



26548-85
Изм. 1 +

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ
СОЮЗА ССР

ВОЗДУХОНАГРЕВАТЕЛИ

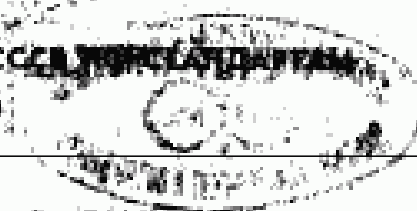
МЕТОДЫ ИСПЫТАНИЙ

ГОСТ 26548—85
(СТ СЭВ 4484—84)

Издание официальное

Цена 5 коп.

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ КОМИТЕТ СССР ПО СТАНДАРТАМ
Москва



РАЗРАБОТАН Министерством строительного, дорожного и коммунального машиностроения

ИСПОЛНИТЕЛИ

Г. С. Куликов, В. А. Динцин, В. Н. Бондаринко, Ю. В. Селкианов

ВНЕСЕН Министерством строительного, дорожного и коммунального машиностроения

Член Коллегии С. А. Громов

УТВЕРЖДЕН И ВВЕДЕН В ДЕЙСТВИЕ Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 20 мая 1985 г. № 1408

Группа Г49

к ГОСТ 26548—85 Воздухонагреватели. Методы испытаний

В каком месте	Напечатано	Должно быть
Пункт 1.2.2	(термопар) или электрическими термометрами сопротивления или полупроводниковыми стандартными термометрами сопротивления (термометрами, терморезисторами)	(термопарами) или электрическими термометрами сопротивления, или полупроводниковыми стандартными термометрами сопротивления (термисторами, терморезисторами)
Пункт 1.2.3	барометром анероида	барометром-анероидом
Пункт 4.1. Таблица 1. Головка	Значение параметра для воздухонагревателя по воздуху или воде	Значение параметра для воздухонагревателя по воздуху или воде
Пункт 4.2	кДж/кг·°С	кДж/(кг·°С)
Пункт 5.1.4	$f_{\text{пр}}$ — площадь полного фронтального сечения воздухонагревателя	$f_{\text{пр}}$ — площадь сечения для прохода теплоносителя
Пункт 5.1.8	Вт/м ² ·°С	Вт/(м ² ·°С)

(ИУС № 7 1987 г.)

В каком месте

Пункт 1.2.2	(термометрически ма со полупр стандар рами (термом реисто баромет Значени воздухо
Пункт 1.2.3	Значени
Пункт 4.1. Таблица 1. Головка	воздухо
Пункт 4.2	по возд
Пункт 5.1.4	кДж/кг
Пункт 5.1.8	f m p
	ного ф
	ния воз
Пункты 5.1.9, 5.2.5, 5.3	Вт/м ² ·°С

(И

ВОЗДУХОНАГРЕВАТЕЛИ

Методы испытаний

Air heaters. Methods of tests

ГОСТ
26548—85
(СТ СЭВ 4484—84)

ОКП 48 6300

Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 20 мая 1985 г. № 1408 срок действия установлен

с 01.01.86

до 01.01.91

Несоблюдение стандарта преследуется по закону

Настоящий стандарт распространяется на воздухонагреватели, обогреваемые водой и паром, предназначенные для нагревания воздуха в системах кондиционирования воздуха, вентиляции, воздушного отопления, в сушильных установках и воздушно-тепловых завесах, и устанавливает методы стендовых теплотехнических, аэродинамических и гидравлических испытаний воздухонагревателей.

Стандарт не распространяется на воздухонагреватели специального назначения и исполнения (воздухонагреватели кондиционеров, транспортных средств, отопительно-вентиляционных и других агрегатов).

Стандарт полностью соответствует СТ СЭВ 4484—84.

1. АППАРАТУРА**1.1. Испытательный стенд**

1.1.1. Испытательный стенд должен состоять из аэродинамической установки, водяного или парового контура, примерные схемы которых приведены на черт. 1—3.

1.1.2. Конструкция испытательного стенда должна обеспечивать перемещение рабочих сред (воздуха, воды, пара), возможность измерения начальных и конечных параметров (температу-

ры, давления и расхода) рабочих сред и стабилизацию данных параметров при испытаниях в следующих пределах:

температура воздуха на входе аэродинамической установки от 10 до 30°C (точность поддержания принятого параметра $\pm 0,5^\circ\text{C}$);

температура воды перед воздухонагревателем от 80 до 92°C (точность поддержания принятого параметра $\pm 0,3^\circ\text{C}$);

перегрев насыщенного пара перед воздухонагревателем от 3 до 8°C;

расход воздуха и воды, давление пара — в соответствии с требованиями разд. 4 настоящего стандарта и разд. 6 ГОСТ 7201—80.

1.1.3. Конструкция испытательного стенда должна обеспечивать возможность определения производительности по теплу испытываемого воздухонагревателя по каждой из теплообмениваемых сред.

1.1.4. Для уменьшения степени неравномерности поля температур воздуха в испытательном стенде необходимо предусмотреть завихряющие и выравнивающие устройства.

1.1.5. Тепловые потери, приходящиеся на 1 м² наружных поверхностей испытательного стенда, в процессе испытаний воздухонагревателей при режимах работы стенда согласно п. 1.1.2 не должны быть более 0,1 кВт.

1.1.6. При местном способе получения пара парогенератор и сосуды парового контура стенда, работающие под давлением должны соответствовать «Правилам устройства и безопасной эксплуатации сосудов, работающих под давлением», утвержденным Госгортехнадзором СССР.

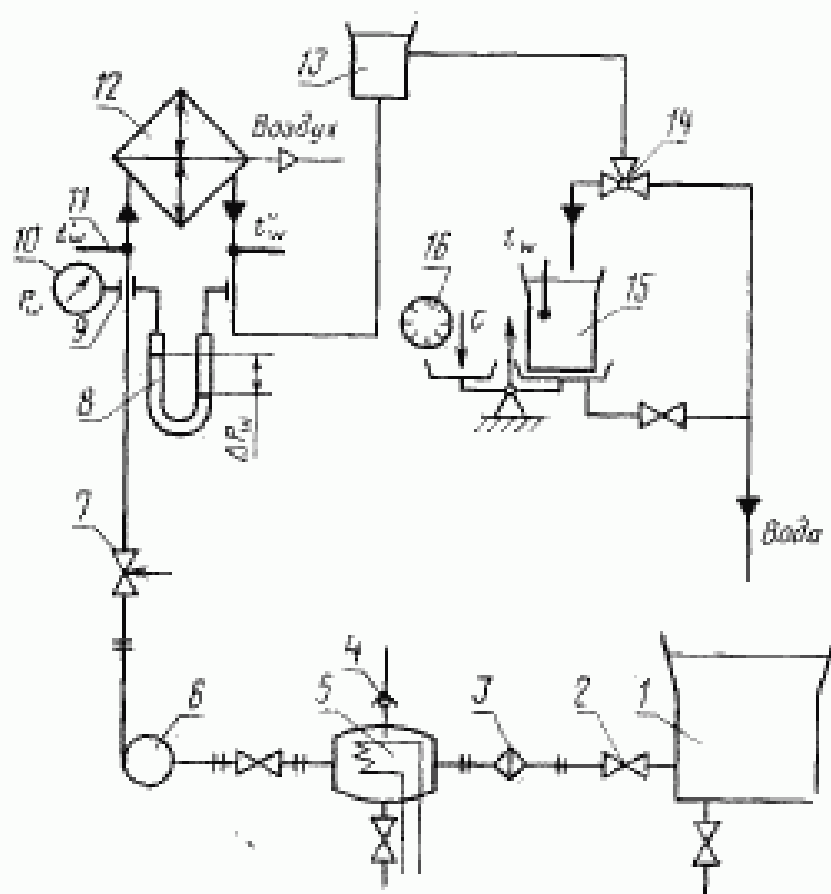
1.2. Измерительные приборы

1.2.1. Расход воздуха, воды и пара или конденсата измеряют с помощью расходомеров, состоящих из стандартных сужающих устройств (диафрагм, сопел или сопел Вентури), дифференциального манометра-расходомера в соответствии с ГОСТ 18140—84 или микроманометра по ГОСТ 11161—71 класса точности не ниже 1,0 приемников статического давления и соединительных линий, или с помощью тепловых калориметрических расходомеров, объемным или весовым способом.

1.2.2. Температуру воздуха, воды, пара и конденсата измеряют термометрами расширения по ГОСТ 215—73, термоэлектрическими термометрами (термопар) или электрическими термометрами сопротивления или полупроводниковыми стандартными термометрами сопротивления (термометрами, терморезисторами) и электроизмерительными показывающими приборами, обеспечивающими измерение температуры с погрешностью $\pm 0,2^\circ\text{C}$.

1.2.3. Атмосферное давление воздуха измеряют ртутным барометром или барометром анероида.

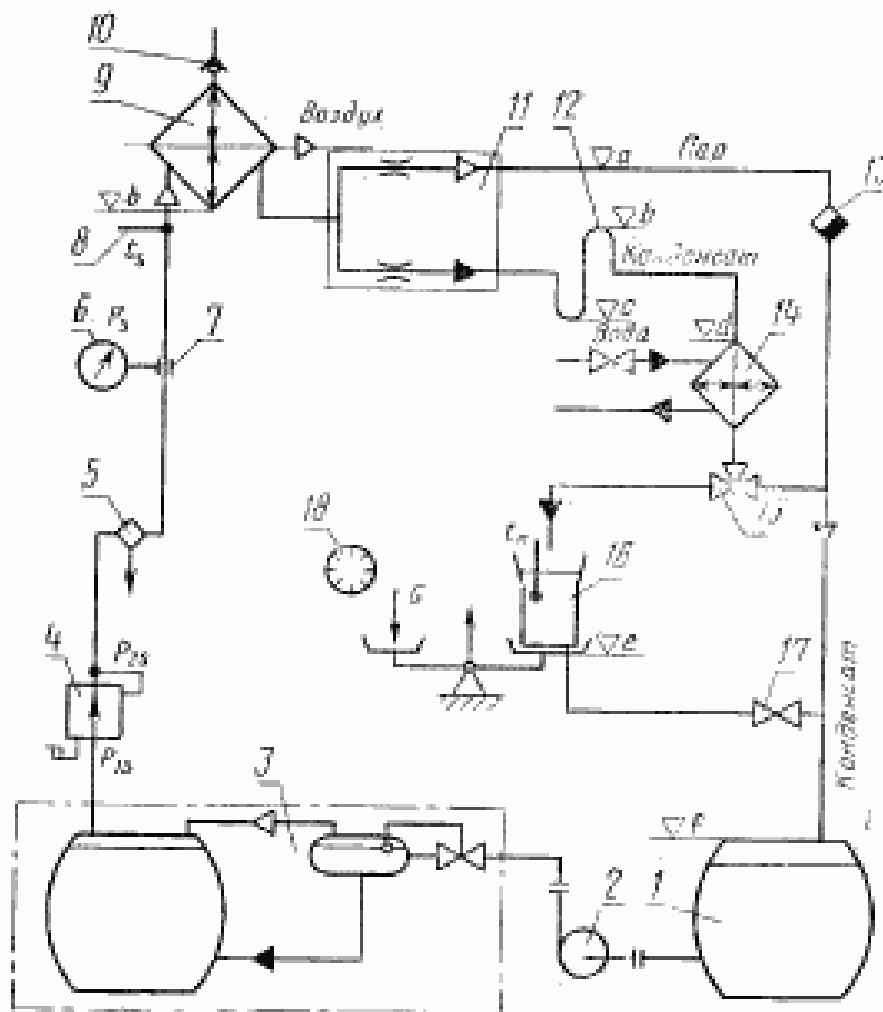
Схема водяного контура



1 — бак для сбора воды; 2 — вентиль запорный; 3 — фильтр;
 4 — клапан обратный; 5 — бойлер с электрическим или паровым нагревом; 6 — насос; 7 — вентиль регулирующий; 8 — дифференциальный манометр; 9 — приемники давления; 10 — манометр; 11 — термометр; 12 — воздушонагреватель; 13 — бак расширительный; 14 — вентиль трехходовой; 15 — устройство для измерения расхода воды; 16 — секундомер

Черт. 2

Схема парового контура



Уровень $a > b > c > d > e > f$

1 — бак конденсатный; 2 — насос; 3 — местный или централизованный парогенератор; 4 — клапан редукционный гидравлический (поддерживающий постоянное давление P_{23}); 5 — сепаратор (водоотделитель); 6 — манометр; 7 — приборная давления; 8 — термометр; 9 — водонагреватель; 10 — клапан обратный; 11 — делитель парового и конденсатного потоков; 12 — гидрозатвор (по конденсату); 13 — конденсатоотводчик; 14 — охладитель конденсата; 15 — вентиль трехходовой; 16 — устройство для измерения расхода конденсата; 17 — вентиль запорный; 18 — секундомер

Черт. 3

1.2.4. Давление воды в водяном контуре и давление пара в паровом контуре испытательного стенда измеряют манометром по ГОСТ 2405—80.

1.2.5. Аэродинамическое и гидравлическое сопротивления измеряют микроманометром или дифференциальным манометром по ГОСТ 18140—84, приемником статического давления и соединительных линий.

1.2.6. Приемники статического давления (отверстия) располагают в стенках воздухопроводов аэродинамической установки и трубопроводов гидравлического контура равномерно по периметру и выполняют диаметром от 0,8 до 1,5 мм. В каждом сечении воздухопровода (трубопровода) должно быть не менее четырех отверстий. Кромки отверстий со стороны теплообменивающейся среды не должны иметь заусенцев. Все отверстия объединяют коллектором, снабженным отводом для подключения соединительных линий. Внутренний диаметр коллектора и соединительных линий не должен быть менее 8 мм.

1.2.7. Нестандартизованные средства измерений (мерные баки и др.) должны быть индивидуально проградуированы и пройти метрологическую аттестацию в соответствии с требованиями ГОСТ 8.326—78.

1.2.8. Все средства измерений должны иметь действующие свидетельства (клеймо) государственной или ведомственной поверки.

1.2.9. Испытательный стенд перед вводом в эксплуатацию должен пройти метрологическую аттестацию в соответствии с ГОСТ 24555—81.

2. ПОДГОТОВКА К ИСПЫТАНИЯМ

2.1. Монтаж и эксплуатацию испытательного стенда проводят в соответствии с «Правилами технической эксплуатации электроустановок потребителей» и «Правилами технической эксплуатации теплоиспользующих установок и тепловых сетей», утвержденными Госэнергонадзором СССР.

2.2. В состав испытательного стенда следует включать:

при теплотехнических испытаниях — аэродинамическую установку и водяной или паровой контур;

при аэродинамических испытаниях — аэродинамическую установку;

при гидравлических испытаниях — водяной контур.

2.3. При теплотехнических и аэродинамических испытаниях испытуемый воздухонагреватель во избежание подсосов и шеронок воздуха должен быть установлен в воздухопровод аэродинамиче-

ской установки без зазоров. К патрубкам воздухонагревателя в зависимости от применяемого теплоносителя должен быть присоединен водяной или паровой контур.

2.4. Перед началом испытаний следует проверить герметичность аэродинамической установки и водяного или парового контура, а также удалить воздух из соответствующего контура.

2.5. Герметичность аэродинамической установки проверяют при включенном вентиляторе, полностью открытом выходе и плотно закрытом входе установки. При этом падение давления по длине аэродинамической установки между сечениями *АА* и *ДД* (черт. 1) не допускается.

2.6. Герметичность водяного и парового контуров проверяют воздействием давления воды или пара при пробном пуске соответствующего контура. При этом в местах соединений трубопроводов и арматуры не должно быть утечек воды или пара.

2.7. Воздух из объема водяного или парового контура удаляют продувкой системы водой или паром.

2.8. Перед определением гидравлического сопротивления воздухонагревателя следует проградуировать сопротивление участков трубопроводов между входом (выходом) воздухонагревателя и приемниками статического давления.

3. ТРЕБОВАНИЯ БЕЗОПАСНОСТИ

3.1. Испытательный стенд должен соответствовать требованиям ГОСТ 12.2.003—74, ГОСТ 12.3.002—75 (разд. 1, 2), ГОСТ 5976—73 (разд. 3), а также «Правил устройства и безопасной эксплуатации сосудов, работающих под давлением».

«Правил техники безопасности при эксплуатации теплоиспользующих установок и тепловых сетей» и «Правил техники безопасности при эксплуатации электроустановок потребителей», утвержденных Госэнергонадзором СССР.

3.2. Конструкция, устройство и установка составных частей испытательного стенда в части электротехнических изделий должны соответствовать требованиям ГОСТ 12.2.007.0—75.

4. ПРОВЕДЕНИЕ ИСПЫТАНИЙ

4.1. Условия проведения испытаний при установлении паспортных (типовых) теплотехнических, аэродинамических и гидравлических характеристик и при проверке качества воздухонагревателей при периодических испытаниях должны соответствовать указанным в табл. 1.

Таблица 1

Параметр	Значение параметра или воздухонагревателя		
	водяного		парового
	при постоянной скорости воды	при постоянной скорости воздуха	
	Пред. откл. ±5%		
Массовая скорость набегающего потока воздуха, кг/(м ² ·с)	1,8; 2,5; 3,6; * 5,0; 7,0	3,6	1,8; 2,5; 3,6; 5,0; 7,0
Скорость воды в теплопередающих трубках, м/с	0,70*	0,32; 1,50	—
Абсолютное давление пара, МПа	—	—	0,2

* Применяют при периодических испытаниях воздухонагревателей.

4.2. Аэродинамическое и гидравлическое сопротивления воздухонагревателя определяют при квазиизотермических условиях работы по воздуху или воде соответственно (без нагревания воздуха или охлаждения воды).

Таблица 2

Параметр	Объем выполняемых измерений для определения			
	коэффициента теплопередачи		аэродинамического сопротивления	гидравлического сопротивления
	при обогреве водой	при обогреве паром		
Атмосферное давление воздуха, P_a , кПа	+	+	+	—
Температура воды на входе воздухонагревателя t_w' , °C	+	—	—	+
Температура воды на выходе воздухонагревателя t_w'' , °C	+	—	—	—
Температура воздуха на входе воздухонагревателя t_a' , °C	+	+	+	—
Температура воздуха на выходе воздухонагревателя t_a'' , °C	+	+	—	—
Абсолютное давление пара P_s , МПа	—	+	—	—
Температура пара t_s , °C	—	+	—	—
Время заполнения мерного бака водой t_m , с	+	—	—	+
Температура воды в мерном баке t_m , °C	+	—	—	+

Продолжение табл. 2

Параметр	Объем выполняемых измерений для определения			
	коэффициента теплопередачи		аэродинамического сопротивления	гидравлического сопротивления
	при обогреве водой	при обогреве паром		
Время заполнения мерного бака конденсатом $t_{\text{к}}$, с	—	+	—	—
Температура конденсата в мерном баке $t_{\text{к}}$, °C	—	+	—	—
Разность давлений воздуха в расходомере ΔP , Па	+	+	+	—
Разность давлений воздуха на входе и выходе воздухонагревателя $\Delta P_{\text{а}}$, Па	—	—	+	—
Разность давлений воды на входе и выходе воздухонагревателя $\Delta P_{\text{в}}$, Па	—	—	—	+

4.3. Объем измерений для теплообменивающих сред должен соответствовать указанному в табл. 2.

4.4. Перед началом и после окончания измерений разностей давлений проверяют нулевые показания измерительных приборов.

4.5. Отсчеты по приборам при теплотехнических, аэродинамических и гидравлических испытаниях проводят при установившемся тепловом, аэродинамическом и гидродинамическом режимах работы испытуемого воздухонагревателя и испытательного стенда.

Примечания:

1. При теплотехнических испытаниях установившимся считают режим, при котором параметры воздуха и теплоносителя на входе и выходе воздухонагревателя во время проведения испытаний отличаются на величину, не превышающую погрешности измерительных приборов;

2. При аэродинамических и гидравлических испытаниях установившимся считают режимы, при которых производительность вентилятора и насоса во время испытаний изменяется на величину, не превышающую 2%.

4.6. Испытания паровых воздухонагревателей допускается проводить на теплоносителе — воде (используя водяной контур) по условиям, наложенным в п. 4.1, с последующим пересчетом полученных результатов испытаний на пар.

5. ОБРАБОТКА РЕЗУЛЬТАТОВ ИСПЫТАНИЙ

5.1. Обработка результатов теплотехнических испытаний водяных воздухонагревателей

5.1.1. Плотность воздуха ρ_a , кг/м³, (в сечении А—А, черт. 1) определяют по формуле

$$\rho_a = \frac{353}{(273 + t'_a)} \cdot \frac{P_a}{101,3}, \quad (1)$$

где P_a — атмосферное давление воздуха, кПа;

t'_a — температура воздуха на входе воздухонагревателя, °С.

5.1.2. Расход воздуха G_a , кг/с, измеренный расходомером, определяют по формуле

$$G_a = \alpha \cdot \epsilon \cdot F_p \sqrt{2\rho_a \cdot \Delta P}, \quad (2)$$

где α — коэффициент расходомера (принимают по паспорту или результатам индивидуальной градуировки расходомера);

ϵ — коэффициент расширения объема;

F_p — площадь сечения цилиндрической части сопла расходомера, м²;

ρ_a — плотность воздуха (при температуре t'_a), кг/м³;

ΔP — аэродинамическое сопротивление расходомера (разность давлений воздуха в расходомере), Па.

5.1.3. Расход воды G_w , кг/с, определяют по формуле

$$G_w = \frac{\rho_w}{\rho_{w_0}} \cdot \frac{M_{w_0}}{\tau_w}, \quad (3)$$

где ρ_w — плотность воды (при температуре t'_w по таблицам теплофизических свойств воды), кг/м³;

ρ_{w_0} — плотность воды в мерном баке при его градуировке (по таблицам теплофизических свойств воды, кг/м³);

M_{w_0} — масса воды при взвешивании или в мерном баке при его градуировке, кг;

τ_w — время заполнения мерного бака водой, с.

5.1.4. Производительность по теплу со стороны воздуха Q_a , кВт, определяют по формуле

$$Q_a = c_p \cdot G_a (t'_a - t_a), \quad (4)$$

где c_p — удельная изобарная теплоемкость воздуха (при температуре t'_a по таблицам теплофизических свойств воздуха), кДж/кг·°С;

G_a — расход воздуха, кг/с;

t'_a — температура воздуха на выходе воздухонагревателя, °С;

t_a — температура воздуха на входе воздухонагревателя, °С.

5.1.5. Производительность по теплу со стороны воды Q_w , кВт, определяют по формуле

$$Q_w = c_w \cdot G_w (t'_w - t''_w), \quad (5)$$

где c_w — удельная теплоемкость воды (при температуре t'_w по таблицам теплофизических свойств воды), кДж/кг;

G_w — расход воды, кг/с;

t'_w — температура воды на входе воздухонагревателя, °С;

t''_w — температура воды на выходе воздухонагревателя, °С.

5.1.6. Величина дисбаланса между производительностями по теплу воды и воздуха δQ , %, определяют по формуле

$$\delta Q = 100 \cdot \frac{Q_w - Q_a}{Q_w}, \quad (6)$$

где Q_w — производительность по теплу со стороны воды, кВт;

Q_a — производительность по теплу со стороны воздуха, кВт.

Величина дисбаланса не должна превышать 5%.

5.1.7. Массовую скорость набегающего потока воздуха v_p , кг/с · м², определяют по формуле

$$v_p = \frac{G_a}{f}, \quad (7)$$

где G_a — расход воздуха, кг/с;

f — площадь полного фронтального сечения воздухонагревателя (определяют по паспорту или с помощью соответствующих измерений и расчетов), м².

5.1.8. Скорость воды в теплопередающих трубках W , м/с, определяют по формуле

$$W = \frac{G_w}{\rho_w \cdot f_{wp}}, \quad (8)$$

где G_w — расход воды, кг/с;

ρ_w — плотность воды (при температуре t'_w по таблицам теплофизических свойств воды), кг/м³;

f_{wp} — площадь полного фронтального сечения воздухонагревателя (определяют по паспорту или с помощью соответствующих измерений и расчетов), м².

5.1.9. Коэффициент теплопередачи от воды к воздуху K_w , Вт/м² · °С, определяют по формуле

$$K_w = \frac{Q_w \cdot 10^3}{\left(\frac{t'_w + t''_w}{2} - \frac{t'_a + t''_a}{2} \right) \cdot F}, \quad (9)$$

где Q_w — производительность по теплу со стороны воды, кВт;

t'_w — температура воды на входе воздухонагревателя, °С;

t''_w — температура воды на выходе воздухонагревателя, °С;

- t'_a — температура воздуха на входе воздухонагревателя, °С;
 t''_a — температура воздуха на выходе воздухонагревателя, °С;
 F — площадь поверхности теплообмена на воздушной стороне (определяют по паспорту или с помощью соответствующих измерений и расчетов), м².

5.2. Обработка результатов теплотехнических испытаний паровых воздухонагревателей

5.2.1. Плотность воздуха, расход воздуха, производительность по теплу со стороны воздуха и массовую скорость набегающего потока воздуха определяют соответственно по формулам (1), (2), (4) и (7).

5.2.2. Расход конденсата G_k , кг/с, определяют по формуле

$$G_k = \frac{\rho_k}{\rho_{w_0}} \cdot \frac{M_{w_0}}{\tau_k}, \quad (10)$$

где ρ_k — плотность конденсата (при температуре t_k по таблицам теплофизических свойств воды и водяного пара), кг/м³;

ρ_{w_0} — плотность воды в мерном баке при его градуировке (по таблицам теплофизических свойств воды), кг/м³;

M_{w_0} — масса воды при взвешивании или в мерном баке при его градуировке, кг;

τ_k — время заполнения мерного бака конденсатом, с.

5.2.3. Производительность по теплу со стороны пара Q_s , кВт, определяют по формуле

$$Q_s = r \cdot G_k, \quad (11)$$

где r — удельная теплота конденсации пара (по таблицам теплофизических свойств воды и водяного пара), кДж/кг;

G_k — расход конденсата, кг/с.

5.2.4. Величина дисбаланса между производительностями по теплу пара и воздуха δQ , %, определяют по формуле

$$\delta Q = 100 \cdot \frac{Q_s - Q_a}{Q_s}, \quad (12)$$

где Q_s — производительность по теплу со стороны пара, кВт;

Q_a — производительность по теплу со стороны воздуха, кВт.

Величина дисбаланса не должна превышать 5%.

5.2.5. Коэффициент теплопередачи от пара к воздуху K_s , Вт/м²·°С, определяют по формуле

$$K_s = \frac{Q_s \cdot 10^3}{\left(t_s - \frac{t'_a + t''_a}{2}\right) \cdot F}, \quad (13)$$

где Q_s — производительность по теплу со стороны пара, кВт;
 t_p — температура пара, °С;
 t'_a — температура воздуха на входе воздухонагревателя, °С;
 t''_a — температура воздуха на выходе воздухонагревателя, °С;
 F — площадь поверхности теплообмена на воздушной стороне (определяют по паспорту или с помощью соответствующих измерений и расчетов), м².

5.3. Обработка результатов теплотехнических испытаний паровых воздухонагревателей при обогреве водой и определение значения коэффициента теплопередачи от пара к воздуху

Обработку результатов теплотехнических испытаний паровых воздухонагревателей при обогреве водой проводят в соответствии с п. 4.1.

Определение коэффициента теплопередачи от пара к воздуху K_a , Вт/м²·°С, проводят на основании экспериментальных данных, полученных при испытании воздухонагревателей при обогреве водой, по формуле

$$K_a = \left[\frac{1}{K_w} - \varphi \left\{ \frac{1}{0,023 \cdot \frac{\lambda_w}{d} \cdot Re_w^{0,8} \cdot \rho_r^{0,43}} - \frac{1}{\left[\frac{r \cdot g \cdot \lambda_g (\rho_k - \rho_s) \cdot F_w \cdot 0,023 \lambda_w \cdot Re_w^{0,8} \cdot \rho_r^{0,43}}{v_w \cdot d \cdot l \cdot Q} \right]^{0,25}} \right\} \right]^{-1} \quad (14)$$

где K_w — экспериментальное значение коэффициента теплопередачи от воды к воздуху при обогреве водой, Вт/(м²·°С);

$\varphi = \frac{F}{F_{\text{ин}}}$ — коэффициент оребрения (отношение площадей поверхностей теплообмена со стороны воздуха F и воды $F_{\text{ин}}$);

d — внутренний диаметр теплопередающих трубок, м;

λ_w — коэффициент теплопроводности воды, Вт/(м·°С);

$Re_w = \frac{W \cdot d}{v_w}$ — число Рейнольдса для воды;

W — скорость воды при эксперименте, м/с;

- ν_w — коэффициент кинематической вязкости воды, $\text{м}^2/\text{с}$;
 Pr_w — число Прандтля для воды;
 ν_k — коэффициент кинематической вязкости конденсата, $\text{м}^2/\text{с}$;
 l — длина теплопередающей трубки, м;
 Q — экспериментальное значение производительности по теплу воздухонагревателя при испытании на воде, Вт;
 r — удельная теплота конденсации пара, Дж/кг;
 g — ускорение свободного падения, $\text{м}/\text{с}^2$;
 λ_k — коэффициент теплопроводности конденсата, $\text{Вт}/(\text{м} \cdot ^\circ\text{C})$;
 Q_m, Q_k — плотность конденсата и пара соответственно, $\text{кг}/\text{м}^3$;
 F_w — площадь поверхности теплообмена по водяной стороне, м^2 ;
 $Q_m, Q_k, \lambda_w, \nu_w, Pr_w, \nu_k, r, \lambda_k$ — принимают по таблицам теплофизических свойств воды и водяного пара.

При определении физических констант воды, пара и конденсата за определяющую температуру принимают среднюю температуру воды при эксперименте.

Результаты расчетов сопоставляют с установленной паспортной (типовой) характеристикой (коэффициент теплопередачи при обогреве паром).

5.4. Обработка результатов аэродинамических испытаний водяных и паровых воздухонагревателей

Плотность воздуха, расход воздуха и массовую скорость набегающего потока воздуха определяют по формулам 1, 2 и 7.

Аэродинамическое сопротивление определяют как разность статических давлений потока воздуха на входе воздухонагревателя и на выходе из него.

5.5. Обработка результатов гидравлических испытаний водяных воздухонагревателей

Расход и скорость воды определяют по формулам 3, 8.

Гидравлическое сопротивление определяют как разность статических давлений потока воды перед воздухонагревателем и после него.

5.6. Форма представления паспортных (типовых) характеристик водяных и паровых воздухонагревателей

Результаты расчетов коэффициента теплопередачи, аэродинамического и гидравлического сопротивлений, выполненных по пп. 5.1—5.5, следует аппроксимировать методом наименьших среднеквадратичных отклонений в соответствии с формулами:

$$K_w = A \cdot (v\rho)^r \cdot W^r, \quad (15)$$

$$K_z = B \cdot (v\rho)^p, \quad (16)$$

$$\Delta Pa = C \cdot (v\rho)^m, \quad (17)$$

$$\Delta P_w = D \cdot \frac{\rho_w \cdot W^2}{2}, \quad (18)$$

где

$v\rho$ — массовая скорость набегающего потока воздуха (удельный расход воздуха), $\text{кг/с} \cdot \text{м}^2$;

ρ_w — плотность воды (при температуре t_w'), кг/м^3 (по таблицам теплофизических свойств воды);

W — скорость воды в теплопередающих трубках, м/с ;

A, B, C, D, m, n, r, P — коэффициенты аппроксимации.

5.7. По результатам проведенных испытаний составляется технический отчет (протокол испытаний), который должен содержать:

- конструктивные характеристики воздухонагревателя;
- значения всех измеренных и расчетных величин;
- паспортные (типовые) характеристики воздухонагревателя.

Наименование № 1 ГОСТ 26548—85 Воздухонагреватели, Методы испытаний

Утверждено и введено в действие Постановлением Государственного комитета СССР по управлению качеством продукции и стандартам от 18.07.90 № 2214

Дата введения 01.01.91

Пункт 1.1.2. Исключить слова: «в разд. 6 ГОСТ 7201—80».

(Продолжение см. с. 162)

(Продолжение изменения к ГОСТ 26548—85)

Пункт 1.2.1. Заменить ссылку: ГОСТ 11161—71 на ГОСТ 11161—84.

Пункт 1.2.2. Заменить ссылку: ГОСТ 215—73 на ГОСТ 28498—90.

Пункт 1.2.4. Заменить ссылку: ГОСТ 2405—80 на ГОСТ 2405—88.

Пункт 3.1. Заменить ссылку: «ГОСТ 5976—73 (разд. 3)» на ГОСТ 5976—90.

(ИУС № 11 1990 г.)

Редактор *О. К. Абашкова*
Технический редактор *М. Н. Максимова*
Корректор *В. Ф. Малютина*

Служба в наб. 24.05.85 Подп. и печ. 19.08.85 1,9 усл. в. л. 1,25 усл. кр.-отт. 0,87 уч.-над. л.
Тир. 16 000 Цена 5 коп.

Ордена «Знак Почета» Издательство стандартов, 123840, Москва, ГСП, Новопресненский пер., 3
Тип. «Московский печатник», Москва, Лялин пер., 6. Зак. 668