накипи", разработанной ВНИИГМ им. М. М. Федорова.

Для обеспечения периодической очистки и промывки охладителей, фильтров-влагоотделителей и трубопроводов, необходимо предусматривать: соответствующее оборудование, арматуру и материалы, а также возможность слива промывочного раствора.

3.22. При выборе оборудования очистки и охлаждения сжатого воздуха компрессорной станции необходимо учитывать климатические условия, в которых будет работать станция (Справочное приложение 2 Табл. 2).

3.23. Для обеспечения нормальных условий работы винтовых маслозаполненных компрессоров забор воздуха из атмосферы должен осуществляться в соответствии с "Рекомендациями по повышению эксплуатационной надежности компрессорных установок 7 ВКМ и 6 ВК для предприятий Минуглепрома СССР", разработанных ВНИИГМ им. М. М. Федорова.

3.24. Для предварительной очистки забираемого атмосферного воздуха необходимо предусматривать со стороны всаса компрессоров воздушные фильтры. Их периодическая очистка должна выполняться в соответствии с заводской инструкцией по эксплуатации фильтров.

3.25. Для промывки масляных и воздушных фильтров компрессоров необходимо предусмотреть специальное помещение и оборудование.

3.26. Температура в помещении компрессорных станций во время перерывов в работе компрессоров должна поддерживаться на уровне, предусмотренном в заводской документации.

3.27. Выбор контрольно-измерительных приборов и аппаратов должен выполняться в соответствии с требованиями "Правил устройства и безопасной эксплуатации стационарных компрессорных установок, воздухопроводов и газопроводов".

3.28. В станциях с маслозаполненными компрессорами необходимо у каждого компрессора на выходе из рамы-бака предусматривать контроль температуры сжатого воздуха с отключением компрессора, если температура будет больше  $+100^{\circ}\text{C}$ .

## 4. ВСПОМОГАТЕЛЬНОЕ ОБОРУДОВАНИЕ

4.1. Для стационарных компрессорных станций с поршневыми компрессорами необходимо выполнить расчет расхода охлаждающей воды. В расчете должны быть учтены потери воды при ее охлаждении.

4.2. Для охлаждения поршневых компрессоров должно, как правило, предусматриваться обратная система водоснабжения с охлаждением воды в градирнях. Проект градирни должен быть выполнен в соответствии с "Руководством по проектированию градирен" Госстроя СССР, разработанный Союзводоканалпроектом. Как правило, следует выбирать открытые градирни. Исходные данные (температура входящей горячей воды, требуемая температура охлаждения или перепад температур, а также расход воды) следует брать из заводской инструкции по эксплуатации компрессора или из его паспорта.

4.3. Для каждой компрессорной станции в проекте должен быть сделан расчет расхода смазочных материалов.

4.4. Непосредственно около компрессорной станции с маслозаполненными компрессорами должны быть предусмотрены емкости для хранения смазочных материалов. Минимальный объем емкости должен обеспечить смену масла в одном компрессоре и недельный запас масла для пополнения расхода.

4.5. Сооружение для хранения масла и смазочных материалов должно удовлетворять требованиям действующих строительных норм и правил.

4.6. В компрессорной станции с поршневыми компрессорами должно быть предусмотрено помещение для хранения смазочных материалов со специальными емкостями для них. Величина емкости должна обеспечить недельный запас масла для пополнения расхода.

4.7. Компрессорные станции с маслозаполненными компрессорами, как правило, должны иметь жесткую разводку трубопроводов для смеси масла в рама-баках.



4.8. Все компрессорные станции должны иметь емкости для сбора отработанного масла. Величина емкости в станциях с маслозаполненными компрессорами должна обеспечить возможность слива масла из одного компрессора и слив масла из отстойников, накопившегося за неделю работы компрессорной станции.

Слив масла должен производиться из отстойников первого и второго фильтров-влагоотделителей (если они приняты раздельными). Предполагается эта емкость должна в непосредственной близости от станции

В станциях с поршневыми компрессорами емкости для отработанного масла должны обеспечить возможность слива отработанного масла из отстойников первого и второго фильтров-влагоотделителей. Емкость должна принять отработанное масло, накопившееся в результате месячной работы станции.

ПРИЛОЖЕНИЕ I  
Рекомендуемое

Расчет производительности компрессорной станции  
при проходке стволов

Производительность компрессорной станции определяется по формуле

$$Q = K_n \cdot K_o \cdot K_{\Sigma} \sum_{i=1}^n q_i n_i k_{zi} + h_{ут} \ell + \nu m, \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (\text{П. I. I})$$

- где  $K_n$  - коэффициент запаса на неучтенные минимумы ( $K_n = 1,1$ );  
 $K_o$  - коэффициент одновременности работы механизмов (0,7 + 0,8);  
 $K_{\Sigma}$  - коэффициент, учитывающий увеличение расхода сжатого воздуха механизмом в результате износа (1,1+1,15);  
 $q_i$  - минимальный расход воздуха одним механизмом данной группы при непрерывной его работе, м<sup>3</sup>/мин.;  
 $n_i$  - число работающих в смене механизмов одного типа;  
 $k_{zi}$  - коэффициент загрузки, учитывающий изменение расхода сжатого воздуха механизмом вследствие отличия фактической нагрузки от номинальной и при регулировании;  
 $h_{ут}$  - допустимая величина утечек сжатого воздуха в магистральном трубопроводе длиной 1 км (3 м<sup>3</sup>/мин);  
 $\ell$  - длина пневмоматристры от компрессорной станции до потребителя (км) ( $\ell = H + 0,1$ , где  $H$  - глубина ствола, км);  
 $\nu$  - допустимая величина утечек сжатого воздуха в каждом месте присоединения механизмов (0,4 м<sup>3</sup>/мин);  
 $m$  - общее число присоединенных к пневматической сети механизмов, включая неработающие.

Коэффициенты загрузки основного пневматического оборудования ( $K_{зг}$ ), используемого при проходке стволов:

породопогрузочные машины	0,6
буросбоекные станки	0,8-0,9
бурильные молотки	0,8-0,9
отбойные молотки	0,9-1,0

Необходимое давление воздуха на компрессорной станции определяется из условия обеспечения рабочего давления у наиболее отдаленных потребителей и допустимой потери давления в сети.

Пример расчета производительности компрессорной станции при проходке воздухоподающего ствола на шахте "Ольховатская".

Диаметр ствола в свету - 8 м, в проходке - 9 м.

Крепость пород колеблется в пределах 4-6 по шкале Протодьяконова.

Проектная глубина ствола - 617 м.

Основное оборудование, применяемое при проходке ствола: бурильная установка типа БУКС-1м - 1 шт., погрузочная машина КС-2у/40 - 1 шт., отбойные молотки - 4 шт.

Согласно формуле П. I. I производительность компрессорной станции при погрузке должна быть не менее

$$Q = 1,1 \times 0,8 \times 1,1 (30 \times 1 \times 0,8 + 5 \times 4 \times 1) + 3 \times 0,72 + 0,4 \times 5 \approx 32 \text{ м}^3/\text{мин};$$

и при бурении

$$Q = 1,1 \times 0,8 \times 1,1 \times 60 \times 1 \times 0,85 + 3 \times 0,72 + 0,4 \times 5 \approx 54 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

ПРИЛОЖЕНИЕ 2  
Рекомендуемое

Методика расчета количества выделяемой  
влаги в первом фильтре-влажнотделителе

Порядок расчета:

1. Согласно ГОСТ 16350-80 "Климат СССР" (карты) определяется климатический район.

2. По табл. П.2.1 с учетом климатического района или конкретно указанного города определяем в летний период диапазон средних температур и содержания водяных паров в засасываемом компрессором воздухе —  $a$ , г/м<sup>3</sup>.

3. Максимально возможное содержание влаги в сжатом воздухе за 1 час работы компрессора

$$A = 0,06 a \cdot Q \quad (\text{П.2.1})$$

где  $Q$  — максимальная проектная часовая производительность компрессорной станции, м<sup>3</sup>/мин.

$A$  — количество влаги, попадающее в трубопровод в течение часа работы компрессорной станции, кг

4. Количество влаги в сжатом воздухе в парообразном состоянии перед входом в фильтр-влажнотделитель за час работы компрессорной станции —  $A_n$ , кг.

Для серийно выпускаемых фильтров-влажнотделителей температура сжатого воздуха на его входе не должна превышать +35°С.

По табл. П.2.1 определяем точку росы для этой температуры и давления 0,7 МПа —  $a_n$ , г/кг.

Количество влаги в парообразном состоянии вычисляем по формуле

$$A_n = 0,0744 \cdot Q \cdot a_n \quad (\text{П.2.2})$$

Количество влаги в сжатом воздухе, удаляемое первым фильтром-влажнотделителем за час работы компрессорной станции —  $A_b$ ,

$$A\phi = 0,85 \quad (A-\Delta p)$$

(П. 2.3)

0,85 – коэффициент, определяющий эффективность работы фильтра.

Пример расчета количества выделяемой влаги в фильтре-влажнотделителе.

Исходные данные: Компрессорная станция в максимальной проектной производительностью  $Q = 100$  м<sup>3</sup>/мин., рабочим давлением 0,7 МПа, установлена на проходке ствола в районе Донбасса.

1. Согласно ГОСТ 16350-80 "Климат СССР" данный район относится к умеренно теплому климатическому району.

2. По табл. П.2.1, где указан установленный ранее климатический район, определяем максимальную среднюю температуру и максимальное содержание водяных паров в забираемом компрессором воздухе, а г/м<sup>3</sup>. Для Донбасса  $a = 14,4$  г/м<sup>3</sup>.

3. Максимально возможное содержание влаги в сжатом воздухе за час работы компрессорной станции.

$$A = 0,06 \times 14,4 \times 100 = 86,4 \text{ кг}$$

4. По графику (рис. П.2.1) определяем содержание влаги в газообразном состоянии для температуры 35°С и давления в трубопроводе 0,7 МПа в 1 м<sup>3</sup>

$$e_{II} = 6,0 \text{ г/кг или } a_{II} = 6,0 \times 1,24 = 8,64 \text{ г/м}^3$$

5. Максимально возможное количество влаги в сжатом воздухе в парообразном состоянии определен по формуле (П.2.2):

$$\Delta p = 0,0744 \times 100 \times 0,64 = 64,3 \text{ кг}$$

6. Количество влаги, удаляемое первым фильтром-влажнотделителем за час работы, определяем по формуле (П.2.3)

$$A\phi = 0,85 (86,4 - 64,3) = 18,8 \text{ кг.}$$

Таблица П.2.1

Температура и абсолютная влажность атмосферного  
воздуха по климатическим районам.

Климатические районы	Л е т о		З и м а	
	Диапазон средних температур самого теплого месяца, °С	Содержание водяных паров в атмосфере, г/м <sup>3</sup>	Диапазон средних температур самого холодного месяца, °С	Содержание водяных паров в атмосфере, г/м <sup>3</sup>
Очень холодный	Тикси (бухта)			
	Дудинка			
	Игарга	(+7) - (+10)	6,8-10,2	(-30) - (-50) 0,1-0,5
	Верхоянск			
	Оймякон			
Холодный	Тукотск			
	Воркута			
	Салехард			
	Свердловск	(+10) - (+21)	9,9-14,5	(-15) - (-27) 0,5-1,4
	Караганда			
	Новосибирск			
	Красноярск			
Умеренно холодный	Кузнецкий бассейн			
	Уабаровск			
	Анадырь			
	Хибины			
	Архангельск	(+13) - (+20)	8,6-12,3	(-9) - (-13) 1,2-2,5
Умеренно теплый	Ленинград			
	Москва			
	Мичуринск			
	Курск			
Умеренно теплый	Донецк			
	Киев			
	Львов	(+18) - (+23)	11,0-14,4	(-3) - (-7) 2,8-3,6
	Ворошиловград			
Умеренно теплый влажный	Ростов-на-Дону			
	Калининград			
	Рига	+18	11,3	(-3) - (-4) 2,8-3,5
Умеренно холодный влажный (мусонный)	Таллин			
	Владивосток			
	Южно-Сахалинск	(+14) - (+20)	9,5-16,5	(-7) - (-15) 1,1-2,4
	Курильск			
Умеренно теплый	Петропавловск			
	Волгоград			
	Астрахань			
	Красноводек	(+24) - (+29)	11,5-15,3	(+2) - (-10) 2,1-4,3
Умеренно теплый	Куланба			
	Ташкент			

Точки росы для воды при разных температурах  
в диапазоне давлений от 0,1 до 1,1 МПа

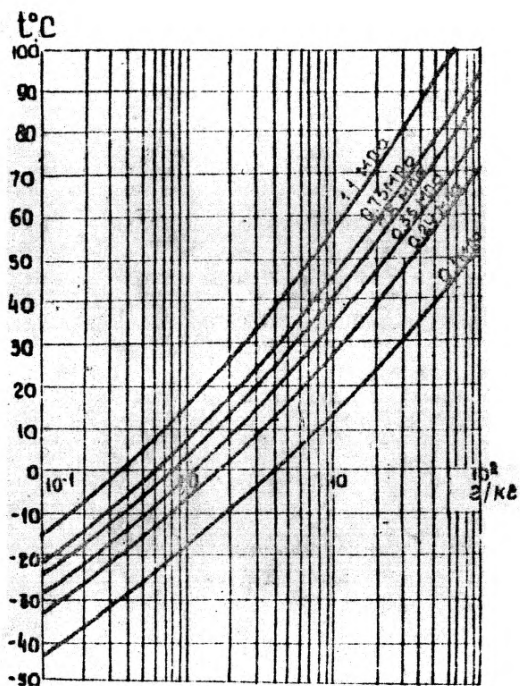


Рис. П.2.1.

## СОДЕРЖАНИЕ

	Стр.
Введение .....	2
I. Общие положения .....	3
2. Условия проведения строительно- монтажных работ .....	6
3. Режим работы и расчет основных параметров .....	7
4. Вспомогательное оборудование .....	14
Приложение I. Расчет производительности компрес- сорной станции при проходке стволов .....	16
Приложение 2. Методика расчета количества выде- ляемой влаги в фильтрах-влаж- ноотделителях .....	18

ДГОИИС Зак. №349 гпр.50 1985г.