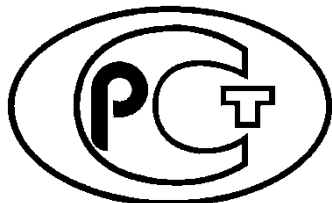

ФЕДЕРАЛЬНОЕ АГЕНТСТВО
ПО ТЕХНИЧЕСКОМУ РЕГУЛИРОВАНИЮ И МЕТРОЛОГИИ



НАЦИОНАЛЬНЫЙ
СТАНДАРТ
РОССИЙСКОЙ
ФЕДЕРАЦИИ

ГОСТ Р

—

202

*(Проект, первая
редакция)*

НАСОСЫ ОБЪЕМНЫЕ ГИДРОПРИВОДОВ

Правила приемки и методы испытаний

*Настоящий проект стандарта не подлежит применению до его
утверждения*

Москва
Российский институт стандартизации
202

Предисловие

1 РАЗРАБОТАН Акционерное общество «Пневмостроймашина» (АО «ПСМ»), Федеральное бюджетное учреждение «Государственный региональный центр стандартизации, метрологии и испытаний в Свердловской области» (ФБУ «УРАЛТЕСТ»)

2 ВНЕСЕН Техническим комитетом по стандартизации ТК 419 «Гидропневмоприводы и системы»

3 УТВЕРЖДЕН И ВВЕДЕН В ДЕЙСТВИЕ Приказом Федерального агентства по техническому регулированию и метрологии от 202 г. №

4 ВВЕДЕН ВПЕРВЫЕ

Правила применения настоящего стандарта установлены в статье 26 Федерального закона от 29 июня 2015 г. № 162-ФЗ «О стандартизации в Российской Федерации». Информация об изменениях к настоящему стандарту публикуется в ежегодном (по состоянию на 1 января текущего года) информационном указателе «Национальные стандарты», а официальный текст изменений и поправок – в ежемесячном информационном указателе «Национальные стандарты». В случае пересмотра (замены) или отмены настоящего стандарта соответствующее уведомление будет опубликовано в ближайшем выпуске ежемесячного информационного указателя «Национальные стандарты». Соответствующая информация, уведомление и тексты размещаются также в информационной системе общего пользования – на официальном сайте Федерального агентства по техническому регулированию и метрологии в сети Интернет (www.rst.gov.ru)

© Оформление ФГБУ «РСТ», 202

Настоящий стандарт не может быть полностью или частично воспроизведен, тиражирован и распространен в качестве официального издания без разрешения Федерального агентства по техническому регулированию и метрологии

Содержание

1	Область применения	1
2	Нормативные ссылки.....	1
3	Термины и определения	2
4	Требования безопасности.....	3
5	Правила приемки	3
6	Методы испытаний.....	5

НАСОСЫ ОБЪЕМНЫЕ ГИДРОПРИВОДОВ

Правила приемки и методы испытаний

Positive-displacement pumps for hydraulic drives. Acceptance rules and methods of testing

Дата введения – 202 ––.....

1 Область применения

1.1 Настоящий стандарт устанавливает правила приемки и методы испытаний насосов объемных гидроприводов.

1.2 Настоящий стандарт распространяется на объемные насосы для гидроприводов объемных.

2 Нормативные ссылки

В настоящем стандарте использованы нормативные ссылки на следующие стандарты:

ГОСТ 33 Нефть и нефтепродукты. Прозрачные и непрозрачные жидкости. Определение кинематической и динамической вязкости

ГОСТ 13823 Гидроприводы объемные. Насосы объемные и гидромоторы. Общие технические требования

ГОСТ 14066 Фильтры объемных гидроприводов и смазочных систем. Ряды основных параметров

ГОСТ 15108 Гидроприводы объемные, пневмоприводы и смазочные системы. Маркировка, упаковка, транспортирование и хранение

ГОСТ 16962 Изделия электронной техники и электротехники. Механические и климатические воздействия. Требования и методы испытаний

ГОСТ 17108 Гидропривод объемный и смазочные системы. Методы измерения параметров

ГОСТ 17216 Чистота промышленная. Классы чистоты жидкостей

ГОСТ 17411 Гидроприводы объемные. Общие технические требования

ГОСТ 22976 Гидроприводы, пневмоприводы и смазочные системы. Правила приемки

ГОСТ Р 2.601 Единая система конструкторской документации. Эксплуатационные документы

ГОСТ Р 52543 Гидроприводы объемные. Требования безопасности

Примечание – При пользовании настоящим стандартом целесообразно проверить действие ссылочных стандартов в информационной системе общего пользования – на официальном сайте Федерального агентства по техническому регулированию и метрологии в сети Интернет или по ежегодному информационному указателю «Национальные стандарты», который опубликован по состоянию на 1 января текущего года, и по выпускам ежемесячного информационного указателя «Национальные стандарты» за текущий год. Если заменен ссылочный стандарт, на который дана недатированная ссылка, то рекомендуется использовать действующую версию этого стандарта с учетом всех внесенных в данную версию изменений. Если заменен ссылочный стандарт, на который дана датированная ссылка, то рекомендуется использовать версию этого стандарта с указанным выше годом утверждения (принятия). Если после утверждения настоящего стандарта в ссылочный стандарт, на который дана датированная ссылка, внесено изменение, затрагивающее положение, на которое дана ссылка, то это положение рекомендуется применять без учета данного изменения. Если ссылочный стандарт отменен без замены, то положение, в котором дана ссылка на него, рекомендуется применять в части, не затрагивающей эту ссылку.

3 Термины и определения

3.1 В настоящем стандарте применены термины по [2], а также следующие термины с соответствующими определениями:

3.1.1 **объемный насос:** Насос, в котором жидкая среда перемещается путем периодического изменения объема занимаемой ею камеры, попеременно сообщаемой со входом и выходом насоса.

3.1.2 периодические испытания: Контрольные испытания выпускаемой продукции, проводимые в объемах и в сроки, установленные нормативной или технической документацией, с целью контроля стабильности качества продукции и возможности продолжения ее выпуска.

3.1.3 приемо-сдаточные испытания: Контрольные испытания продукции при приемочном контроле в серийном производстве.

3.1.4 приемочный контроль: Контроль продукции, по результатам которого принимается решение о ее пригодности к поставкам и/или использованию.

4 Требования безопасности

Испытания насосов следует проводить при соблюдении требований безопасности, установленных в ГОСТ Р 52543.

5 Правила приемки

5.1 Правила приемки – по ГОСТ 22976 и настоящему стандарту.

5.2 Периодическим испытаниям следует подвергать базовые модели насосов и модели (модификации), указанные в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа, а при отсутствии модификаций базовых моделей - все модели типоразмерного ряда. Допускается результаты испытаний базовых моделей распространять на их модификации.

5.3 При периодических испытаниях следует проверять:

- внешний вид;
- габаритные и присоединительные размеры;
- массу;
- функционирование при минимально допускаемом давлении на входе;
- прочность;
- наружную герметичность;
- номинальный рабочий объем;
- номинальную подачу;
- минимальную подачу;

- коэффициент подачи;
- коэффициент полезного действия;
- номинальную мощность;
- допускаемую частоту реверса;
- допускаемое время реверса;
- уровни звуковой мощности в октавных полосах частот;
- ресурс;
- наработку до отказа;
- вибрационную характеристику;
- виброустойчивость;
- вибропрочность;
- функциональные зависимости параметров;
- функционирование при предельных температурах и другие параметры, установленные в стандартах и технических условиях на насосы конкретного типа.

Примечания

1 Минимальную подачу проверяют для регулируемых насосов (если ноль не проверяют).

2 Допускаемые частоту реверса подачи и время реверса подачи проверяют, если эти параметры установлены в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа.

3 Проверку допускаемой частоты реверса подачи, допускаемого времени реверса подачи, уровней звуковой мощности в октавных полосах частот, вибрационную характеристику, виброустойчивость, вибропрочность, функционирование при предельных температурах проводятся при отсутствии параметров при предыдущих испытаниях.

5.4 При приемо-сдаточных испытаниях следует проверять:

- функционирование;
- наружную герметичность;
- номинальную подачу;
- номинальную мощность;
- коэффициент подачи.

5.5 Испытания реверсивных насосов следует проводить для обоих направлений подачи рабочей жидкости.

При приемо-сдаточных испытаниях допускается проводить испытания при одном направлении подачи, если это установлено в стандартах или технических

условиях на насосы конкретного типа.

5.6 Все испытания насосов, входящих в объемные гидropередачи и комплектуемых с гидромоторами, допускается проводить в составе гидropередачи совместно в гидромоторами. При этом показатели следует определять для гидropередачи в целом в соответствии со стандартами или техническими условиями на конкретные гидropередачи.

5.7 Объем испытаний встраиваемых насосов, которые не выпускаются в виде отдельного изделия, необходимо устанавливать в стандартах или технических условиях на изделия со встроенными насосами.

5.8 Испытания многопоточных и секционных насосов допускается проводить поочередно по потокам.

5.9 Насосы, предназначенные для работы на рабочих жидкостях различных видов (минеральные масла, синтетические жидкости, жидкости на водной основе и т.д.), при периодических и приемо-сдаточных испытаниях допускается проверять на одной из жидкостей, указанных в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа, если насосы проверены на всех рабочих жидкостях при других видах испытаний.

5.10 Если основной насос и насос подпитки или насос управления представляют собой единое целое и их мощность неразделима, то их следует испытывать совместно.

6 Методы испытаний

6.1 Общие требования

6.1.1 Измерение параметров и погрешности измерений при проведении испытаний – по ГОСТ 17108.

Погрешности измерений параметров, не установленных в ГОСТ 17108, не должны превышать:

± 3	частоты реверса, %;
± 0,02	времени реверса, с;
± 15	параметров вибрации, %.

При приемо-сдаточных испытаниях проверку номинальной мощности, но-

минальной подачи и коэффициента подачи допускается проводить по предельным значениям:

- мощность – не более,
- подача и коэффициент подачи – не менее.

6.2 Условия испытаний

6.2.1 Параметры следует измерять при установившейся температуре рабочей жидкости, обеспечивающей, кинематическую вязкость от 30 до 35 мм²/с (сСт).

Отклонения температуры рабочей жидкости в гидробаке от указанной в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа при проведении измерений не должны превышать:

- | | | |
|-------|-------|----------------------------------|
| ±2 °С | | при периодических испытаниях; |
| | ... | |
| ±4 °С | | при приемо-сдаточных испытаниях. |

6.2.2 Испытания следует проводить на рабочей жидкости, марка и класс чистоты (по ГОСТ 17216) которой указаны в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа.

6.2.3 Перед испытаниями насосы следует подвергать обкатке, если объём и режимы установлены техническими условиями на насосы конкретного типа. Допускается совмещать обкатку с проверкой функционирования и герметичности.

6.2.4 Перед каждым испытанием необходимо удалить воздух из испытуемого насоса или заполнить его рабочей жидкостью, удалить воздух из гидравлической системы испытательного стенда, если это предусмотрено его конструкцией.

6.2.5 Для сравнительной оценки результатов испытаний насосов, работающих на минеральных маслах или других жидкостях с подобными свойствами, используют результаты испытаний при температуре рабочей жидкости, обеспечивающей кинематическую вязкость от 30 до 35 мм²/с (сСт).

Если испытания насоса проводят на рабочей жидкости, вязкость которой не соответствует указанному интервалу (вода, эмульсия и т.п.), параметры проверяют при одном из значений температуры рабочей жидкости от 20 до 50 °С.

6.3 Стенды

6.3.1 Испытания следует проводить на стендах, аттестованных в соответствии с ГОСТ 24555.

Типовые схемы стендов приведены в приложении А. Допускается применение других схем испытательных стендов.

6.3.2 Допускается испытывать насосы на стендах с рекуперацией энергии.

6.3.3 Стенды должны быть оборудованы кондиционерами рабочей жидкости. Номинальная толщина фильтрации рабочей жидкости при испытании в соответствии с требованиями ГОСТ 14066.

6.3.4 Не более чем через 750 ч работы стенда, но не реже одного раза в три месяца, следует проверять следующие параметры рабочей жидкости:

- кинематическую вязкость при температуре 40 °С и/или 50 °С – по ГОСТ 33;
- класс чистоты – по ГОСТ 17216;
- кислотное число.

6.4 Проведение испытаний

6.4.1 Параметры насосов следует проверять при номинальном значении давления на выходе (для насосов с подпиткой - при номинальном перепаде давлений).

6.4.2 Параметры насосов при периодических и приемо-сдаточных испытаниях следует проверять при номинальных рабочем объеме, частоте вращения и давлении на выходе (перепаде давлений).

6.4.3 Давление на выходе, входе и давление дренажа следует измерять манометрами (вакуумметрами), установленными как можно ближе к испытываемому изделию непосредственно у самого выхода, входа насоса и выхода дренажной гидролинии.

В качестве нагрузочного устройства следует применять гидродроссель или нагрузатели других типов, не вызывающие пульсации давления.

При необходимости для измерения давления может быть использован метод осциллографирования.

6.4.4 Внешний вид насосов (покрытие, маркировка и т.д.) следует проверять визуально на соответствие требованиям ГОСТ 17411, ГОСТ 15108.

6.4.5 Проверку габаритных и присоединительных размеров следует проводить средствами измерений линейных и угловых величин.

6.4.6 Массу следует проверять взвешиванием, при этом полости насоса должны быть свободными от рабочей жидкости.

6.4.7 Проверку материалов деталей следует проводить по сертификатам.

6.4.8 При проверке функционирования следует визуально проверять:

- подачу рабочей жидкости и равномерности при заданном направлении вращения выходного вала;
- изменение значения и/или направления подачи рабочей жидкости при работе механизмов регулирования и/или реверсирования насоса;
- реакцию на повышение нагрузки (изменение давления на выходе, изменение дренажных утечек и т.п.);
- отсутствие повышенной вибрации, ударов, стуков, резкого шума, толчков давления в магистралях, повышенного нагрева;
- отсутствие каплеобразования из-под крышек, пробок, фланцев, через стыки корпусных деталей и т.п.

6.4.9 Функционирование при минимально допустимом давлении на входе следует проверять при минимально возможном давлении на выходе, максимальной частоте вращения и номинальной вязкости рабочей жидкости.

Критерии оценки функционирования в соответствии с п.6.4.8.

6.4.10 Проверке на прочность под давлением следует подвергать все полости, в которых во время работы насоса может быть создано рабочее давление, путем создания максимального давления рабочей жидкости в указанных полостях с выдержкой не менее 3 мин.

Насосы, подвергнутые проверке на прочность, должны нормально функционировать, появление остаточных деформаций не допускается.

6.4.11 Наружную герметичность следует проверять визуально путем создания давления рабочей жидкости до максимального, но не менее 1,25 номинального, в полостях, в которых во время работы насоса может быть создано рабочее давление.

При этом температура рабочей жидкости и давление дренажа должны быть максимальными. Продолжительность испытания должна соответствовать установленной в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа.

При испытании потение наружных поверхностей, утечки рабочей жидкости через неподвижные соединения и уплотнения, стенки, стыки, сварные и резьбовые соединения не допускаются. Признаком негерметичности является появление

капель и пятен.

Допускается при приемо-сдаточных испытаниях проверять насосы на наружную герметичность при температуре рабочей жидкости, при которой определяют основные параметры насосов, и при давлении дренажа не выше максимального.

6.4.12 Рабочий объем следует измерять по ГОСТ 17108.

6.4.13 Подачу насоса следует измерять по ГОСТ 17108.

6.4.14 Номинальную подачу следует проверять при номинальном давлении на выходе (перепаде давлений) и номинальной частоте вращения.

Допускается подачу многопоточных (секционных) насосов определять путем суммирования подач, измеренных на каждом потоке (секции) отдельно.

Допускается подачу однопоточных насосов определять путем суммирования подач расходомеров.

Допускается при проверке подачи при частоте вращения, отличной от номинальной, определять номинальное значение подачи пересчетом по формуле

$$Q_{\text{НОМ}} = \frac{n_{\text{НОМ}}}{n}, \quad (1)$$

где Q, n – измеренные значения подачи и частоты вращения вала.

Для регулируемых насосов следует проверять номинальную и минимальную подачи (если минимальный объем ноль – не проверяют).

6.4.15 Коэффициент подачи при измерении подачи расходомерами следует рассчитывать по формуле

$$K_Q = a \cdot \frac{i_p}{i_n} \text{ или } K_Q = \frac{10^3 \cdot Q_{\text{ИЗМ}}}{V_0 \cdot n_{\text{ИЗМ}}}, \quad (2)$$

где i_p – число импульсов на валу расходомера за время измерений;

i_n – число импульсов на валу насоса за время измерений;

$Q_{\text{ИЗМ}}$ – измеренная подача насоса, $\text{дм}^3/\text{с}$ (л/мин);

V_0 – измеренный объем насоса, см^3 ;

$n_{\text{ИЗМ}}$ – измеренная частота вращения вала насоса, с^{-1} (об/мин);

a – коэффициент, рассчитываемый по формуле

$$a = \frac{V_p \cdot i_{H_1}}{V_0 \cdot i_{p_1}}, \quad (3)$$

где i_{H_1} – число импульсов на валу насоса за один оборот вала;

i_{p_1} – число импульсов на валу расходомера за один оборот вала;

V_p – измеренный рабочий объем расходомера, см³;

V_0 – измеренный рабочий объем насоса, см³.

Коэффициент подачи при приемо-сдаточных испытаниях допускается рассчитывать по формуле

$$K_Q = \frac{Q_{\text{НОМ}}}{Q_0} \text{ или } K_Q = \frac{i_{\text{НОМ}}}{i_{\text{МИН}}}, \quad (4)$$

где $Q_{\text{НОМ}}$ – измеренная подача насоса при номинальном давлении в напорной гидролинии (на выходе насоса), дм³/с (л/мин);

Q_0 – измеренная подача насоса при минимально возможном давлении в напорной гидролинии (на выходе насоса), дм³/с (л/мин).

$i_{\text{НОМ}}$ – число импульсов на валу расходомера при номинальном давлении в напорной гидролинии (на выходе насоса), об/мин;

$i_{\text{МИН}}$ – число импульсов на валу расходомера при минимально возможном давлении в напорной гидролинии (на выходе насоса), об/мин.

Примечания

1 Значения подачи насоса должны быть приведены к одинаковой частоте вращения в соответствии с п.6.4.15.

3 При приемо-сдаточных испытаниях допускается проверять значение коэффициента подачи косвенно путем контроля значений параметров, характеризующих коэффициент подачи.

6.4.16 КПД следует рассчитывать по формуле

$$\eta = \frac{P_3}{P} \text{ или } \eta = \frac{10^3}{2\pi} \cdot \frac{p \cdot Q}{M_{\text{кр}} \cdot n} \approx 159,1 \frac{p \cdot Q}{M_{\text{кр}} \cdot n}, \quad (5)$$

где P – номинальная потребляемая мощность, кВт;

P_3 – номинальная полезная мощность, кВт, рассчитываемая по формуле

$$P_3 = p \cdot Q, \quad (6)$$

p – номинальное давление на выходе насоса (перепад давлений), МПа;

Q – измеренная подача насоса, $\text{дм}^3/\text{с}$ (л/мин);

$M_{\text{кр}}$ – измеренный крутящий момент на валу насоса, Н·м;

n – измеренная частота вращения вала насоса, с^{-1} (об/мин).

Примечания

2 Для насосов с подпиткой в формулах вместо номинального давления (p) следует использовать перепад давлений (Δp) как разность между давлением на выходе и входе насоса.

6.4.17 Мощность насоса следует определять по ГОСТ 17108.

Примечания

1 При приемо-сдаточных испытаниях, а для насосов с номинальной мощностью более 75 кВт при испытаниях всех видов, допускается определять мощность измерением потребляемой мощности приводящего двигателя с учетом КПД привода по ГОСТ 17108.

2 Определение мощности многопоточных и секционных насосов допускается проводить по потокам (секциям). При этом мощность вычисляют по формуле

$$p = \frac{p \cdot Q}{\eta_{\text{ст}}} \left(P = \frac{p \cdot Q}{60 \cdot \eta_{\text{ст}}} \right), \quad (7)$$

где p – давление на выходе насоса (для насосов с подпиткой - перепад давлений), МПа;

Q – суммарная подача всех потоков, $\text{дм}^3/\text{с}$ (л/мин);

$\eta_{\text{ст}}$ – КПД при максимальном давлении стенда $p_{\text{ст}}$, соответствующем максимальной мощности стенда $P_{\text{ст}}$, потребляемой насосом, определяется по формуле

$$\eta_{\text{ст}} = \frac{p_{\text{ст}} \cdot Q}{P_{\text{ст}}} \left(\eta_{\text{ст}} = \frac{p_{\text{ст}} \cdot Q}{60 \cdot P_{\text{ст}}} \right), \quad (8)$$

3 При измерении балансирными динамометрами (мотор-весами) крутящий момент следует рассчитывать по формуле

$$M_{кр} = (F - F_x) \cdot l, \quad (9)$$

где l – длина плеча, м;

F – нагрузка на плечо при испытании, Н;

F_x – нагрузка на плечо при холостой работе электродвигателя, отделенного от насоса, Н.

Балансирные динамометры, торсиометры и другие аналогичные устройства, используемые для измерений крутящего момента, должны.

6.4.18 Допустимую частоту реверса следует определять методом измерения числа циклов по ГОСТ 17108.

6.4.19 Допускаемое время реверса следует проверять по ГОСТ 17108.

6.4.20 Уровни звуковой мощности в октавных полосах частот следует проверять по ГОСТ 17108 при номинальном давлении на выходе (перепаде давлений) и частоте вращения насоса.

6.4.21 Проверку наработки до отказа и ресурс следует проводить в соответствии с требованиями ГОСТ 22976 на режимах, установленных в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа.

Наработку до отказа и ресурс на стендах следует проверять при постоянной и (или) циклической нагрузках. Продолжительность, характер и метод получения циклической нагрузки устанавливаются в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа.

Критерием предельного состояния является снижение коэффициента подачи на номинальном режиме работы. До начала и после окончания испытаний на ресурс следует провести обмер основных деталей и определить износ трущихся поверхностей.

При испытании насосов в режиме постоянной нагрузки продолжительность испытаний следует регистрировать счетчиком времени наработки.

При испытании насосов в режиме циклической нагрузки схемой испытаний следует предусмотреть регистрацию числа циклов нагружения.

6.4.22 Проверку вибрационной характеристики следует проводить по ГОСТ 17108 и ГОСТ 12.1.034.

6.4.23 Проверку виброустойчивости следует проводить по ГОСТ 16962, метод 102-1.

6.4.24 Проверку вибропрочности следует проводить по ГОСТ 16962, метод 103-1.1.

6.4.25 Функциональные зависимости параметров по ГОСТ 13823 следует проверять определением их не менее чем для пяти значений измеряемых величин, в том числе предельные и номинальные значения. Типовые формы функциональных зависимостей приведены в приложении Б.

6.4.25.1 Зависимость подачи насоса от давления на выходе (перепада давлений) при различных значениях частоты вращения, в том числе минимальной, номинальной, максимальной, следует представлять в виде диаграмм следующей зависимости

$$Q = f(p), \quad (10)$$

где Q – текущее значение подачи насоса, $\text{дм}^3/\text{с}$ ($\text{л}/\text{мин}$);

p – текущее значение давления на выходе насоса (перепада давлений), МПа.

6.4.25.2 Для построения диаграммы зависимости подачи насоса от давления на выходе (перепада давлений) следует измерять подачу при нескольких значениях давления в диапазоне от его минимального до максимального значений при пяти значениях частоты вращения, в том числе минимальной, номинальной и максимальной.

Для насосов, регулируемых изменением рабочего объема (бесступенчатое изменение), строить графические зависимости следует для пяти значений рабочего объема, включая номинальное и минимальное значения.

Для ступенчато-регулируемых насосов графические зависимости следует строить для каждой ступени рабочего объема.

Для насосов, регулируемых без изменения рабочего объема, зависимость подачи от давления (перепада давления) следует проводить для пяти значений регулируемой подачи, включая номинальное и минимальное значения.

6.4.25.3 Зависимость мощности от давления на выходе насоса (перепада давлений) для различных значений частоты вращения, в том числе минимальной, номинальной, максимальной, следует представлять в виде диаграммы следующей зависимости

$$P = f(p), \quad (11)$$

где P – текущее значение мощности, кВт;

p – текущее значение давления (перепада давлений) на выходе насоса, МПа.

6.4.25.4 Построение диаграммы зависимостей мощности насоса от давления на выходе (перепада давлений) для различных частот вращения, в том числе минимальной, номинальной, максимальной, следует проводить в соответствии с требованиями п.6.4.27.2 настоящего стандарта.

6.4.25.5 Зависимость коэффициента подачи насоса от давления на выходе (перепада давлений) для различных значений частоты вращения, в том числе минимальной, номинальной, максимальной, следует представлять в виде диаграммы следующей зависимости

$$K_Q = f(p), \quad (12)$$

где K_Q – текущее значение коэффициента подачи;

p – текущее значение давления на выходе насоса (перепада давлений), МПа.

6.4.25.6 Построение диаграммы зависимости коэффициента подачи от давления на выходе насоса (перепада давлений) для различных частот вращения следует проводить в соответствии с требованиями п.6.4.27.2.

6.4.25.7 Зависимость КПД от давления на выходе насоса (перепада давлений) для различных значений частоты вращения, в том числе минимальной, номинальной, максимальной, следует представлять в виде диаграммы следующей зависимости

$$\eta = f(p), \quad (13)$$

где η – текущее значение КПД;

p – текущее значение давления на выходе насоса (перепада давлений), МПа.

6.4.25.8 Построение зависимости КПД от давления на выходе насоса (перепада давлений) для различных частот вращения следует проводить в соответствии с требованиями п.6.4.27.2.

6.4.25.9 Зависимость давления на входе насоса от частоты вращения при минимальном давлении на выходе насоса следует представлять в виде диаграммы следующей зависимости

$$p_{\text{вх}} = f(n), \quad (14)$$

где $p_{\text{вх}}$ – текущее значение давления на входе насоса, МПа;

n – текущее значение частоты вращения, с^{-1} (об/мин).

6.4.25.10 Построение диаграммы зависимости давления на входе насоса от частоты вращения следует проводить в соответствии с требованиями п.6.4.27.2 при минимально возможном давлении на выходе насоса.

6.4.26 Функционирование насосов при предельных температурах проверяют при минимальной и максимальной температурах окружающей среды и соответственно при максимальной и минимальной вязкостях рабочей жидкости при номинальном давлении на выходе.

Если температура рабочей жидкости меньше минимального значения, указанного в стандартах или технических условиях на насосы конкретного типа, необходимо до начала испытаний довести температуру рабочей жидкости до установленного значения.

Критерии оценки функционирования – в соответствии с п.6.4.8.

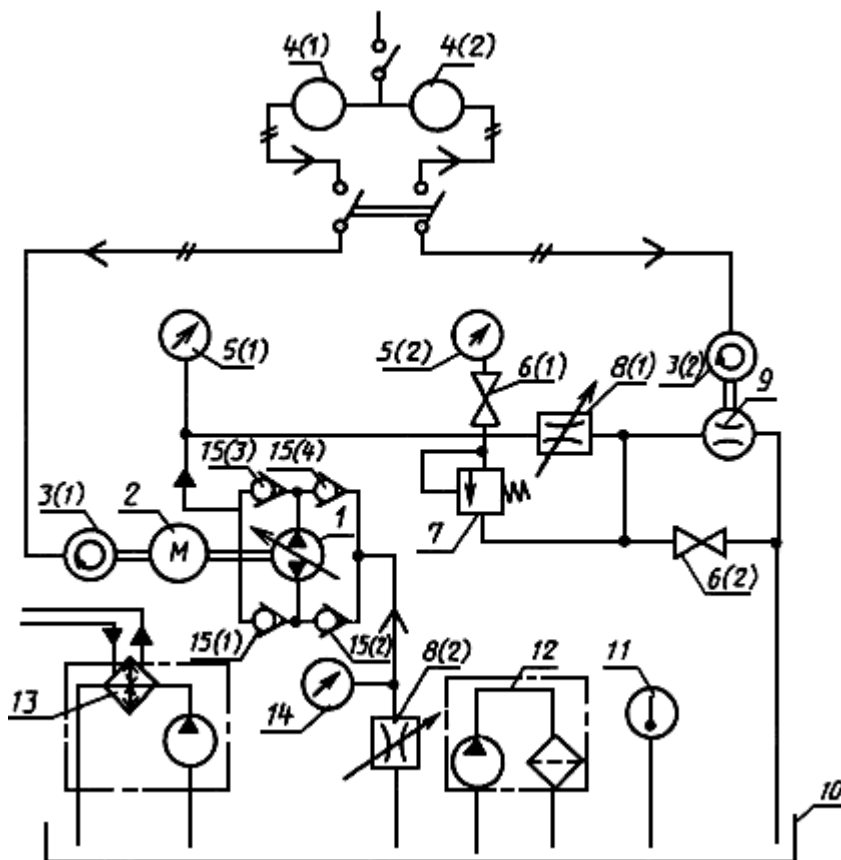
6.5 Оформление результатов испытаний

6.5.1 Результаты всех видов испытаний, кроме приемо-сдаточных, следует оформлять по ГОСТ 22976.

6.5.2 Результаты приемо-сдаточных испытаний следует оформлять следующим образом: в журнал приемо-сдаточных испытаний ежемесячно следует вносить записи о количестве испытанных насосов каждой модели, о количестве насосов, не выдержавших испытаний, с указанием модели и показателей, не соответствующих стандарту или техническим условиям на насосы конкретного типа; на каждый насос или партию насосов, отправляемых одному потребителю, следует оформлять свидетельство о приемке в соответствии с ГОСТ 2.601.

Допускается не оформлять свидетельство о приемке насосов, которые устанавливаются на изделия, выпускаемые предприятием – изготовителем этих насосов. При этом насосы должны иметь клеймо технического контроля предприятия-изготовителя.

Приложение А
(рекомендуемое)
Типовые схемы стендов для испытаний насосов

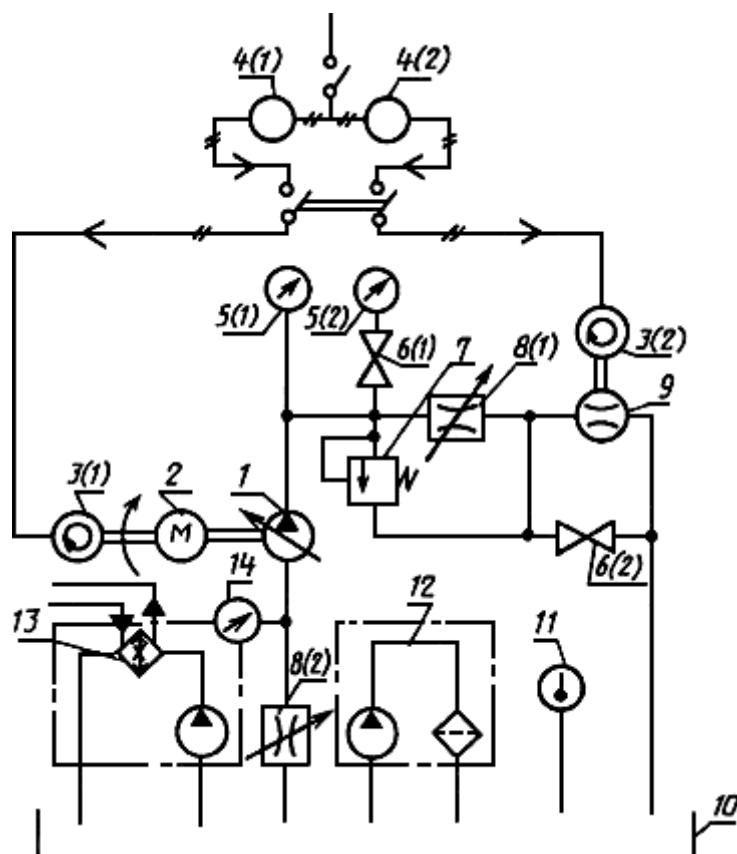


- 1 – испытуемый насос; 2 – мотор-весы; 3 – преобразователь частоты вращения;
4 – счетчик импульсов; 5 – манометр; 6 – кран; 7 – предохранительный клапан;
8 – дроссель; 9 – расходомер; 10 – бак; 11 – термометр; 12 – фильтровальная установка;
13 – теплообменник; 14 – вакуумметр; 15 – обратный клапан

Примечания

- 1 Дроссель 8 (2) и вакуумметр 14 при приемо-сдаточных испытаниях не требуются.
- 2 Расходомер 9 может устанавливаться перед дросселем 8 (1).
- 3 Перед манометром 5 (2) может устанавливаться демпфирующее устройство.

Рисунок А.1 – Типовая схема стенда для испытания реверсивных насосов



- 1 – испытуемый насос; 2 – мотор-весы; 3 – преобразователь частоты вращения;
 4 – счетчик импульсов; 5 – манометр; 6 – кран; 7 – предохранительный клапан;
 8 – дроссель; 9 – расходомер; 10 – бак; 11 – термометр; 12 – фильтровальная установка;
 13 – теплообменник; 14 – вакуумметр

Примечания

- 1 Дроссель 8 (2) и вакуумметр 14 при прямо-сдаточных испытаниях не требуются.
- 2 Расходомер 9 может устанавливаться перед дросселем 8 (1).
- 3 Перед манометром 5 (2) может устанавливаться демпфирующее устройство.

Рисунок А.2 – Типовая схема стенда для испытания нереверсивных насосов

Приложение Б

(рекомендуемое)

Типовые диаграммы характеристик насосов

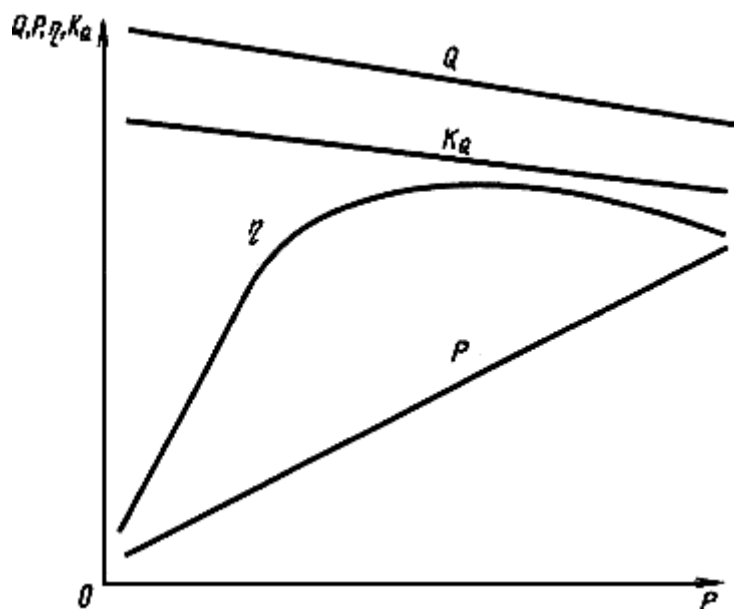
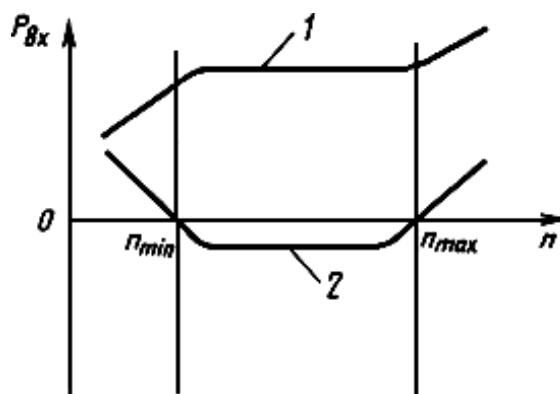


Рисунок Б.1 – Зависимости расхода Q , мощности P , КПД η и коэффициента подачи K_Q от давления на выходе p (перепада давлений Δp)



1 – насос с подпиткой; 2 – самовсасывающий насос

Рисунок Б.2 – Зависимости давления на входе $p_{вх}$ от частоты вращения n при минимально возможном давлении на выходе

УДК 62-82:006.354

ОКС 23.100.10

Ключевые слова: насосы объемные, гидроприводы объемные, правила приемки, методы испытаний

Руководитель разработки

Разработчик