



ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ  
СОЮЗА ССР

---

**КОМПРЕССОРЫ ВОЗДУШНЫЕ  
ДЛЯ ДОМЕННЫХ ПЕЧЕЙ  
И ВОЗДУХОРАЗДЕЛИТЕЛЬНЫХ  
УСТАНОВОК**

**ОБЩИЕ ТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ**

**ГОСТ 23467-79**

**Издание официальное**

Цена 3 коп.

**ГОСУДАРСТВЕННЫЙ КОМИТЕТ СССР  
ПО СТАНДАРТАМ  
Москва**

**РАЗРАБОТАН Министерством энергетического машиностроения  
ИСПОЛНИТЕЛЬ**

**П. Е. Амосов, канд. техн. наук**

**ВНЕСЕН Министерством энергетического машиностроения**

**Зам. министра Ю. В. Котов**

**УТВЕРЖДЕН И ВВЕДЕН В ДЕЙСТВИЕ Постановлением Государствен-  
ного комитета СССР по стандартам от 31 января 1979 г. № 379**

**КОМПРЕССОРЫ ВОЗДУШНЫЕ ДЛЯ  
ДОМЕННЫХ ПЕЧЕЙ И ВОЗДУХОРАЗДЕЛИТЕЛЬНЫХ  
УСТАНОВОК**

**Общие технические требования**

Air compressors for blast furnaces  
and air separation plants.  
General technical requirements

**ГОСТ  
23467-79**

Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 31 января 1979 г. № 379 срок действия установлен

с 01.01. 1980 г.

до 01.01. 1985 г.

**Несоблюдение стандарта преследуется по закону**

1. Настоящий стандарт распространяется на центробежные, осецентробежные и осевые компрессоры объемной производительностью до 200 м<sup>3</sup>/с (12000 м<sup>3</sup>/мин) и конечным абсолютным давлением до 0,88 МПа (9,0 кгс/см<sup>2</sup>) с приводом от электродвигателей или паровых турбин, предназначенные для сжатия и подачи атмосферного и обогащенного кислородом воздуха в доменные печи и атмосферного воздуха в воздухоразделительные установки.

2. Компрессоры должны изготавляться в соответствии с требованиями настоящего стандарта, по рабочим чертежам, утвержденным в установленном порядке.

3. Компрессоры должны изготавляться в климатическом исполнении У или Т категории размещения 4.1 по ГОСТ 15150—69.

4. Максимальная и минимальная массовые производительности компрессора при номинальном конечном давлении должны быть обеспечены для климатического исполнения У при следующих условиях:

температура атмосферного воздуха соответственно 303К (плюс 30°C), (по согласованию с потребителем — 293К (плюс 20°C) и 253К (минус 20°C)\*;

относительной влажности соответственно 80% и 50%;  
абсолютном давлении воздуха на входе во всасывающий патрубок компрессора 98,1 кПа (1,0 кгс/см<sup>2</sup>) для доменных компрес-

\* Для вновь проектируемых компрессоров.

соров и 95,2 кПа (0,97 кгс/см<sup>2</sup>) для компрессоров воздухоразделяльных установок;

температура охлаждающей воды соответственно 303К (плюс 30°C), (по согласованию с потребителем 298К (плюс 25°C) и 288К (плюс 15°C).

Допускаемые отклонения максимальной и минимальной массовой производительности не должны быть более 3% и потребляемой мощности плюс 5%.

5. Минимальная массовая производительность должна быть не более 75% максимальной производительности для компрессоров воздухоразделяльных установок и в пределах (65—75%)\* для доменных компрессоров.

6. Максимальное рабочее конечное давление компрессора должно превышать номинальное конечное давление на величину не менее 29 кПа (0,3 кгс/см<sup>2</sup>) для доменных компрессоров и не менее 49 кПа (0,5 кгс/см<sup>2</sup>) для компрессоров воздухоразделяльных установок.

При максимальном рабочем давлении разность между максимальной и минимальной производительностями должна быть не менее 10% максимальной массовой производительности при номинальном конечном давлении.

7. Шумовые характеристики компрессорной установки в октавных уровнях звуковой мощности при подаче воздуха потребителю при сбросах в атмосферу должны удовлетворять требованиям ГОСТ 12.1.003—76.

8. Температура сжатого воздуха за концевым воздухоохладителем компрессора воздухоразделяльных установок не должна быть более 333К (плюс 60°C) на режиме максимальной производительности.

9. Расчетная температура сжимаемого воздуха за промежуточным воздухоохладителем не должна превышать температуры охлаждающей воды на входе в воздухоохладитель более, чем на 15°C.

10. Компрессоры для доменных печей должны допускать работу на кислородно-воздушной смеси с содержанием кислорода в ней не более 40% по объему.

Погрешность измерения не более 0,5 абс. %.

11. Воздухоочистительные устройства должны обеспечивать очистку атмосферного воздуха или кислородно-воздушной смеси до следующих показателей остаточной запыленности: 1,0 мг/м<sup>3</sup> для центробежных компрессоров и 0,3 мг/м<sup>3</sup> для осенцентробежных и осевых компрессоров при дисперсном составе пыли после воздухоочистительного устройства с размерами частиц до 20 мкм не менее 90% по массе и частиц размером более 30 мкм не более 6%.

\* Для вновь проектируемых компрессоров.

(при средней исходной запыленности до 10 мг/м<sup>3</sup> и среднем массовом дисперсном составе пыли 40 мкм).

Допустимая погрешность измерений массы фракций — не более 5%, размеров частиц пыли — не более 5 мкм.

Сопротивление всасывающего тракта, включая воздухоочистительные устройства при максимальной производительности для доменных компрессоров не должно быть более 1,28 кПа (130 мм вод. ст.).

12. В системах охлаждения компрессора должна применяться пресная вода с температурой не более 308К (плюс 35°C), по согласованию с потребителем — не более 303К (плюс 30°C) и показателями качества, указанными в таблице.

| Наименование показателей   | Нормы | Допустимые погрешности измерений |
|--|-------|----------------------------------|
| Карбонатная жесткость, мг-экв/кг, не более                             | 3,5   | 0,1                              |
| Содержание взвешенных частиц, мг/кг, не более                          | 50    | 5                                |
| Сухой остаток, мг/кг, не более   | 1500  | 10                               |
| Значение pH (при температуре 298К (плюс 25°C)                          | 6—9   | 0,2                              |
| Содержание нефтепродуктов, мг/кг, не более                             | 5     | 1                                |
| Суммарное содержание аммиака, сероводорода и нитритов, мг/кг, не более | 1     | 0,1                              |

Применение в системе охлаждения компрессора воды, не соответствующей нормам, приведенным в таблице, допускается по согласованию с изготовителем.

13. Компрессоры должны быть оборудованы:

системой автоматического регулирования производительности с ограничением конечного давления или системой автоматического регулирования конечного давления;

системой противопомпажного регулирования и защиты;

системой автоматического поддержания температуры масла в системах смазки.

Работа систем регулирования должна быть устойчивой в пределах области рабочих режимов\*.

\* Совокупность режимов работы компрессора с сетью в диапазоне изменения температур всасываемого атмосферного воздуха в климатических районах категорий У и Т, температур охлаждающей воды от 283К (плюс 10°C) до 303К (плюс 30°C) для климатического исполнения У и до 308К (плюс 35°C) для климатического исполнения Т при ее расчетном расходе, барометрическом давлении 99,5 кПа (745 мм рт. ст.), ограниченных максимальными и минимальными значениями следующих параметров: конечного абсолютного давления; частоты вращения ротора; мощности привода компрессора, а также предельными рабочими положениями органов регулирования компрессора и границей неустойчивой работы.

14. Система автоматического регулирования производительности должна обеспечивать:

поддержание постоянным массового расхода воздуха к потребителю (допускаемые отклонения — не более 1,0% заданного значения);

для доменных компрессоров — поддержание постоянным конечного давления (допускаемые отклонения — не более 2,0% заданного значения) — при заполнении воздухонагревателей.

15. Система противопомпажного регулирования и защиты должна обеспечивать:

предотвращение помпажа с сохранением постоянного массового расхода воздуха к потребителю и перепуском не более 7% минимальной производительности (с 1 января 1982 г.).

вывод компрессора из помпажа выпуском кислородно-воздушной смеси в атмосферу без остановки компрессора;

автоматическую коррекцию линии настройки противопомпажной защиты при смещении границы помпажа, вызванном изменениями температуры и барометрического давления всасываемого атмосферного воздуха.

16. Компрессоры должны быть оборудованы следующими системами автоматических защит:

противопомпажной;

от осевого сдвига ротора;

от повышения температуры подшипников;

от понижения давления масла в системе смазки;

от повышения уровня вибрации (с 1 января 1982 г.).

17. Системы автоматических защит при достижении у контролируемых параметров предельных значений, должны обеспечивать:

прекращение подвода энергии к приводу (кроме противопомпажной);

выдачу сигнала на прекращение подачи кислорода во всасывающий трубопровод компрессора;

выпуск сжатого воздуха в атмосферу;

предотвращение обратного тока сжатого воздуха из сети.

18. Управление компрессором осуществляется с дистанционного щита управления, на котором должна быть предусмотрена аварийная, предупреждающая и технологическая сигнализация.

Пуск и останов компрессора с электроприводом должны осуществляться с дистанционного и местного щитов управления.

Пуск и останов компрессора с турбинным приводом должны осуществляться с местного щита управления. Останов компрессора должен осуществляться также с дистанционного щита.

19. Система управления компрессором должна предусматривать возможность подключения ее к АСУ станции.

20. Компрессоры воздухоразделительных установок должны работать при периодических пульсациях конечного давления с час-

тотой 0,01—0,03 Гц и амплитудой не более 29 кПа (0,3 кгс/см<sup>2</sup>). Длительность пульсаций — от 2,5 до 6,0 с.

21. Компрессоры с одинаковыми номинальными конечными давлениями должны допускать параллельную работу на общий коллектор.

Условия параллельной работы компрессоров с различными номинальными конечными давлениями должны быть согласованы между изготовителем и потребителем.

22. Компрессоры должны иметь следующие показатели надежности:

суммарный ресурс не менее 180000 ч;

ресурс между средними ремонтами не менее 16000 ч;

ресурс ротора до 1-го капитального ремонта не менее 60000 ч у центробежных компрессоров и не менее 46000 ч у осевых и осцецентробежных компрессоров;

коэффициент готовности не менее 0,98.

Показатели надежности обеспечиваются при содержании коррозионно-активных агентов во всасываемом воздухе и в воздухе машинного зала не превышающем норм, соответствующих II типу атмосферы по ГОСТ 15150—69.

23. Компрессоры, транспортируемые в виде укрупненных блоков должны иметь монтажную готовность, исключающую подготовительные работы по блоку.

24. Компрессоры должны удовлетворять требованиям безопасности по ГОСТ 12.2.016—76.

Конструкция компрессора должна исключать выделение паров масла в машинный зал и загрязнение сжимаемой среды маслом и его парами.

**Изменение № 1 ГОСТ 23467—79 Компрессоры воздушные для доменных печей и воздухоразделительных установок. Общие технические требования**

Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 17.12.86 № 3941 срок введения установлен

с 01.06.87

Пункты 3, 13. Заменить обозначения климатического исполнения: У на УХЛ, Т на О.

Пункт 4. Заменить обозначение климатического исполнения: У на УХЛ,

Пункт 5 дополнить абзацем: «Минимальная массовая производительность должна быть удалена от линии настройки противопомпажной защиты не менее чем на 3 % минимальной производительности».

Пункт 7. Заменить ссылку: ГОСТ 12.1.003—76 на ГОСТ 12.1.003—83,

Пункт 15 дополнить абзацем: «Предотвращение помпажа и вывод из помпажа компрессоров воздухоразделительных установок выпуском воздуха в атмосферу путем открытия противопомпажного клапана без остановки компрессора».

Пункты 15, 16. Исключить слова: «(с 1 января 1982 г.)».

Пункт 22 дополнить абзацами: «средняя наработка на отказ не менее 6500 ч;

установленная безотказная наработка для центробежных компрессоров не менее 3000 ч, для осевых и осецентробежных компрессоров — не менее 2000 ч,

Показатели надежности обеспечиваются для освоенных предприятием-изготовителем типов компрессоров при содержании коррозионно-активных агентов во всасываемом воздухе и в воздухе машинного зала, не превышающем норм, соответствующих II типу атмосферы по ГОСТ 15150—69».

Пункт 24. Заменить ссылку: ГОСТ 12.2.016—76 на ГОСТ 12.2.016—81.

Стандарт дополнить пунктами — 25—28 и рекомендуемым приложением:

«25. Экономичная массовая производительность компрессора\* должна быть от 85 до 90 % максимальной массовой производительности и для климатического исполнения УХЛ обеспечиваться при следующих условиях:

коэффициенте полезного действия, приведенном в табл. 3;

номинальном конечном давлении;

абсолютном давлении воздуха на входе во всасывающий патрубок компрессора 98,1 кПа (1,0 кгс/см<sup>2</sup>) для доменных компрессоров и 95,2 кПа (0,97 кгс/см<sup>2</sup>) для компрессоров воздухоразделительных установок;

параметрах всасываемого атмосферного воздуха и охлаждающей воды, приведенных в табл. 2.

Таблица 2

| Наименование параметра   | Норма для компрессора                |                                      |
|--|--------------------------------------|--------------------------------------|
|  | с промежуточными воздухоохладителями | без промежуточных воздухоохладителей |
| Атмосферный воздух:<br>температура, °С<br>относительная влажность, % | Плюс 5<br>65                         | Плюс 20<br>80                        |
| Температура охлаждающей воды, °С                                     | Плюс 20                              | Плюс 25                              |

\* Для выпускаемых компрессоров (постановка на производство до 1986 г.) определенные в технических условиях значения расчетной массовой производительности.

26. Коэффициент полезного действия компрессора при экономичной массовой производительности должен соответствовать приведенному в табл. 3,

(Продолжение см. с. 234)

(Продолжение изменения к ГОСТ 23467—79)

Для оценки качества компрессоров используется КПД:  
 политропный — для компрессоров без промежуточных воздухоохладителей;  
 изотермический — для компрессоров с промежуточными воздухоохладителями.  
 Метод определения КПД приведен в рекомендуемом приложении.

Таблица 3

| Тип компрессора | Конечное давление, МПа, не более | Коэффициент полезного действия |                |
|-----------------|----------------------------------|--------------------------------|----------------|
|                 |                                  | политропный                    | изотермический |
| Центробежный    | 0,88                             | 0,83                           | 0,67           |
|                 | 0,54                             | 0,89*                          | —              |
| Осевой          | 0,73                             | —                              | 0,71           |
| Осецентробежный | 0,73                             | —                              | 0,70           |

\* 0,86 при постоянной частоте вращения ротора.

27. При измерении массовой производительности компрессора в пределах от 85 до 100 % от максимальной допускается уменьшение КПД не более чем на 6 % от нормы, приведенной в табл. 3.

28. Отношение массы компрессора (суммарная масса цилиндров и промежуточных воздухоохладителей с соединительными патрубками) к максимальной объемной производительности на входе во всасывающий патрубок — удельная масса — должно соответствовать приведенным в табл. 4.

Таблица 4

| Объемная производительность, м <sup>3</sup> /мин | Удельная масса, кг·м <sup>-3</sup> ·мин, не более, при конечном давлении, МПа, не более |       |                   |       |                            |
|--|---|-------|-------------------|-------|----------------------------|
|  | центробежный компрессор   |       | осевой компрессор |       | осецентробежный компрессор |
|  | 0,54  | 0,88* | 0,54              | 0,73* | 0,73*                      |
| 190—320  | —   | 68    | —                 | —     | —                          |
| 230—400  | —   | 62    | —                 | —     | —                          |
| 300—500  | —   | 58    | —                 | —     | —                          |
| 370—630  | —   | 54    | —                 | —     | —                          |
| 480—800  | —   | 49    | —                 | —     | —                          |
| 630—1000   | —   | 46    | —                 | —     | —                          |
| 750—1250   | 36  | 43    | —                 | —     | —                          |
| 900—1600   | 33  | 40    | —                 | —     | —                          |
| 1200—2000  | 30  | 37    | —                 | —     | —                          |
| 1500—2500  | 27  | 34    | 15                | 17    | —                          |
| 1900—3200  | 25  | 31    | 15                | 17    | —                          |
| 2300—4000  | 23  | 29    | 15                | 17    | 21                         |
| 3000—5000  | 21  | 27    | 15                | 17    | 21                         |
| 3700—6300  | 20  | 25    | 15                | 18    | 22                         |
| 4800—8000  | —   | —     | 15                | 18    | 22                         |
| 6300—10000                                       | —   | —     | 15                | 18    | 22                         |
| 7500—12500                                       | —   | —     | 15                | 18    | 22                         |

\* При наличии промежуточных воздухоохладителей».

(Продолжение см. с. 235)

*(Продолжение изменения к ГОСТ 23467—79)*

Стандарт дополнить приложением:

**ПРИЛОЖЕНИЕ**  
*Рекомендуемое*

**Определение коэффициентов полезного действия политропного и изотермического при испытаниях компрессоров на атмосферном воздухе**

Коэффициент полезного действия политропный и изотермический при испытаниях компрессоров на атмосферном воздухе определяют по формулам 1 и 2,

*(Продолжение см. с. 236)*

(Продолжение изменения к ГОСТ 23467—79)

$$\eta_{\text{пол}} = \frac{k-1}{k} \cdot \frac{\lg \left( \frac{P_k}{P_h} \right)}{\lg \left( \frac{T_k}{T_h} \right)} \quad (1)$$

$$\eta_{\text{из}} = 2,303 \frac{k-1}{k} \cdot \frac{T_h}{\Sigma_{\Delta} T} \lg \left( \frac{P_k}{P_h} \right), \quad (2)$$

где  $k$  — показатель изоэнтропы (адиабаты);  
 $P_h$ ,  $P_k$  — начальное и конечное абсолютное давление, Па;  
 $T_h$ ,  $T_k$  — начальная и конечная температура, К;  
 $\Sigma_{\Delta} T$  — сумма разностей температур в секциях компрессора, К».

(ИУС № 3 1987 г.)

Группа Г82

**ИЗМЕНЕНИЕ № 2 ГОСТ 23467—79 Компрессоры воздушные для доменных печей и воздухоразделительных установок. Общие технические требования**

**Утверждено и введено в действие Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 11.05.89 № 1199**

**Дата введения 01.01.90**

**Пункт 5 дополнить абзацами: «Минимальная массовая производительность должна быть удалена от границы помпажа не менее чем на 10 % минимальной производительности.**

**(Продолжение см. с. 120)**

**119**

*(Продолжение изменения к ГОСТ 23467—79)*

Минимальная массовая производительность должна обеспечиваться средствами регулирования,ющими воздействовать как раздельно, так и совместно в любой комбинации на частоту вращения ротора, на закрутку потока посредством изменения угла установки лопаток направляющих аппаратов, на плотность всасываемого воздуха посредством дроссельной заслонки».

Пункт 6. Второй абзац исключить;

дополнить абзацем: «Максимальная массовая производительность при максимальном рабочем давлении должна быть не менее чем на 10 % больше минимальной массовой производительности при том же максимальном рабочем давлении».

Пункт 7. Исключить слова: «в октавных уровнях звуковой мощности».

*(Продолжение см. с. 121)*

*(Продолжение изменения к ГОСТ 23467—79)*

Пункт 13. Заменить слово: «или» на «и».

Пункт 14 дополнить абзацем: «поддержание постоянного конечного давления (допускаемые отклонения — не более 1 % заданного значения)».

Пункт 15. Четвертый абзац исключить;

дополнить абзацем: «Система противопомпажного регулирования и защиты должна учитывать изменения границы помпажа, вызванные изменением давления и температуры всасываемого воздуха».

Пункт 16. Заменить слово: «противопомпажный» на «от помпажа».

Пункт 17. Заменить слова: «кроме противопомпажной» на «кроме защиты от помпажа».

Пункт 22 изложить в новой редакции: «22. Компрессоры должны иметь следующие показатели надежности:

установленный срок службы 15 лет;

средний ресурс до среднего ремонта не менее 16 000 ч;

средний ресурс между капитальными ремонтами — не менее 32 000 ч;

средний ресурс ротора до первого капитального ремонта не менее 60 000 ч у центробежных компрессоров и не менее 46 000 ч у осевых и осецентробежных компрессоров;

средняя наработка на отказ не менее 6500 ч;

установленная безотказная наработка 3000 ч для центробежных компрессоров и 2000 ч для осевых и осецентробежных компрессоров;

коэффициент готовности не менее 0,98.

П р и м е ч а н и я:

1. Показатель «установленная безотказная наработка» применяется по согласованию с заказчиком для конкретных типов машин.

2. Показатели надежности обеспечиваются для освоенных предприятием-изготовителем типов компрессоров при содержании коррозионно-активных агентов во всасываемом воздухе и в воздухе машинного зала, не превышающем норм, соответствующих II типу атмосферы по ГОСТ 15150—69».

Пункт 25. Таблицу 2 изложить в новой редакции:

*(Продолжение см. с. 122)*

## (Продолжение изменения к ГОСТ 28467—79)

Таблица 2

| Наименование параметра              | Норма для компрессора                |                                      |
|-------------------------------------|--------------------------------------|--------------------------------------|
|                                     | без промежуточных воздухоохладителей | с промежуточными воздухоохладителями |
| Атмосферный воздух:                 |                                      |                                      |
| температура, °С                     | Плюс 5                               | Плюс 20                              |
| относительная влажность, %          | 50                                   | 80                                   |
| Температура охлаждающей воды,<br>°С | —                                    | Плюс 25                              |

Пункт 26. Таблицу 3 изложить в новой редакции:

Таблица 3

| Тип компрессора | Конечное давление,<br>МПа, не более | Коэффициент полезного действия |                |
|-----------------|-------------------------------------|--------------------------------|----------------|
|                 |                                     | политропный                    | изотермический |
| Центробежный    | 0,88                                | 0,83                           | 0,67           |
| Осевой          | 0,60                                | 0,89*                          | —              |
|                 | 0,73                                | —                              | 0,71           |
| Осецентробежный | 0,60                                | 0,87**                         | —              |
|                 | 0,73                                | —                              | 0,70           |

\* При постоянной частоте вращения ротора 0,86.

\*\* При постоянной частоте вращения ротора 0,84.

Пункт 27. Заменить слово: «измерении» на «изменении».

Пункт 28. Таблица 4. Заменить значения конечного давления: 0,54 на 0,60.

Стандарт дополнить пунктом — 29: «29. В комплект центробежных компрессоров для воздухоразделительных установок входят концевые воздухоразделители, которые являются отдельными поставочными сборочными единицами».

(ИУС № 8 1989 г.)

Редактор А. Л. Владимиров  
Технический редактор Л. Я. Митрофанова  
Корректор З. П. Абашева

Сдано в набор 02.02.79 Подп. в печ 23.03.79 0,5 п л 0,36 уч. -изд л Тир 8000 Цена 3 ком.

Ордена «Знак Почета» Издательство стандартов Москва Д-557 Новопресненский пер., 3  
Калужская типография стандартов, ул. Московская, 256. Зак. 429