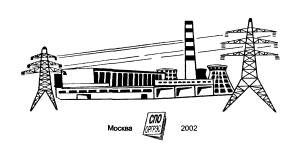
РЕКОМЕНДАЦИИ

ПО РАСЧЕТУ И ПРИМЕНЕНИЮ СПЕЦИАЛЬНЫХ СУЖАЮЩИХ УСТРОЙСТВ ДЛЯ ИЗМЕРЕНИЯ РАСХОДА МАЗУТА НА ТЭС

РД 153-34.1-11.354-2001







ДЕПАРТАМЕНТ НАУЧНО-ТЕХНИЧЕСКОЙ ПОЛИТИКИ И РАЗВИТИЯ

РЕКОМЕНДАЦИИ ПО РАСЧЕТУ И ПРИМЕНЕНИЮ СПЕЦИАЛЬНЫХ СУЖАЮЩИХ УСТРОЙСТВ ДЛЯ ИЗМЕРЕНИЯ РАСХОДА МАЗУТА НА ТЭС

РД 153-34.1-11.354-2001

Москва 2002

Разработано Открытым акционерным обществом «Предприятие по наладке, совершенствованию технологии и эксплуатации электростанций и сетей «УралОРГРЭС»

Исполнители Т. АМИНДЖАНОВ, П.Ф. ЗАРОДОВ, Т.К. ЗАРИПОВА

Утверждено Департаментом научно-технической политики и развития РАО «ЕЭС России» 12.11.2001 г.

Первый заместитель начальника

А.П. ЛИВИНСКИЙ

РД издан по лицензионному договору с РАО «ЕЭС России».

Срок первой проверки настоящего РД – 2006 г., периодичность проверки – один раз в 5 лет.

Ключевые слова: расчет, специальные сужающие устройства, расход, плотность и вязкость мазута, погрешность измерения, геометрические характеристики.

Рекомендации по расчету и применению специальных сужающих устройств для измерения расхода мазута на ТЭС

РД 153-34.1-11.354-2001 Введено впервые

Дата введения 2002 – 10 – 01

1 ОБШИЕ ПОЛОЖЕНИЯ

- 1.1 Основной целью разработки «Рекомендаций по расчету и применению специальных сужающих устройств для измерения расхода мазута на ТЭС» (далее Рекомендации) является создание документа, позволяющего персоналу метрологических служб оперативно производить расчет специальных сужающих устройств (ССУ) по исходным данным, полученным от гехнологических подразделений, а также их изготовление и поверку (калибровку) в условиях ТЭС.
- 1.2 Настоящие Рекомендации распространяются на методики выполнения измерений расхода мазута с применением ССУ.
- 1.3 Рекомендации содержат примеры расчетов ССУ, пересчет плотности и вязкости мазута от одной температуры к другой, формы выпускного аттестата и акта ревизии (установки) ССУ, а также рабочие чертежи расходомерных узлов на низкое и высокое давление мазута.
 - 1.4 Рекомендации предназначены для применения:
- персоналом ТЭС при организации внедрения МВИ расхода мазута с применением ССУ;
- персоналом проектных организаций при проектировании схем контроля и управления вновь строящихся и реконструируемых ТЭС.

Настоящий РД не может быть полностью или частично воспроизведен, тиражирован и распространен без разрешения организации – разработчика

Издание официальное

2 РАСЧЕТ ССУ И ОПРЕДЕЛЕНИЕ ГЕОМЕТРИЧЕСКИХ ХАРАКТЕРИСТИК ЭЛЕМЕНТОВ РАСХОДОМЕРНЫХ УЗЛОВ

- 2.1 В соответствии с РД 50.411-83 [5] к ССУ относятся:
- диафрагмы с коническим входом;
- сопла «четверть круга»;
- цилиндрические сопла;
- двойные диафрагмы;
- сегментные диафрагмы;
- износоустойчивые диафрагмы.
- 2.2 В процессе выполнения расчета ССУ определяются геометрические характеристики, производится проверка правильности выполнения расчетов и определяется погрешность измерения расхода мазута.
- 2.3 Геометрические характеристики ССУ, кольцевых камер, разделительных сосудов и их установка должны обеспечиваться в соответствии с требованиями РД 50.411-83 [5], ГОСТ 8.563.1-97 [1], ГОСТ 8.563.2-97 [2] и ТУ 25.7439.0018-90.
- 2.4 Примеры расчета ССУ, выполненные в соответствии с РД 50.411-83 [5], приведены в приложениях А-Е.
- 2.5 В приложениях Ж и И приведены рабочие чертежи ССУ с угловым способом отбора перепада давления, выполненные на основании расчетов (см. приложения А, Е) для низкого и высокого давления мазута.
- 2.5.1 Геометрические характеристики для каждого типа ССУ индивидуальны и порядок их определения приведен в РД 50.411-83.
- 2.5.2 Геометрические характеристики кольцевых камер определяются по ГОСТ 8.563.1.
- 2.5.3 Выбор фланцевых соединений производится по ГОСТ 12820 в зависимости от параметров мазута. Материал фланцев выбирается по ГОСТ 1050.
- 2.5.4 Измерительные трубопроводы (патрубки) выбираются по ГОСТ 8732. Материал трубопровода выбирается по ГОСТ 8731.
 - 2.5.5 Крепежные детали стандартные.
- 2.6 Проверка правильности выполнения расчета ССУ определяется с допускаемым отклонением $\pm 0.2\%$ верхнего предела измерения расхода.
- 2.7 Норма погрешности измерений расхода мазута установлена РД 34.11.321-96 [7]. В случае, если погрешность расходомерного устройства превышает нормы погрешности измерений, должна быть проведена реконструкция расходомерного устройства путем: применения других типов ССУ, применения СИ более высокого класса точности, совмещения обоих способов, указанных выше.
- 2.8 Условные обозначения и расчетные формулы в Рекомендациях соответствуют РД 50.411-83, за исключением расчета поправочных коэффициентов $K_{\scriptscriptstyle T}$ и $K_{\scriptscriptstyle O}$ на изменения диаметров ИТ и ССУ, вызванные отклонением температуры мазута от нормальной. Расчеты $K_{\scriptscriptstyle L}$ и $K_{\scriptscriptstyle O}$ выполнены по ГОСТ 8.563.1 -97.
- 2.9 Измерения температуры и давления мазута должны выполняться в соответствии с требованиями РД 50.411-83, ГОСТ 8.563.1-97 и соответствующих МВИ.
- 2.10 Плотность и вязкость мазута должны быть определены в соответствии с требованиями ГОСТ 3900-85 [3], ГОСТ 33-82 [4] и РД 34.09.114-92 [14]. Примеры пересчета плотности и вязкости мазута от одной температуры к другой приведены в приложениях К и Л.

- 2.11 Форма выпускного аттестата (диафрагма с коническим входом) приведена в приложении M.
- 2.12 Измерение геометрических характеристик ИТ и ССУ, монтажные и демонтажные работы, составление акта ревизии производятся подразделением, эксплуатирующим данное оборудование, совместно с представителями метрологической службы энергопредприятия. Форма акта ревизии (установки) ССУ приведена в приложении Н.
- 2.13 Поверка (калибровка) ССУ и проверка ИТ производятся в соответствии с требованиями РД 50.411-83, ГОСТ 8.563.1-97.

З РАСЧЕТ ПОГРЕШНОСТИ ИЗМЕРЕНИЯ РАСХОДА МАЗУТА

- 3.1 Расчет СКО погрешности измерения расхода мазута (σ) без учета внешних влияющих факторов (ВВФ) (температура окружающей среды, напряжение питания СИ и др.) проводят по формуле (5.2) [5]. Примеры расчета приведены в приложениях A, B-E.
- 3.2 Расчет СКО погрешности измерения расхода мазута с учетом ВВФ в условиях эксплуатации проводят по формуле

$$\sigma_{Q} = \sqrt{\sigma_{\alpha}^{2} + \sigma_{\varepsilon}^{2} + 4\left(\frac{m}{\alpha} \cdot \frac{d\alpha}{dm} + I\right)^{2} \sigma_{d20}^{2} + 4\left(\frac{m}{\alpha} \cdot \frac{d\alpha}{dm}\right)^{2} \sigma_{D20}^{2} + 0,25\sigma_{\rho}^{2} + \sigma_{on}^{2} + \sigma_{pc}^{2} + \sum_{i=1}^{n} \sigma_{\xi_{i}}^{2}}, \quad (1)$$

- где σ_{α} средняя квадратическая относительная погрешность коэффициента расхода, %, по п. 5.2.1 [5];
 - σ_{ϵ} средняя квадратическая относительная погрешность на расширение измеряемой среды; σ_{ϵ} = 0 для мазута;
 - т относительная площадь ССУ:
 - α коэффициент расхода ССУ по п. 3.2 [5];
 - $\frac{d\alpha}{dm}$ первая производная функции α = f (m), приложение 1 [5];
 - σ_{d20} средняя квадратическая относительная погрешность определения диаметра отверстия сужающего устройства, %, по п. 6.1.5 [5];
 - σ_{D20} средняя квадратическая относительная погрешность определения диаметра трубопровода, %, по п. 6.1.5 [5];
 - σ_{ρ} средняя квадратическая относительная погрешность определения плотности, %, по п. 5.2.5 [5];
 - $\sigma_{\sqrt{\Delta\rho}}$ средняя квадратическая относительная погрешность измерения перепада давления на ССУ,%, по п. 3.3 [5];
 - σ_{on} средняя квадратическая относительная погрешность оператора при планиметрировании диаграмм, 1,1% [9];
 - σ_{pc} средняя квадратическая относительная погрешность, вносимая разделительными сосудами, % [8]; (для датчиков типа ДМ $\sigma_{pc}=0{,}014\%$, для датчиков типа САПФИР $\sigma_{pc}=0\%$, следовательно принимаем $\sigma_{pc}=0$);
 - $\sum_{i=1}^{n} \sigma_{\xi_i}^2$ сумма квадратов средних квадратических относительных дополнительных погрешностей измерений, вызванных изменением влияющих величин (температуры, напряжения питания и др.), % [6]. Пример расчета с учетом дополнительных погрешностей приведен в приложении Б.

3.3 Средняя квадратическая относительная погрешность измерения перепада давления на ССУ исходя из п. 5.2.3 (формула 5.13) [5]:

$$\sigma_{\text{V}\Delta\rho}^2 = 0.25 \left(\frac{Q_{\text{Make}}}{Q_{\text{Tek}}} \cdot 1.1 \sqrt{\delta_{\Pi \text{MII}}^2 + \delta_{\text{BKH}}^2 + \delta_{P\Pi}^2} \right)^2 + 0.25 \delta_{\Pi\Pi}^2 + 0.25 \delta_{X\Pi}^2, \tag{2}$$

где $\delta_{\text{ПИН.}}\delta_{\text{БКИ.}}\delta_{\text{РП}}$ — класс точности составляющих (первичный измерительный преобразователь, блок корнеизвлечения, регистрирующий прибор) комплекта расходомерного устройства, %;

 $\delta_{\Pi \Pi}, \delta_{X \Pi}$ — приведенные погрешности планиметра и хода диаграммы РП, %.

3.4~ Предельная относительная погрешность измерения расхода мазута при доверительной вероятности P=0.95~ определяется по формуле

$$\delta_{Q} = 2\sigma_{Q}. \tag{3}$$

Приложение А (справочное)

ПРИМЕР РАСЧЕТА ДИАФРАГМЫ С КОНИЧЕСКИМ ВХОДОМ

- 1. Исходные данные:
- измеряемая среда мазут марки M-100;
- наибольший измеряемый объемный расход $Q_{\text{макс}} = 21000 \text{ кг/ч} = 5,8333 \text{ кг/с}$;
- наименьший измеряемый объемный расход $Q_{\text{мин}} = 7000 \text{ кг/ч} = 1,9444 \text{ кг/с};$
- температура измеряемой среды t = 85°C = 358,15 K;
- избыточное давление перед СУ $p_{\rm H} = 14~{\rm krc/cm}^2 = 1372931~{\rm Ha}$;
- барометрическое давление $p_6 = 753,1$ мм рт. ст. = 100404,8 Па;
- номинальный перепад давления $\Delta p_H = 2500 \text{ krc/m}^2 = 24516,6 \text{ Ha}$;
- плотность при t = 20°C $\rho_{20} = 0.962 \text{ г/см}^3 = 962 \text{ кг/м}^3$.

Плотность измеряется ареометрами типа АН, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 3900-85 [3] не превышает $0,0015 \text{ г/см}^3$;

– кинематическая вязкость при t = 80°C $v_{80} = 9.7$ BV = 72.0 мм²/с.

Вязкость измеряется вискозиметром ВУ, воспроизводимость по ГОСТ 6258 не превышает 0,5%;

- внутренний диаметр трубопровода $D_{20} = 82$ мм = 0.082 м;
- материал СУ сталь 12X18Н9Т;
- материал трубопровода сталь 20;
- длина прямого участка трубопровода до СУ (одно колено) 5,2 м;
- длина прямого участка трубопровода после СУ (одно колено) 3,9 м.
- 2. Определить геометрические характеристики диафрагмы с коническим входом и среднюю квадратическую относительную погрешность измерения массового расхода.

Расчет приведен в таблице А.1. В графе 2 таблицы указаны номера пунктов, формул, таблиц, приложений по РД 50-411-83 [5]. Обозначенные * соответствуют ГОСТ 8.563.1(2)-97, настоящим Рекомендациям и другим НД. Некоторые пояснения к расчету приведены в приложении П Рекомендаций.

Рабочие чертежи специального сужающего устройства, выполненные в соответствии с расчетом, РД 50-411-83, ГОСТ 8.563.1(2)-97 и другими НД, приведены в приложении Ж Рекомендаций.

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Определение недостающих для расчета данных			
 Абсолютное давление потока мазута ра 	П. 4.1.1	1372931 + 100404,80	1473335,80 Па
2. Поправочный мно- житель на тепловое расширение материала трубопровода К ₁	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.2), (В.5)	$1 + 10^{-6} \cdot (11,1 + 10^{-3} \cdot 85 \cdot 7,7 - 10^{-6} \cdot 85^{2} \cdot 3,4^{2}) \times \times (120 - 20)$	1,0007624
3. Внутренний диаметр трубопровода D при температуре t	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.2)	0,082 · 1,0007624	0,0820625 м
4. Плотность мазута в рабочих условиях ρ	Приложение К*, таблица К.1 Рекомендаций	При $\rho_4^{20}=0,962$ $\gamma=0,000554,$ тогда $\rho_4^{50}=0,962-0,000554\cdot(50-20)$	0,9454 г/см ³
		При $\rho=0.9454$ $\gamma=0.000581$, тогда $\rho_4^{80}=0.9454-0.000581\cdot(80-50)$	0,9280 г/см ³
		При $\rho = 0.9280 \gamma = 0.000607,$ тогда $\rho_{*}^{85} = 0.9280 - 0.000607 \cdot (85 - 80)$	0,92492 г/см ³ 924,92 кг/м ³

	5. Кинематическая вязкость мазута в рабочих условиях v	Приложение Л*, рисунок Л.1 Рекомендаций	V ₈₅	$57 \text{ mm}^2/\text{c} = 0,000057 \text{ m}^2/\text{c}$
	Выбор типа и разновидности дифференциального манометра			
	6. Тип и разновидность дифференциального маномстра	П. 9.2.3	Дифференциальный манометр типа ДМ 3583 М Вторичный прибор КСД 2	Класс точности 1,5 Класс точности 1,0; погрешность записи ±1,0%; погрешность хода диаграммы ±0,5%
	7. Тип и разновидность термометра		Мост автоматический уравновешенный КСМ2, предел измерения 150°С Термопреобразователь сопротивления гр. 23	Класс точности 1,0 Погрешность записи ±1,0%; допускаемое отклонение от номинального для класса С = 0,2 по ГОСТ 6651
i	8. Тип и разновидность: манометра		Вторичный прибор КСД 2	Класс точности 1,5; погрешность
9			Манометр типа МЭД	записи ±0,5% Класс точности 1,5;

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
барометра		МД-49-А, диапазон измерений от 610 до 790 мм рт. ст.	Максимальная абсолютная погрешность 1 мм рг. ст. = = 1,3595 · 10 ⁻³ кгс/см ²
Э. Верхний предел из- мерений дифференци- ального манометра Q _{мп}	П. 9.2.3	По ГОСТ 18140	25000 кг/ч = = 6,9444 кг/с
Определение предельного номинального перепада давления, приближенного значения модуля			
10. Допустимая потеря давления рпд	П. 9.2.4.1	Не задана, следовательно, условие формулы (9.7) не выполняется	
11. Вспомогательная величина С	Формула (9.5)	$\frac{6,9444}{0,0820625^2 \cdot \sqrt{924,92}} \cdot \frac{4}{\sqrt{2} \cdot 3,14159}$	30,5276
12. Предельный номи- нальный перепад дав- пения $\Delta p_{_{\rm H}}^0$	П. 9.2.4	По ГОСТ 18140-84, раздел 1	0,25 кгс/см ² = = 24516,6 Па

	13. Вспомогательная величина mα14. Приближенное значение модуля m	Формула (9.6), приложение 2 Приложение 2, стр. 41	$\frac{30,5276}{\sqrt{24516,6}}$ $1,3658 \cdot 0,1950 - 0,2912 \cdot 0,1950^2 - 2,2345 \cdot 0,1950^3$	0,1950 0,2369
!	15. Относительная потеря давления П Проверка выполнения	Рисунок 11	Не определяется	
:	условия п. 9.2.5 16. Число Рейнольдса при Q _{макс} , Re _{макс}	Формула (4.12)	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{6,9444 \cdot 9,80665}{0,0820625 \cdot 924,92 \cdot 0,0000057}$	20042
	17. Число Рейнольдса при Q _{мин} , Re _{мин}	Формула (4.12)	4 2,3148 · 9,80665 3,14159 0,0820625 · 924,92 · 0,000057	6681
	18. Граничные значения числа Рейнольдса в зависимости от относительной площади m и типа СУ:			
	Rе _{мин гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{260 - 120}{0,25 - 0,16} \cdot 0,2369 + \frac{0,25 \cdot 120 - 0,16 \cdot 260}{0,25 - 0,16}$	240
11	Rе _{макс гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{50000 - 50000}{0,25 - 0,16} \cdot 0,2369 + \frac{0,25 \cdot 50000 - 0,16 \cdot 50000}{0,25 - 0,16}$	50000 20042 < 50000; 6681 > 240 — условие выполнено, расчет можно продолжить

Продолжение таблицы А.1

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результаг
1	2	3	4
Проверка выполнения условия п. 8.4			
19. Необходимая минимальная длина прямого участка трубопровода: до СУ L ₁ после СУ L ₂	П. 8.4, таблица 7, П. 9.3.7	$L_1 = 14D = 14 \cdot 0,08$ $L_2 = 6D = 6 \cdot 0,08$	1,15 м 1,2 м < 2,0 м 0,49 м 0,5 м < 3,9 м условие выпол нено, расче можно продол жить
20. Наибольший перепад давлений в СУ, соответствующий Q_n , $\Delta p_{\text{макс}}$ Проверка выполнения условий п. 1.6		$\Delta p_{ exttt{ iny MAKC}} = \Delta p_{_{ exttt{ iny H}}}^{0}$	0,25 кгс/см ² 24516,6 Па
21. Отношение перепада давлений κ абсолютному давлению на входе СУ, для воздуха $\kappa = 1,4$	П. 1.6, формула (1.4). Приложение П* Рекомендаций	$\frac{24516,6}{1473335,8}$ $\frac{p_{H\Pi}}{p} \approx 0$	0,017
		$F0 = 2,068 \cdot \exp(-924,92/500) - 0,259$	0,066

			$A = 2 \cdot \left(1 - 0.066 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) \cdot 0.066 - \left(1 - 0.2369^{2}\right) \cdot \left(0 - 0.066\right)^{2}$	0,098	The state of the s
			$B = 4 \cdot 0,066 \cdot \left(0,066 \cdot \frac{1,4}{1,4-1} - 1\right) + 2 \cdot \left(1 - 0,2369^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,066\right) \cdot \left(0 - 0,066\right)$	-0,320	
			$G = 2 \cdot 0,066 \cdot \left(1 - 0,066 \cdot \frac{1,4}{1,4 - 1}\right) - \left(1 - 0,2369^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,066\right)^{2}$	-0,7213	
		Формула (1.5)	$CL = \frac{2 \cdot 0,098}{\sqrt{(-0,320)^2 - 4 \cdot 0,098(-0,7213) - (-0,320)}}$	0,2326	
	Определение вспомога- тельной величины та, искомого значения мо-	Формула (1.4)	1 – 0,2326	0,767 Так как 0,017 < 0,767, расчет продолжаем	
	дуля и геометрических характеристик диафрагмы				!
13	22. Вспомогательная величина mα	Формула (9.13)	$\frac{30,5276}{\sqrt{24516,6}}$	0,1950	

Продолжение таблицы А.1

Определяемая величина	Номера пунктов. формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
23. Искомое значение модуля m для 0,07 < mα < 0,2081	Приложение 2, стр. 41	$1,3658 \cdot 0,1950 - 0,2912 \cdot 0,1950^2 - 2,2345 \cdot 0,1950^3$	0,2369
24. Поправочный множитель K_0 на тепловое расширение материала СУ	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.4), (В.5)	$1 + 10^{-6} \cdot (15,6 + 10^{-3} \cdot 85 \cdot 8,3 - 10^{-6} \cdot 85^{2} \cdot 6,5) \cdot (85 - 20)$	1,0010568
25. Диаметр отверстия диафрагмы d_{20} при температуре $t = 20$ °C	Формула (9.12)	$\frac{0,0820625}{1,0010568}\sqrt{0,2369}$	0,03990 м
Отклонение диаметра Δd_{20}	Формула (6.1)	$\frac{0.1 \cdot 0.03990}{50}$	±0,0000798 м = = ±0,0798 мм
26. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре d	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.4)	0,03990 · 1,0010568	0,039942 m = = 39,942 mm
Определение геометрических характеристик			
27. Длина цилиндрической части «е» отверстия составляет 0,021d независимо от значения m	П. 6.2.3, рисунок 4	0,021 · 39,942	0,84 мм доп. не > ±0,04 мм

28. Глубина скоса Ј, допускаемое отклонение	П. 6.2.4, таблица 5	$m^{0.5} = 0.4867; \ \frac{d}{J} = 9.337; \ J = \frac{39.942}{9.337}$	4,278 мм доп. ±0,170 мм
29. Угол входа F, до- пускаемое отклонение 0,03 · F	П. 6.2.4, таблица 5	F = 32,59°	32,59° доп. ±0,98°
30. Общая толщина диафрагмы Е	П. 6.2.5	0,84 + 4,278 < E < 0,1 · 82,06 5,11 < E < 8,21	Принимаем 7,0 мм доп. ±0,1 мм
Проверка правильности выполнения расчета			
31. Коэффициент рас- хода α	П. 3.2	$0.73095 + 0.2726 \cdot 0.2369 - 0.7138 \cdot 0.2369^{2} + + 5.0623 \cdot 0.2369^{3}$	0,82278
32. Расход, соответствующий наибольшему перепаду давления $\Delta p_{\text{макс}}, \epsilon = 1, Q_{\text{M}}$	Формула (2.1), где пd ² /4	$0,822781 \cdot 1 \cdot \sqrt{2} \cdot \frac{3,14159 \cdot 0,039942^2}{4} \cdot \sqrt{\frac{24516,6}{924,92}}$	6,9427 кг/с
33. Отклонение ΔQ $\Delta Q = \frac{Q_{\text{мп}} - Q_0}{Q_{\text{мп}}} \cdot 100\%$	П. 9.2.14	6,9444 - 6,9427 6,9444	0.026% 0.03% < 0.20%. Отклонение ΔQ от $Q_{\text{макс}}$ менее 0.2%, следова- тельно, расчет
			выполнен пра- вильно

Продолжение таблицы А.1

Определяемая	Номера пунктов,	_	
величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений		
Спонияя	2	3	4
Средняя квадратиче-			
ская относительная по-			
грешность измерения			
расхода _Q			
34. Погрешность коэффициента расхода для диафрагм с коническим	П. 5.2.1	$\sigma_{lpha} = 1$, $0-$ для диафрагм с коническим входом	1,0%
входом σ_{α}			
35. Погрешность поправочного множителя на расширение измеряемой среды σ_{ϵ}	Формула (5.5)	7,5·(1 – 1)	0
$\frac{d\alpha}{dm}$	П. 5.2, приложение 1	Для диафрагмы с коническим входом $0,27-1,43\cdot 0,2369+15,19\cdot 0,2369^2$	0,784
37. Погрешность σ _{d20}	П. 6.1.5	В зависимости от требований к погрешности измерения расхода выбираем в пределах от 0,05 до 0,3%	0,1%
38. Погрешность σ _{D20}	П. 8.3	То же	0,1%

39. Погрешность определения плотности ор	Формула (5.20)	$50\left[\left(\frac{1.5}{962}\right)^{2} + \frac{\left(85 - 20\right)^{2} \cdot 0.00000005^{2} + 0.000554^{2} \cdot 1.8^{2}}{\left[1 - 0.000554 \cdot \left(85 - 20\right)\right]^{2}}\right]^{0.5}$	0.09%
где $\Delta \rho'_1$ — максимальная абсолютная погрешность измерений плотности при $t=20^{\circ}\text{C},$ $\rho_{20}=0.962 \text{ г/cm}^3=$ $=962 \text{ кг/m}^3$		Исходные данные	$0.0015 \text{ r/cm}^3 =$ = 1.5 kg/m ³
Δt — максимальная абсолютная по- грешность измере- ний температуры мазута	Приложение П* Рекомендаций	Зависит от погрешности записи регистрирующего термометра (1%) и погрешности термопреобразователя сопротивления $-1,1^{\circ}$ C. Диапазон измерения $0-120^{\circ}$ C $\Delta_{per}=1,2^{\circ}$ C. $\Delta_{k}=1,1\cdot(1,1^{2}+1,2^{2})^{0.5}=1,8^{\circ}$ C	1,8°C
$\Delta \beta$ — максимальная абсолютная погрешность измерений коэффициента объемного теплового расширения мазута β = 0,000554 для ρ_{20} = 962 кг/м ³	Приложение П* Рекомендаций	Половина единицы разряда последней значащей цифры β	0,0000005

Окончание таблицы А.1

OKUII Taline Tausinii			
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
40. Погрешность измерения перенада давления $\sigma^2_{_{\Lambda P}}$ для	Формула (5.12). Формула (2)* Рекомендаций	$0.25 \left(\frac{100}{100} \cdot \sqrt{1.5^2 + 1.0^2} \cdot 1.1\right)^2 + 0.25 \cdot 0.5^2 + 0.25 \cdot 0.5^2$	1,11%
$Q_{100} = Q_{\text{макс}}$			
41. Средняя квадратическая погрешность измерений массового расхода $\sigma_{\rm Q100}$	Рекомендаций	$[1^{2} + 0 + 4 \cdot \left(\frac{0,784 \cdot 0,2369}{0,82278} + 1\right)^{2} \cdot 0,1^{2} + 4 \cdot \left(\frac{0,2369 \cdot 0,784}{0,82278}\right)^{2} \cdot 0,1^{2} + 0,25 \cdot 0,09 \cdot 1,11 + 1,1^{2} + 0 + 0]^{0.5}$	1,84%
42. Предельная относительная погрешность измерений расхода δ_{Q100}	Формула (5.1). Формула (3)* Рекомендаций	2 · 1,84	3,68%

Расчет выполнил			
	(подпись)	(инициалы, фамилия)	
Заключение:	Диаметр отверстия	диафрагмы соответствует задан:	ным парамстрам.
Калибровщик			
	(подпись)	(инициалы, фамилия)	(дага)

Приложение Б (справочное)

ПРИМЕР РАСЧЕТА СОПЛА «ЧЕТВЕРТЬ КРУГА»

- 1. Исходные данные:
- измеряемая среда мазут марки M100;
- наибольший измеряемый массовый расход $Q_{\text{макс}} = 28000 \text{ кг/ч} = 7,7778 \text{ кг/с}$;
- наименьший измеряемый массовый расход $Q_{\text{мин}} = 9600 \text{ кг/ч} = 2,6667 \text{ кг/с};$
- температура измеряемой среды t = 130°C = 403,15 K:
- избыточное давление перед СУ $p_{\text{u}} = 35 \text{ кгс/см}^2 = 3432327,5 \ \Pi a;$
- барометрическое давление $p_6 = 760$ мм рт. ст. = 101324,7 Па;
- внутренний диаметр трубопровода $D_{20} = 100$ мм = 0.1м;
- перепад давления $\Delta p = 2500 \text{ кгс/м}^2 = 24516,6 \text{ Па};$
- плотность при t = 20°C $\rho_{20} = 0.945$ г/см³ = 945 кг/м³.

Плотность измеряется пикнометром ПЖ2, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 3900-85 [3] не превышает 0.0024 г/см^3 ;

– кинематическая вязкость при t = 80°C $v_{80} = 97$ мм²/с = $9.7 \cdot 10^{-5}$ м²/с.

Вязкость измеряется вискозиметром Гепплера, погрешность измерения не превышает 0.5%:

- материал СУ сталь 12X18Н9Т;
- материал трубопровода сталь 20;
- длина прямого участка трубопровода до СУ (одно колено) 1,6 м;
- длина прямого участка трубопровода после СУ (одно колено) 1,0 м;
- температура окружающего воздуха t = 35°C;
- напряжение питания сети V = 231B.
- 2. Определить геометрические характеристики сопла «четверть круга»и среднюю квадратическую относительную погрешность измерения массового расхода. Расчет приведен в таблице Б.1. В графе 2 таблицы Б.1 указаны номера пунктов, формул, таблиц, приложений по РД 50-411-83 [5]. Обозначенные * соответствуют ГОСТ 8.563.1(2)-97 [1], [2], настоящим Рекомендациям и другим НД. Некоторые пояснения к расчету приведены в приложении П Рекомендаций.

Таблица Б.1

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Определение недостающих для расчета данных			
1. Абсолютное давление потока мазута р _а	П. 4.1.1	3432327.5 + 101324,7	3533652 Па
2. Поправочный множитель на тепловое расширение материала трубопровода K_r	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.2), (В.5)	$\begin{vmatrix} 1 + 10^{-6} \cdot (11,1 + 10^{-3} \cdot 130 \cdot 7,7 - 10^{-6} \cdot 130^{2} \cdot 3,4) \times \\ \times (130 - 20) \end{vmatrix}$	1,0013248
3. Внутренний диаметр трубопровода D при температуре t	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.2)	0,1 · 1,0013248	0,10013248 м
4. Плотность мазута в рабочих условиях р	Приложение К*, таблица К.1 Рекомендаций	При $\rho = 0.9450 \gamma = 0.000581$, тогда $\rho_4^{50} = 0.9450 - 0.000581 \cdot (50 - 20)$	0,9276 г/см ³
		При $\rho = 0,9276$ $\gamma = 0,000607$, тогда $\rho_4^{80} = 0,9276 - 0,000607 \cdot (80 - 50)$	0,9094 г/см ³
		При $\rho = 0,9094$ $\gamma = 0,000633$, тогда $\rho_4^{110} = 0,9094 - 0,000633 \cdot (110 - 80)$	0,8904 г/см ³
		При $\rho = 0.8904 \ \gamma = 0.000647,$ тогда $\rho_4^{130} = 0.8904 - 0.000647 \cdot (130 - 110)$	0,8775 г/см ³ (877,5 кг/м ³)

5. Кинематическая вязкость мазуга в рабочих условиях v	Приложение Л*, рисунок Л.1 Рекомендаций	V ₁₃₀	$\begin{vmatrix} 15.8 \text{ mm}^2/\text{c} = \\ = 1.58 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{c} \end{vmatrix}$
Выбор типа и разновидности дифференциального маномстра			
6. Тип и разновидность дифференциального	П. 9.2.3	Преобразователь измерительный «Сапфир»	Класс точности 0,25
манометра		Вторичный прибор КСУ-4	Класс точности 0,5; погрешность записи ±0,5%; погрешность хода диаграммы ±0.5%
		Блок питания и корнеизвлечения БПК-40	Погрешность ±0,25%
7. Тип и разновидность термометра		Термопреобразователь сопротивления ТСМУ-055 с пределом измерения от 0 до 150°С с унифицированным выходным сигналом от 0 до 5 mA Вторичный прибор КСУ-4 с пределом измерения от 0	Погрешность ±0,5% Класс точности
0.7		до 150°С	0,5; погрешность записи ±0,5%
8. Тип и разновидность: манометра		Преобразователь измерительный «Сапфир-22ДИ» с пределом измерений 40 кгс/см ²	Класс точности 0,5

Продолжение таблицы Б.1

Продолжение табл			
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
		Вторичный прибор КСУ-4	Класс точности 0,5; погрешность записи ±0,5%
барометра		МД-49-А, диапазон измерений от 610 до 790 мм рт. ст.	Максимальная абсолютная погрешность 1 мм рт. ст. = = 1,3595 · 10 ⁻³ кгс/см ²
9. Верхний предел измерений дифференциального манометра Q _{мп}	П. 9.2.3	По ГОСТ 18140	32000 кг/ч = = 8,8889 кг/с
Определение приближенного значения модуля			
10. Допустимая потеря давления р _{ПД} не задана, следовательно, условия формулы (9.7) не выполняются			

11. Вспомогательная	Формула (9.5)	8,8889 4	26.0445
величина С		$0,10013248^2 \cdot \sqrt{877,5} \cdot \sqrt{2 \cdot 3,14159}$	26,9445
12. Предельный номинальный перепад давлений $\Delta p_{_{\rm H}}^{^0}$	П. 9.2.4	По ГОСТ 18140	0,4 кгс/см ² = = 39226,6 Па
13. Вспомогательная величина mα	Формула (9.6), приложение 2	$\frac{26,9445}{\sqrt{24516,6}}$	0,1721 0,12 < 0,17 < 0
14. Приближенное зна- чение модуля m	Приложение 2, стр. 41	$\begin{vmatrix} -0.0111 + 1.5239 \cdot 0.1721 - 1.4744 \cdot 0.1721^2 + \\ +0.8919 \cdot 0.1721^3 \end{vmatrix}$	0,212 0,10 < m < 0,5
Проверка выполнения условия п. 9.2.5			
15. Число Рейнольдса	Формула (4.12).	4 7,7778 • 9,80665	69953
при Q _{макс} , Re _{макс}	Приложение П* Рекомендаций	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{7,7778 \cdot 9,80665}{0,10013248 \cdot 877,5 \cdot 1,58 \cdot 10^{-5}}$	
16. Число Рейнольдса	То же	4 2,6667 · 9,80665	23984
при Q _{мин} , Re _{мин}		$3,14159 0,10013248 \cdot 877,5 \cdot 1,58 \cdot 10^{-5}$	
17. Граничные значения числа Рейнольдса в зависимости от относительной площади m и типа СУ:			

Продолжение таблипы Б.1

Продолжение таб.	лицы Б.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Re _{макс гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{80000 - 45000}{0,2 - 0,1} \cdot 0,212 + \frac{0,2 \cdot 45000 - 0,1 \cdot 80000}{0,2 - 0,1}$	84200
Rеминтр Проверка выполнения условия п. 8.4	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{2300 - 2000}{0,2 - 0,1} \cdot 0,212 + \frac{0,2 \cdot 2000 - 0,1 \cdot 2300}{0,2 - 0,1}$	2336 69953 < 84200; 23984 > 2336 — условие выпол- нено, расчет можно продол- жить
18. Необходимая минимальная длина прямого участка трубопровода: до СУ L ₁ после СУ L ₂	П. 8.4, таблица 7, П. 9.3.7	$L_1 = 14D = 14 \cdot 0,10013248$ $L_2 = 6D = 6 \cdot 0,10013248$	1,4 м 1,4 м < 1,6 м 0,6 м 0,6 м < 1,0 м — условие
19. Наибольший перепад давления в СУ, соответствующий Q _п , $\Delta p_{\text{макс}}$	П. 4.2, формула (4.2)	$\Delta p_{ ext{Makc}} = \Delta p_{ ext{H}}^0$	выполнено 2500 кгс/м ² = = 24516,6 Па

Проверка выполнения условий п. 1.6	П. 1.6, формулы (1.4), (1.5)	<u>24516,6</u> <u>3533652</u>	0.0069
20. Отношение перепада давлений к абсолютному давлению на входе СУ, для воздуха $x=1,4$	Приложение П* Рекомендаций	$\frac{p_{HII}}{p} \approx 0$ $F0 = 2,068 \cdot \exp(-877,5/500) - 0,259 =$ $= 2,068 \cdot e^{-1.755} - 0,259 = 2,068 \cdot 0,173 - 0,259$	0,099
		$A = 2\left(1 - 0.099 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) \cdot 0.099 - $ $-(1 - 0.212^{2}) \cdot (0 - 0.099)^{2}$	0,1196
		$B = 4 \cdot 0,099 \cdot \left(0,099 \cdot \frac{1,4}{1,4-1} - 1\right) + + 2 \cdot \left(1 - 0,212^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,099\right) \cdot \left(0 - 0,099\right)$	-0,4292
		$G = 2 \cdot 0.099 \cdot \left(1 - 0.099 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) - \left(1 - 0.212^{2}\right) \cdot \left(1 - 0.099\right)^{2}$	-0,6459
	Формула (1.5)	CL = $\frac{2,0 \cdot 0,1196}{\sqrt{(-0,4292)^2 - 4 \cdot 0,1196 \cdot (-0,6459) - (-0,4292)}}$	0,2491

Продолжение таблицы Б.:

Продолжение таблицы Б.1					
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат		
1	2	3	4		
	Формула (1.4)	1 – 0,2491	0,7509. Так как 0,0111 < 0,7509, расчет продолжаем		
Определение вспомогательной величины ma, искомого значения модуля и геометрических характеристик сопла					
21. Вспомогательная величина mα	Формула (9.13)	$\frac{26,9445}{\sqrt{24516,6}}$	0,1721		
22. Искомое значение модуля m для $0,12 < m\alpha < 0,497$	Приложение 2, стр. 41	$-0.0111 + 1.5239 \cdot 0.1721 - 1.4744 \cdot 0.1721^{2} + 0.8919 \cdot 0.1721^{3}$	0,212		
23. Поправочный множитель K_0 на тепловое расширение материала CY	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.4), (В.5)	$1 + 10^{-6} \cdot (15,6 + 10^{-3} \cdot 130 \cdot 8,3 - 10^{-6} \cdot 130^{2} \cdot 6,5) \times \times (130 - 20)$	1,0018226		
24. Диаметр отверстия сопла d_{20} при температуре $t=20^{\circ}C$	Формула (9.12)	$\frac{0,10013248}{1,0018226} \cdot \sqrt{0,212}$	0,046021 м		

Отклонение диаметра Δd_{20}	Формула (6.1)	$\frac{0,05 \cdot 0,041356}{50}$	<u>+</u> 0,000046 м = = <u>+</u> 0,046 мм
25. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре d	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.4)	0,046021 · 1,0018226	0,046105 m = = 46,105 mm
26. Значение радиуса г	II. 6.4.2, рисунок 6	$r/d = 0.12; r = 0.12 \cdot 46.105$	5,53 мм доп. ±0,05 мм
27. Оптимальная толщина диска сопла Е	П. 6.4.5	$E = 0.1D = 0.1 \cdot 100 \text{ mm}$	10 мм
Проверка правильности выполнения расчета			
28. Коэффициент рас- хода α	П. 3.2	$0,7772 - 0,2137 \cdot 0,212 + 2,0437 \cdot 0,212^2 - 1,2664 \cdot 0,212^3$	0,8117
29. Расход, соответствующий наибольшему перепаду давления, $\Delta p_{\text{макс}}, \epsilon = 1, Q_{\text{м}}$	Формула (2.1)	$0.8117 \cdot 1 \cdot \sqrt{2} \cdot \frac{3.14159 \cdot 0.046105^{2}}{4} \sqrt{24516.6 \cdot 877.5}$	8,88894 кг/с
30. Отклонение ΔQ $\Delta Q = \frac{Q_{\text{мп}} - Q_{\text{м}}}{Q_{\text{м}\Pi}} \cdot 100\%$	П. 9.2.14	$\frac{8,88894 - 8,8889}{8,8889} \cdot 100\%$	$0,00045\%$ $0,00045\% < 0,2\%$ Отклонение Δ От $Q_{\text{мп}}$ мене $0,2\%$, следова тельно, расче выполчен пра

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
	приложении 2	3	4
Средняя квадратическая относительная погрешность измерения расхода 31. Погрешность коэф-	П. 5.2.1		1,0
фициента расхода для сопла «четверть круга» σ_{α}			
32. Погрешность поправочного множителя на расширение измеряемой среды σ_{ϵ} , $\sigma_{\epsilon}=0$ (для жидкостей)			0
33. Отношение $\frac{d\alpha}{dm}$	П. 5.2, приложение 1	$-0.21 + 4.09 \cdot 0.1712 - 3.8 \cdot 0.1712^{2}$	0,379
34. Погрешность σ _{d20}	П. 6.1.5	В зависимости от требований к погрешности измерения расхода выбираем в пределах от 0,05% до 0,3%	0,05%
35. Погрешность σ_{D20}	П. 8.3	То же	0,05%

36. Погрешность определения плотности σρ	Формула (5.20)	$ 50 \left[\left(\frac{2,4}{945} \right)^2 + \frac{\left(130 - 20 \right)^2 \cdot 0,00000005^2 + 0,000615^2 \cdot 1,2^2}{\left[1 - 0,000615 \left(130 - 20 \right) \right]^2} \right]^{0,5} $	0,13%
37. Погрешность измерения перепада давления $\sigma^2_{_{\Lambda}\Lambda P}$ для $Q=0.7Q_{\text{макс}}$	Формула (5.12). Формула (2)* Рекомендаций	$0.25 \left(\frac{8.8889}{6.2222} \cdot \sqrt{0.25^2 + 0.25^2 + 0.5^2} \cdot 1.1 \right)^2 + 0.25 \cdot 0.5^2 + 0.25 \cdot 0.5^2$	0,35%
38. Погрешность планиметрирования σ_{nn}	Журнал «Измерительная техника»*, 1982, № 8		1,1%
39. Погрешность, вносимая измерительными сосудами, σ_{pc}	Приложение А* РД 153-34.0-11.326-00		0%
40. Погрешность измерения от изменения влияющих величин	РД 153-34.0-11.201-97	$\sqrt{0,16^2+0^2}$	0,16
σ _{χξ} , где – дополнительная погрешность: КСУ4 – вносимая отклонением температуры окружающего воздуха от 20±2°C на 15°C (35°C) δ _{C1,1}	таблица 5*	$0.1 \cdot \frac{35 - 22}{10}$	0,13%

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
	2	3	4
КСУ4 — от изменения напряжения питания от 220 В на 10% (242 В) $\delta_{C2;1}$	П. 1.2.2* ТО 3.9026-171		0,25%
 среднее квадратиче- ское отклонение допол- нительной погрешно- сти: 			
КСУ4 — вносимая от- клонением температуры окружающего воздуха $\sigma_{[\delta^{-1}]}$	Формула (3.23)* ТО 3.9026-171	$\frac{0,13}{\sqrt{3}}$	0,075%
КСУ4 – от изменения напряжения питания $\sigma_{[\delta-2-1]}$	Формула (3.23)* ТО 3.9026-171	$\frac{0,25}{\sqrt{3}}$	0,14%
— среднее квадратическое отклонение дополнительной погрешности:			
КСУ4 σ _[δξ1]	Формула (3.21)* ТО 3.9026-171	$\sqrt{0.075^2 + 0.14^2}$	0,16%
Сапфир 22М			0%

41. Средняя квадратическая погрешность измерений массового расхода σ_Q	Формула (5.2). Формула (1)* Рекомендаций	$\left[1^{2} + 0 + 4 \cdot \left(0,397 \cdot \frac{0,1712}{0,7942} + 1\right)^{2} \cdot 0,05^{2} + 4 \cdot \left(\frac{0,1712}{0,7942} \cdot 0,379\right)^{2} \cdot 0,05^{2} + 0,25 \cdot 0,13^{2} + 0,35 + 1,1^{2} + 0 + 0,16^{2}]^{0,5} = \left[1 + 0 + 0,0117 + 0,000067 + 0,00423 + 0,35 + 1,21 + 0 + 0,0256]^{0,5}\right]$	1,61%
42. Предельная относительная погрешность измерений расхода $\delta_{\rm Q70}$	Формула (5.1). Формула (3)* Рекомендаций	2 · 1,61	3,22%

Расчет выполнил			
	(подпись)	(инициалы, фамилия)	
Заключение:	Площадь отверстия д	иафрагмы соответствует зад	анным параметрам
Калибровщик	(подпись)	(инициалы, фамилия)	(дата)

Приложение В (справочное)

ПРИМЕР РАСЧЕТА ЦИЛИНДРИЧЕСКОГО СОПЛА

- 1. Исходные данные:
- измеряемая среда мазут марки M100;
- наибольший измеряемый массовый расход $Q_{\text{макс}} = 28000 \text{ кг/ч} = 7,7778 \text{ кг/с}$;
- наименьший измеряемый массовый расход $Q_{\text{мин}} = 9000 \text{ кг/ч} = 2,500 \text{ кг/с}$;
- температура измеряемой среды t = 120°C = 393,15 K;
- избыточное давление перед СУ $p_H = 25 \text{ кгс/см}^2 = 2451662,5 \ \Pi a;$
- барометрическое давление $p_6 = 760$ мм рт. ст. = 101324,7 Па;
- внутренний диаметр трубопровода $D_{20} = 100$ мм = 0,1 м;
- перепад давления $\Delta p = 1 \text{ кгс/см}^2 = 98066,5 \text{ Па};$
- плотность при t = 20°C $\rho_{20} = 0.955$ г/см³ = 955 кг/м³.

Плотность измеряется пикнометром ПЖ2, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 3900-85 [3] не превышает 0,0024 г/см³;

- кинематическая вязкость при t = 80°C $v_{80} = 140$ мм²/c = 1,4 10^{-4} м²/c.

Вязкость измеряется вискозиметром Гепплера, погрешность измерения не превымиет 0.5%;

- материал СУ сталь 12X18H9T;
- материал трубопровода сталь 20;
- длина прямого участка трубопровода до СУ (тройник) 1,5 м;
- длина прямого участка трубопровода после СУ (одно колено) 1,0 м.
- 2. Определить геометрические характеристики цилиндрического сопла и среднюю квадратическую относительную погрешность измерения массового расхода. Расчет приведен в таблице В.1. В графе 2 таблицы В.1 указаны номера пунктов, формул, таблиц, приложений по РД 50-411-83 [5]. Обозначенные * соответствуют ГОСТ 8.563.1(2)-97 [1], [2], настоящим Рекомендациям и другим НД. Некоторые пояснения к расчету приведены в приложении П Рекомендаций.

Таблица В.1

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
определение недос-	2	3	4
Определение недостающих для расчета данных			
1. Абсолютное давление потока мазута p_a	П. 4.1.1	2451662,5 + 101324,7	2552987,2 Па
2. Поправочный множитель на тепловое распирение материала трубопровода $K_{\scriptscriptstyle T}$	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.2), (В.5)	$ \begin{vmatrix} 1 + 10^{-6} \cdot (11,1 + 10^{-3} \cdot 120 \cdot 7,7 - 10^{-6} \cdot 120^{2} \cdot 3,4) \times \\ \times (120 - 20) \end{vmatrix} $	1,0011975
3. Внутренний диаметр трубопровода D при температуре t	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.4)	0,1·1,0011975	0,10012 м
4. Плотность мазута в рабочих условиях р	Приложение К*, таблица К.1 Рекомендаций	При $\rho = 0.955 \gamma = 0.000567$, тогда $\rho_4^{50} = 0.9550 - 0.000567 \cdot (50 - 20)$	0,9380 r/cm ³
		При $\rho=0.9380$ $\gamma=0.000594$, тогда $\rho_4^{80}=0.9380-0.000594\cdot(80-50)$	0,9202 г/см ³
		При $\rho=0,9202$ $\gamma=0,000607,$ тогда $\rho_4^{110}=0,9202\text{-}0,000607\cdot(110-80)$	0,9020 г/см ³
		При $\rho=0,9020$ $\gamma=0,000633,$ тогда $\rho_4^{120}=0,9020-0,000633\cdot(120-110)$	0,8956 г/см ³ (895,6 кг/м ³)

Продолжение таблицы В.1					
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат		
1	2	3	4		
5. Кинематическая вязкость мазута в рабочих условиях v Выбор гипа и разновидности дифференциального манометра	Приложение Л*, рисунок Л.1 Рекомендаций	V ₁₂₀	$\frac{26 \text{ mm}^2/\text{c}}{= 2,6 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{c}}$		
6. Тип и разновидность дифференциального манометра	П. 9.2.3	Преобразователь измерительный «Сапфир» Вторичный прибор КСУ-4	Класс точности 0,5 Класс точности 0,5; погрешность записи ±0,5%; погрешность хода диаграммы ±0,5%		
7. Тип и разновидность термометра		Блок питания и корнеизвлечения БПК-40 Термопреобразователь сопрогивления ТСМУ-055 с пределом измерения от 0 до 150°С с унифицированным выходным сигналом от 0 до 5 mA Вторичный прибор КСУ-4 с пределом измерения от 0 до 150°С	Погрешность ±0,25% Погрешность ±0,5% Класс точности 0,5; погрешность записи ±0,5%		

8. Тип и разновидность: манометра барометра		Преобразователь измерительный «Сапфир-22ДИ» с пределом измерений 40 кгс/см ² Вторичный прибор КСУ-4 МД-49-А, диапазон измерений от 610 до 790 мм рт. ст.	Класс точности 0,5; погрешность записи $\pm 0,5\%$ Максимальная абсолютная погрешность 1 мм рт. ст. = $= 1,3595 \ 10^3 \ \text{krc/cm}^2$
9. Верхний предел измерений дифференциального манометра $Q_{\text{мп}}$	П. 9.2.3	По ГОСТ 18140	32000 кг/ч = = 8,8889 кг/с
Определение приближенного значения мо- дуля			
10. Допустимая потеря давления $p_{\Pi A}$ не задана, следовательно, условия формулы (9.7) не выполняются			
11. Вспомогательная величина С	Формула (9.5)	$\frac{8,8889}{0,10012^2 \cdot \sqrt{895,6}} \cdot \frac{4}{\sqrt{2} \cdot 3,14159}$	26,6775
12. Предельный номинальный перепад давления $\Delta p_{_{\rm H}}^{^0}$	П. 9.2.4	По ГОСТ 18140	1 кгс/см ² = = 98066,5 Па

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
I I	2	3	4
13. Вспомогательная величина mα	Формула (9.6), приложение 2	$\frac{26,6775}{\sqrt{98066,5}}$	0,0852 0,008 < 0,085 < 0,453
14. Приближенное зна- чение модуля m	Приложение 2, стр. 41	$\begin{vmatrix} 1,2486 \cdot 0,0852 + 0,0279 \cdot 0,0852^2 - \\ -1,6328 \cdot 0,0852^3 + 1,6979 \cdot 0,0852^4 \end{vmatrix}$	0,1056
Проверка выполнения условия п. 9.2.5			
15. Число Рейнольдса при Q _{макс} , Rе _{макс}	Формула (4.12). Приложение П* Рекомендаций	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{7,7778 \cdot 9,80665}{0,10012 \cdot 895,6 \cdot 2,6 \cdot 10^{-5}}$	41656
16. Число Рейнольдса при Q _{мин} , Rе _{мин}	То же	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{2,6667 \cdot 9,80665}{0,10012 \cdot 895,6 \cdot 2,6 \cdot 10^{-5}}$	14284
17. Граничные значения числа Рейнольдса в зависимости от относительной площади т и типа СУ:			
Re _{макс гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{60000 - 40000}{0,15 - 0,10} \cdot 0,1056 + \frac{0,15 \cdot 40000 - 0,1 \cdot 60000}{0,15 - 0,10}$	42240

Reмин гр	Формула (3.1),	2000 - 1600 0,1056 0,15 · 1600 - 0,1 · 2000	1644
	таблица 3	$\frac{2000 - 1600}{0,15 - 0,10} \cdot 0,1056 + \frac{0,15 \cdot 1600 - 0,1 \cdot 2000}{0,15 - 0,10}$	41656 < 42240;
1			14284 > 1644 -
1			условие выпол-
			нено, расчет
			можно продол-
Проверка выполнения условия п. 8.4			жить
18. Необходимая мини-	II. 8.4, таблица 7,		
мальная длина прямого	п. 9.3.7		
участка трубопровода:			
до СУ L1		$L_1 = 10D = 10 \cdot 0{,}10012$	1,0 м
0.11			1,0 m < 1,5 m 0,5 m
после СУ L2		$L_2 = 5D = 5 \cdot 0,10012$	$\begin{vmatrix} 0.5 \text{ M} \\ 0.5 \text{ M} < 1.0 \text{ M} - \end{vmatrix}$
			условие
			выполнено
19. Наибольший пере-		$\Delta p_{MaKC} = \Delta p_{H}^0$	1 кгс/см ² =
пад давления в СУ, со-	формула (4.2)		= 98066,5 Πa
ответствующий Q _п ,			
Δр _{макс}			
20. Отношение перепа-	П. 1.6,	98066,5	0,0384
да давлений к абсолют-	формула (1.3).	2552987,2	, -,
ному давлению на	Приложение П*	,	
входе СУ, для воздуха	Рекомендаций		
x = 1,4			

Продолжение табл	ицы В.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Проверка выполнения условий п. 1.6	-	$\frac{p_{\text{mn}}}{p} \approx 0$ $F0 = 2,068 \cdot \exp(-895,6/500) - 0,259 =$ $= 2,068 \cdot e^{-1,791} - 0,259 = 2,068 \cdot 0,1668 - 0,259$ $A = 2 \cdot \left(1 - 0,0859 \cdot \frac{1,4}{1,4-1}\right) \cdot 0,0859 -$ $- (1 - 0,1056^2) \cdot (0 - 0,0859)^2$ $B = 4 \cdot 0,0859 \cdot \left(0,0859 \cdot \frac{1,4}{1,4-1} - 1\right) +$ $+ 2 \cdot \left(1 - 0,1056^2\right) \cdot \left(1 - 0,0859\right) \cdot \left(0 - 0,0859\right)$	0,0859 0,1128 -0,3956
		$G = 2 \cdot 0.0859 \cdot \left(1 - 0.0859 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) - \left(1 - 0.1056^{2}\right) \cdot \left(1 - 0.0859\right)^{2}$	-0,7062
	Формула (1.5)	CL = $\frac{2,0 \cdot 0,1128}{\sqrt{(-0,3956)^2 - 4 \cdot 0,1128(-0,7062)} - (-0,3956)}$	0,2079

Определение вспомога-	Формула (1.3)	0,57 · (1 – 0,2079)	0,4515. Так как 0,0384 < 0,4515, расчет продолжаем
тельной величины ma, искомого значения мо- дуля и геометрических характеристик сопла			
21. Вспомогательная величина mα	Формула (9.13)	$\frac{26,6775}{\sqrt{98066,5}}$	0,0852
22. Искомое значение модуля m для 0,008 < mα < 0,4518	Приложение 2, стр. 41	$\begin{vmatrix} 1,2486 \cdot 0,0852 + 0,0279 \cdot 0,0852^{2} - \\ -1,6328 \cdot 0,0852^{3} + 1,6979 \cdot 0,0852^{4} \end{vmatrix}$	0,10566
23. Поправочный множитель K_0 на тепловое расширение материала CY	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.4), (В.5)	$\begin{vmatrix} 1 + 10^{-6} \cdot (15,6 + 10^{-3} \cdot 120 \cdot 8,3 - 10^{-6} \cdot 120^{2} \cdot 6,5) \times \\ \times (120 - 20) \end{vmatrix}$	1,0016502
24. Диаметр отверстия сопла d_{20} при температуре $t = 20$ °C	Формула (9.12)	$\frac{0,100120}{1,0016502} \cdot \sqrt{0,10566}$	0,032491 м
Отклонение диаметра Δd_{20}	Формула (6.1)	$\frac{0,05 \cdot 0,32491}{50}$	$\begin{vmatrix} \pm 0.000032 \text{ M} = \\ = \pm 0.032 \text{ MM} \end{vmatrix}$

Продолжение табл	ицы В.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
25. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре d	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.4)	0,032491 · 1,0016502	0,0325446 м
26. Длина цилиндриче- ского сопла z	П. 6.3.1, рисунок 4	z/d = 1.8; $m = 0.10566$:	0.058 m = 58 mm
Допускаемое отклонение		$z = 1.8 \cdot 0.0325446$	допуск. ±0,02 · 58 ≈ ≈ 1,2 мм
27. Конусообразность цилиндрической части сопла	П. 6.3.2	z/2000	0,03 мм
28. Толщина несимметричного цилиндрического сопла Е	П. 6.3.3	$E = 0.1 \cdot D_{20} = 0.1 \cdot 100 \text{ mm}$	10 мм
Проверка правильности выполнения расчета			
29. Коэффициент расхода α	П. 3.2	$ 0,80017 - 0,01801 \cdot 0,10566 + 0,7022 \cdot 0,10566^{2} - \\ -0,322 \cdot 0,10566^{3} $	0,80493

30. Расход, соответст- вующий наибольшему перепаду давления	Формула (2.1)	$0,80493 \cdot 1 \cdot \sqrt{2} \cdot \frac{3,14159 \cdot 0,0325446^2}{4} \sqrt{98066,5 \cdot 895,6}$	8,8774 кг/с
$\Delta p_{\text{макс}}, \epsilon = 1, Q_{\text{м}}$ 31. Отклонение ΔQ $\Delta Q = \frac{Q_{\text{ми}} - Q_{\text{м}}}{Q_{\text{мп}}} \cdot 100\%$	П. 9.2.14	8,8889 - 8,8774 8,8889 · 100%	0,129% 0,1% < 0,2%. Отклонение ΔQ от Q _{мп} менее 0,2%, следова- тельно, расчет выполнен пра-
Средняя квадратическая относительная погрешность измерения расхода			вильно
32. Погрешность коэффициента расхода для цилиндрических сопл	П. 5.2.1		1,0
33. Погрешность по- правочного множителя на расширение изме-	Формула (5.3)		
ряемой среды σ_{ϵ} , $\sigma_{\epsilon} = 0$ (для жидкостей)	Π 4.5 3		0
$\frac{d\alpha}{dm}$	П 5.2, приложение 1	$-0.02 + 1.40 \cdot 0.10566 - 0.97 \cdot 0.10566^{2}$	0,1171
35. Погрешность σ_{d20}	П. 6.1.5	В зависимости от требований к погрешности измере-	0,05%
36. Погрешность σ _{D20}	П 8.3	ния расхода выбираем в пределах от 0,05% до 0,3% То же	0,05%

Окончание таблины В.1

Окончание таблиг	(ы В. 1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
37. Погрешность определения плотности σρ	Формула (5.20)	$50 \cdot \left[\left(\frac{2,4}{955} \right)^2 + \frac{\left(120 - 20 \right)^2 \cdot 0,0000005^2 + 0,000594^2 \cdot 1,2^2}{\left[1 - 0,000594 \cdot \left(120 - 20 \right) \right]^2} \right]^{0.5}$	0,13%
38. Погрешность измерения перепада давления $\sigma^2_{\chi^{\Delta p}}$ для $Q_{70}=0,7Q_{\text{макс}}$	Формула (5.12). Формула (2)* Рекомендаций	$0,25 \cdot \left(\frac{8,8889}{6,2222} \cdot \sqrt{0,25^2 + 0,5^2 + 0,5^2} \cdot 1,1\right)^2 + \\ + 0,25 \cdot 0,5^2 + 0,25 \cdot 0,5^2$	0,49%
39. Средняя квадратическая погрешность измерений массового расхода σ_{Q70}	Формула (5.2). Формула (1)* Рекомендаций	$[1+0+4\cdot\left(0,1171\cdot\frac{0,10566}{0,80493}+1\right)^{2}\cdot0,05^{2}+$ $+4\cdot\left(\frac{0,10566}{0,80493}\cdot0,1171\right)^{2}\cdot0,05^{2}+0,25\cdot0,13^{2}+0,49+1,1^{2}+0+0]^{0.5}$	1,65%
40. Предельная относительная погрешность измерений расхода δ_{Q70}	Формула (5.1). Формула (3)* Рекомендаций	2 · 1,65	3,3%

Расчет выполнил	(подпись) (инициалы, фамилия)
Заключение:	Площадь отверстия диафрагмы соответствует заданным параметрам.
Калибровщик	(подпись) (инициалы, фамилия) (дата)

Приложение Г (справочное)

ПРИМЕР РАСЧЕТА ДВОЙНОЙ ДИАФРАГМЫ

- 1. Исходные данные:
- измеряемая среда мазут марки M100:
- наибольший измеряемый массовый расход $Q_{\text{макс}} = 50000 \text{ кг/ч} = 13,8898 \text{ кг/с};$
- наименьший измеряемый массовый расход $Q_{\text{мин}} = 15000 \text{ кг/ч} = 4,1667 \text{ кг/с};$
- температура измеряемой среды t = 120 °C = 393,15 K;
- избыточное давление перед СУ $p_n = 25 \text{ krc/cm}^2 = 2451662,5 \ \Pi a$;
- барометрическое давление $p_6 = 760$ мм рт. ст. = 101324,7 Па;
- внутренний диаметр трубопровода $D_{20} = 99$ мм = 0,099 м;
- перепад давления $\Delta p = 0.63 \text{ кгс/см}^2 = 61781,89 \text{ Па};$
- плотность при t = 20°C $\rho_{20} = 0.940 \text{ г/см}^3 = 940 \text{ кг/м}^3$.

Плотность измеряется пикнометром ПЖ2, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 3900-85 [3] не превышает 0.0024 г/см^3 ;

– кинематическая вязкость при t = 80°C $v_{80} = 103$ мм²/c = 1,030 10^{-4} м²/c.

Вязкость измеряется вискозиметром Гепплера, погрешность измерения не превышает 0,5%;

- материал СУ сталь 12Х18Н9Т;
- материал трубопровода сталь 20;
- длина прямого участка трубопровода до СУ (одно колено) 2,5 м;
- длина прямого участка трубопровода после СУ (одно колено) 1,0 м.
- 2. Определить геометрические характеристики двойной диафрагмы и среднюю квадратическую относительную погрешность измерения массового расхода. Расчет приведен в таблице Г.1. В графе 2 таблицы Г.1 указаны номера пунктов, формул, таблиц, приложений по РД 50-411-83 [5]. Обозначенные * соответствуют ГОСТ 8.563.1(2)-97 [1], [2], настоящим Рекомендациям и другим НД. Некоторые пояснения к расчету приведены в приложении П Рекомендаций.

Таблица Г.1

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Определение недостающих для расчета данных			
1. Абсолютное давление потока мазута ра	П. 4.1.1	2451662,5 + 101324,7	2552987,2 Па
2. Поправочный множитель на тепловое расширение материала трубопровода $K_{\scriptscriptstyle T}$	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.2), (В.5)	$ \begin{vmatrix} 1 + 10^{-6} \cdot (11, 1 + 10^{-3} \cdot 120 \cdot 7, 7 - 10^{-6} \cdot 120^{2} \cdot 3, 4) \times \\ \times (120 - 20) \end{vmatrix} $	1,0011975
3. Внутренний диаметр трубопровода D при температуре t	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.2)	0,099 · 1,0011975	0,0991186 м
4. Плотность мазута в рабочих условиях р	Приложение К*, таблица К.1 Рекомендаций	При $\rho = 0.940 \ \gamma = 0.000581$, тогда $\rho_4^{50} = 0.940 - 0.000581 \cdot (50 - 20)$	0,923 г/см ³
		При $\rho = 0.923 \ \gamma = 0.000607$, тогда $\rho_4^{80} = 0.923 - 0.000607 \cdot (80 - 50)$	0,905 г/см ³
:		При $\rho = 0.905 \ \gamma = 0.000633$, тогда $\rho_4^{110} = 0.905 - 0.000633 \cdot (110 - 80)$	0,886 г/см ³
		При $\rho = 0.886 \ \gamma = 0.000660$, тогда $\rho_{4}^{120} = 0.886 - 0.000660 \cdot (120 - 110)$	0,879 г/см ³ (879,0 кг/м ³)

5. Кинематическая вяз- кость мазута в рабочих условиях v	Приложение Л*, рисунок Л.1 Рекомендаций	V ₁₂₀	$\begin{vmatrix} 19.3 \text{ mm}^2/\text{c} = \\ = 1.93 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{c} \end{vmatrix}$
Выбор типа и разновидности дифференциального манометра			
6. Тип и разновидность дифференциального	П. 9.2.3	Преобразователь измерительный «Сапфир 22-ДД-ЕХ»	Класс точности 0,5
манометра		Блок преобразования сигнала	Погрешность ±0.25%
		Устройство измерения и регистрации А550	Класс точности 0,5; погрешность записи ±0,5%; погрешность хода диаграммы ±0,5%
7. Тип и разновидность термометра		Термопреобразователь сопротивления ТСМ	Допускаемое от- клонение от R _{ном} для класса С = 0,2 по ГОСТ 6651-94
		Устройство измерения и регистрации А550	Класс точности 0,5; погрешность записи ±0,5%

Определяемая величина	Номера пунктов, формул,	Расчет	Результат
	приложений 2	3	4
8. Тип и разновидность: манометра		Преобразователь измерительный «Сапфир-22ДИ» с пределом измерения 40 кгс/см ² Устройство измерения и регистрации А550	Класс точности 0,5 Класс точности 0,5; погрешность
барометра		МД-49-А, диапазон измерений от 610 до 790 мм рт. ст.	записи ±0,5% Максимальная абсолютная погрешность 1 мм рт. ст. = = 1,3595·10 ³ кгс/см
9. Верхний предел измерений дифференциального манометра Q _{мп} Определение приближенного значения модуля	П. 9.2.3	По ГОСТ 18140	63000 кг/ч = = 17,5 кг/с
10. Допустимая потеря давления рпд не задана, следовательно, условия формулы (9.7) не выполняются			

11. Вспомогательная	Формула (9.5)	17,5 4	i 1
величина С	Формула (э.э)	$\frac{17,3}{0,0991186^2 \cdot \sqrt{879}} \cdot \frac{4}{\sqrt{2} \cdot 3,14159}$	54,0914
12. Предельный номинальный перепад давления $\Delta p^0_{\ \ H}$	П. 9.2.4		$0.63 \text{ krc/cm}^2 = 61781.89 \Pi \text{a}$
13. Вспомогательная величина mα	Формула (9.6), приложение 2	$\frac{54,0914}{\sqrt{61781,89}}$	$\begin{vmatrix} 0.21762 \\ 0.2 < m\alpha < 0.3762 \end{vmatrix}$
14. Приближенное значение модуля m	Приложение 2, стр. 41	$\begin{vmatrix} -0,0085 + 1,5786 \cdot 0,2176 - 0,6418 \cdot 0,2176^2 + \\ +0,1026 \cdot 0,2176^3 \end{vmatrix}$	0,30566 0,10 < m <0.50
Проверка выполнения условия п. 9.2.5			
15. Число Рейнольдса при Q _{макс} , Re _{макс}	Формула (4.12). Приложение П* Рекомендаций	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{17,5 \cdot 9,80665}{0,0991186 \cdot 879 \cdot 2,17 \cdot 10^{-5}}$	115575
16. Число Рейнольдса при Q _{мин} , Rе _{мин}	То же	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{5,25 \cdot 9,80665}{0,0991186 \cdot 879 \cdot 2,17 \cdot 10^{-5}}$	34673
17. Граничные значения числа Рейнольдса в зависимости от относительной площади m и тина СУ:			

Продолжение табл	ицы Г.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Re _{макс гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{300000 - 250000}{0,40 - 0,30} \cdot 0,3056 + \frac{0,4 \cdot 250000 - 0,3 \cdot 300000}{0,40 - 0,30}$	252800
Rе _{мин гр} Проверка выполнения	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{7300 - 5000}{0,4 - 0,3} \cdot 0,3056 + \frac{0,4 \cdot 5000 - 0,3 \cdot 7300}{0,4 - 0,3}$	5129 115575 < 252800; 34673 > 5129 — условие выпол- нено, расчет можно продол- жить
условия п. 8.4			
18. Необходимая минимальная длина прямого участка трубопровода:	П. 8.4, таблица 7, п. 9.3.7		
до СУ L ₁		$L_1 = 16D = 16 \cdot 0,099$	1,58 м 1,6 м < 2,5 м
после СУ L2		$L_2 = 6.5D = 5 \cdot 0.099$	0,64 м 0,6 м < 1,0 м – условие выполнено
19. Наибольший перепад давления в СУ, соответствующий Q _п , $\Delta p_{\text{макс}}$	П. 4.2, формула (4.2)	$\Delta p_{ exttt{Makc}} = \Delta p_{ exttt{H}}^0$	0,63 кгс/см ² = = 61781,89 Па

Проверка выполнения условий п. 1.6			
20. Отношение перепа- да давлений к абсолют- ному давлению на вхо- де СУ, для воздуха	 11. 1.6, формула (1.4). Приложение П* Рекомендаций 	$\frac{61781,89}{2552987,2}$ $\frac{p_{\text{HII}}}{\approx 0}$	0,024
$\mathbf{x} = 1,4$		$ \begin{array}{l} p \\ F0 = 2,068 \cdot \exp(-879/500) - 0,259 = \\ = 2,068 \cdot e^{-1,772} - 0,259 = 2,068 \cdot 0,172 - 0,259 \end{array} $	0,097
		$A = 2 \cdot \left(1 - 0.097 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) \cdot 0.097 - \left(1 - 0.3056^2\right) \cdot (0 - 0.097)^2$	0,120
		B = $4 \cdot 0.097 \cdot \left(0.097 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1} - 1\right) + 2 \cdot \left(1 - 0.3056^{2}\right) \cdot \left(1 - 0.097\right) \cdot \left(0 - 0.097\right)$	-0,4151
		$G = 2 \cdot 0.097 \cdot \left(1 - 0.097 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) - \left(1 - 0.3056^{2}\right) \cdot \left(1 - 0.097\right)^{2}$	-0,611
	Формула (1.5)	$CL = \frac{2 \cdot 0,120}{\sqrt{(-0,4151)^2 - 4 \cdot 0,12(-0,611) - (-0,4151)}}$	0,219
	Формула (1.4)	1 – 0,219	0,781 Так как 0,024 < 0,781, расчет продолжаем

Продолжение табл	ицы Г.1		
	Номера пунктов,		
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений		
1	2	3	44
	Формула (1.5)	$CL = \frac{2 \cdot 0,120}{\sqrt{(-0,4151)^2 - 4 \cdot 0,12(-0,611) - (-0,4151)}}$	0,219
	Формула (1.4)	1 – 0,219	0,781 Так как 0,024 < 0,781, расчет продолжаем
Определение вспомогательной величины та, искомого значения модуля и геометрических характеристик диафрагмы			
21. Вспомогательная величина mα	Формула (9.13)	$\frac{54,0914}{\sqrt{61781,89}}$	0,2176
 Искомое значение модуля m для mα = 0,2176 	Приложение 2, стр. 41	$ \begin{array}{l} -0,0085 + 1,5786 \cdot 0,2176 - 0,6418 \cdot 0,2176^2 + \\ + 0,1026 \cdot 0,2176^3 \end{array} $	0,3056
23. Поправочный множитель K_0 на тепловое расширение материала CY (CT 12X18H9T)	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.4), (В.5)	$\begin{vmatrix} 1 + 10^{-6} \cdot (15,6 + 10^{-3} \cdot 120 \cdot 8,3 - 10^{-6} \cdot 120^{2} \cdot 6,5) \times \\ \times (120 - 20) \end{vmatrix}$	1,0016502

24. Диаметр отверстия диафрагмы d_{20} при температуре $t=20^{\circ}\mathrm{C}$	Формула (9.12)	$\frac{0,0991186}{1,0016502} \cdot \sqrt{0,3056}$	0,0547036 м	
Отклонение диаметра Δd	Формула (6.1)	<u>0,05 · 0,0547036</u> 50	$\pm 0,000055 \text{ M} = \pm 0,055 \text{ MM}$	
25. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре d	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В4)	0,0547036 · 1,0016502	0,0547939 M = = 54,7939 MM	
26. Расстояние между диафрагмами	П. 6.5.1	$H = 0.5D = 0.5 \cdot 99.1$	49,55 мм	
27. Значение модуля m _t	Формула (6.4)	$\begin{vmatrix} 0,01965 + 3,5678 \cdot 0,3056 - 4,6298 \cdot 0,3056^2 + \\ +2,3306 \cdot 0,3056^3 \end{vmatrix}$	0,7048	
28. Толщина основной и вспомогательной диафрагм Е	П. 6.5.2	$0.05D = 0.05 \cdot 99.1$	4,955 мм	
29. Длина цилиндрического огверстия е	П. 6.5.3	$0.005 \cdot D < e < 0.02 \cdot D$ $0.005 \cdot 99.1 < e < 0.02 \cdot 99.1$	0,49 мм < е < 1,98 мм	
30. Угол наклона обра- зующей конуса к оси диафрагмы ψ	П. 6.5.4	30° < ψ < 45°		
	диафрагмы d ₂₀ при температуре t = 20°C Отклонение диаметра Δd 25. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре d 26. Расстояние между диафрагмами 27. Значение модуля m_1 28. Толщина основной вспомогательной диафрагм Е 29. Длина цилиндрического огверстия е 30. Угол наклона образующей конуса к оси	пературе t = 20°C Отклонение диаметра Дормула (6.1) 25. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре ф Дормулы (В4) 26. Расстояние между диафрагмами 27. Значение модуля траничение модуля	диафрагмы d₂о при температуре t = 20°C Отклонение диаметра Аd 25. Диаметр отверстия СУ при рабочей температуре d 26. Расстояние между диафрагмами 27. Значение модуля т₁ Формула (6.4) 28. Толщина основной и вспомогательной диафрагм Е 29. Длина цилиндрического отверстия е 30. Угол наклона образующей конуса к оси 1,0016502 0,05 ⋅ 0,0547036 50 0,0547036 ⋅ 1,0016502 0,0550 - 0,550 - 99,1 0,0550 - 0,5	диафрагмы d₂о при температуре t = 20°C Отклонение диаметра Δd Формула (6.1) ТОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (B4) П. 6.5.1 Н = 0,5D = 0,5 ⋅ 99,1 Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.5) Н = 0,5D = 0,5 ⋅ 99,1 Формула (6.4) Формула (6.5.1 Н = 0,5D = 0,5 ⋅ 99,1 Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.4) Формула (6.5.1 Н = 0,5D = 0,5 ⋅ 99,1 Формула (6.4) Формула (6.5.1 Н = 0,5D = 0,5 ⋅ 99,1 Формула (6.4) Формула (6.5.1 Н = 0,5D = 0,5 ⋅ 99,1 Формула (6.4) Формула (6.5.2) Формула (6.4) Формула (6.4)

Продолжение табл	іицы Г.1		
	Номера пунктов,		
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений		
1	2	3	4
31. Диаметр отверстия d''_{20} вспомогательной диафрагмы при температуре $t=20^{\circ}\text{C}$	Формула (9.12)	$\frac{0.0991186}{1,0016502} \cdot \sqrt{0,7048}$	83,075 мм
32. Отклонение внутреннего диаметра d" вспомогательной диафрагмы от номинального значения	II. 6.5.6	Не более 0,2%	±0,2%, или ±0,16 мм
Проверка правильности выполнения расчета			
33. Коэффициент расхода α	П. 3.2	$0,6836 + 0,243 \cdot 0.3056^{1.82}$	0,7117
34. Расход, соответствующий наибольцему перепаду давления $\Delta p_{\text{макс}}, \epsilon = 1, Q_{\text{м}}$	Формула (2.1)	$0,7117 \cdot 1 \cdot \sqrt{2} \cdot \frac{3,14159 \cdot 0,0547939^2}{4} \sqrt{61781,89 \cdot 879}$	17,4896 кг/с
35. Отклонение, ΔQ $\Delta Q = \frac{Q_{\text{MII}} - Q_{\text{M}}}{Q_{\text{MII}}} \cdot 100\%$		$\frac{17,5 - 17,4896}{17,5} \cdot 100\%$	0.059% $0.06\% < 0.20\%$. Отклонение ΔQ от $Q_{\text{мп}}$ менее 0.2% , следовательно, расчет выполнен правильно

Погрешность измерения расхода			
36. Погрешность коэффициента расхода для двойных диафрагм σ_{α}	П. 5.2.1		0,5%
37. Погрешность поправочного множителя на расширение измеряемой среды σ_{ϵ}	Формула (5.5)	7,5 · (1 – 1)	0
38. Отношение $\frac{d\alpha}{dm}$	П. 5.2, приложение 1	$0,44 \cdot 0,3056^{0,82}$	0,166
39. Погрешность σ _{d20}	П. 6.1.5	В зависимости от требований к погрешности измерения расхода выбираем в пределах от 0,05 до 0,3%	0,05%
40. Погрешность σ _{D20}	П. 8.3	В зависимости от требований к погрешности измерения расхода выбираем в пределах от 0,05 до 0,3%	0,05%
41. Погрешность определения плотности о р	Формула (5.20)	$50 \left[\left(\frac{2,4}{940} \right)^2 + \frac{(120 - 20)^2 \cdot 0,00000005^2 + 0,000615^2 \cdot 1,8^2}{\left[1 - 0,000615 (120 - 20) \right]^2} \right]^{0,5} =$ $= 50 \left[2,5 \cdot 10^{-6} + 1,4 \cdot 10^{-6} \right]^{0,5}$	0,10%

Окончание таблицы Г.1

Окончание таблиі	ды Г.1		
	Номера пунктов,		
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений		
1	2	3	4
где $\Delta \rho_t'$ – максималь-		Исходные данные	$0.0024 \text{ r/cm}^3 =$
ная абсолютная по-			$= 2,4 \text{ kg/m}^3$
грешность измере-			
ний плотности при			
t = 20°C,			
$\rho_{20} = 0.940 \text{ r/cm}^3 =$			
$= 940 \text{ kg/m}^3$			
Δt – максимальная	Приложение П*	Зависит от погрешности записи регистрирующего при-	В абсолютных
абсолютная по-	Рекомендаций	бора и термопреобразователя сопротивления	значениях ±1,8°C
грешность измере-			
ний температуры			
мазута			
Δβ – максимальная	Приложение К*	Половина единицы разряда последней значащей цифры	0,0000005
абсолютная по-	Рекомендаций	в	0,000000
		P	
, .			
1			
грешность измерений коэффициента объемного теплового расширения мазута, $\beta = 0,000615$ для $\rho_{20} = 940$ кг/м ³			

42. Средняя квадратическая погрешность измерения перепада давления $\sigma^2_{,\Lambda p}$ для $Q_{70}=0.7Q_{\text{макс}}$	Формула (5.12). Формула (2)* Рекомендаций	$0.25 \left(\frac{17.5}{12.25} \cdot \sqrt{0.5^2 + 0.25^2 + 0.5^2} \cdot 1.1 \right)^2 + \\ + 0.25 \cdot 0.5^2 + 0.25 \cdot 0.5^2$	0,47%
43. Средняя квадратическая погрешность измерений массового расхода σ_{Q70}	Формула (5.2). Формула (1)* Рекомендаций	$[0.5^{2} + 0 + 4 \cdot \left(\frac{0.3056}{0.7117} \cdot 0.166 + 1\right)^{2} \cdot 0.05^{2} + 4 \cdot \left(\frac{0.3056}{0.7117} \cdot 0.166\right)^{2} \cdot 0.05^{2} + 0.25 \cdot 0.1^{2} + 0.47 + 1.1^{2} + 0 + 0]^{0.5}$	1,39
44. Предельная относительная погрешность измерений расхода δ _{Q70}	Формула (5.1). Формула (3)* Рекомендаций	2 · 1,39	2,8%

Калибровщик	(подпись)	(инициалы, фамилия)	(дата)
Заключение:	Диаметр отверстия д	циафрагмы соответствует зада	нным параметрам
Расчет выполнил	(подпись)	(инициалы, фамилия)	

Приложение Д (справочное)

ПРИМЕР РАСЧЕТА СЕГМЕНТНОЙ ДИАФРАГМЫ

- 1. Исходные данные:
- измеряемая среда мазут марки M100;
- наибольший измеряемый массовый расход $Q_{\text{wake}} = 320000 \text{ кг/ч} = 88.8889 \text{ кг/c}$;
- наименьший измеряемый массовый расход $Q_{\text{мин}} = 96000$ кг/ч = 26,6667 кг/с;
- температура измеряемой среды t = 120°C = 393,15 K;
- избыточное давление перед СУ $p_u = 25 \text{ кгс/см}^2 = 2451662,5 \ \Pi a;$
- барометрическое давление $p_6 = 760$ мм рт. ст. = 101324,7 Па;
- внутренний диаметр трубопровода $D_{20} = 300$ мм = 0,3 м;
- перепад давления $\Delta P = 1,6 \text{ кгс/см}^2 = 156906,4 \ \Pi a;$
- плотность при t = 20°C $\rho_{20} = 0.997$ г/см³ = 997 кг/м³.

Плотность измеряется пикнометром ПЖ2, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 3900-85 [3] не превыщает 0.0024 г/см^3 ;

– кинематическая вязкость при t = 80°C $v_{80} = 87$ мм²/с = 8,7 10^{-5} м²/с.

Вязкость измеряется вискозиметром Гепплера, погрешность измерения не превышает 0.5%;

- материал СУ сталь 20;
- материал трубопровода сталь 20;
- длина прямого участка трубопровода до СУ (одно колено) 4 м;
- длина прямого участка трубопровода после СУ (одно колено) 3 м.
- 2. Определить геометрические характеристики сегментной диафрагмы и среднюю квадратическую относительную погрешность измерения массового расхода. Расчет приведен в таблице Д.1. В графе 2 таблицы Д.1 указаны номера пунктов, формул, таблиц, приложений по РД 50-411-83 [5]. Обозначенные * соответствуют ГОСТ 8.563.1(2)-97 [1], [2], настоящим Рекомендациям и другим НД. Некоторые пояснения к расчету приведены в приложении П Рекомендаций.

Таблица Д.1

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Определение недостающих для расчета данных			
1. Абсолютное давление потока мазута ра	II. 4.1.1	3432327,5 + 101324,7	3533652 Па
2. Поправочный множитель на тепловое расширение материала трубопровода K_{τ}	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.2). (В.5)	$ \begin{array}{l} 1 + 10^{-6} \cdot (11,1 + 10^{-3} \cdot 120 \cdot 7,7 - 10^{-6} \cdot 120^{2} \cdot 3,4) \times \\ \times (120 - 20) \end{array} $	1,0011975
3. Внутренний диаметр трубопровода D при температуре t	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.2)	0,3 · 1,0011975	0,3003593 м
4. Плотность мазута в рабочих условиях ρ	Приложение К*, таблица К.1 Рекомендаций	При $\rho = 0.997 \gamma = 0.000515$, тогда $\rho_4^{50} = 0.997 - 0.000515 \cdot (50 - 20)$	0,9816 г/см ³
		При $\rho = 0.9816$ $\gamma = 0.000528$, тогда $\rho_4^{80} = 0.9816 - 0.000528 \cdot (80 - 50)$	0,9658 г/см ³
		При ρ = 0,9658 γ = 0,000554, тогда ρ_4^{110} = 0,9658 - 0,000554 \cdot (110 - 80)	0,9492 г/см ³
		При $\rho = 0.9492$ $\gamma = 0.000581$, тогда $\rho_4^{120} = 0.9492 - 0.000581 \cdot (120 - 110)$	0.9434 G/cm^3 (943.4 KG/m^3)

Продолжение табл	ицы д.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
5. Кинематическая вязкость мазута в рабочих условиях v	Приложение Л*, рисунок Л.1 Рекомендаций	V ₁₂₀	$19,3 \text{ MM}^2/\text{c} = = 1,93 \cdot 10^{-5} \text{ M}^2/\text{c}$
Выбор типа и разновидности дифференциального манометра			
6. Тип и разновидность дифференциального манометра	П. 9.2.3	Преобразователь измерительный «Сапфир» Вторичный прибор КСУ-4	Класс точности 0,5 Класс точности
маломотра			0,5; погрешность записи ±0,5%; погрешность хода диаграммы ±0,5%
		Блок питания и корнеизвлечения БПК-40	Погрешность ±0,25%
7. Тип и разновидность термометра		Термопреобразователь сопротивления ТСМУ-055 с пределом измерения от 0 до 150°C с унифицированным выходным сигналом от 0 до 5 mA	Погрешность ±0,5%

		Вторичный прибор КСУ-4 с пределом измерения от 0 до 150°C	Класс точност 0,5; погрешность записи ±0,5%
8. Тип и разновидность: манометра		Преобразователь измерительный «Сапфир-22ДИ» с пределом измерений 40 кгс/см ² Вторичный прибор КСУ-4	Класс точност 0,5 Класс точност 0,5; погрешность
барометра		МД-49-А, диапазон измерений от 610 до 790 мм рт. ст.	записи ±0,5%
Примечание – Для		MIA-19-75, Analiason asmopenna of 010 40 790 MM pt. ct.	Максимальна абсолютная
измерения и ре-			
гистрации расхо-			погрешность
да, температуры			1 мм рт. ст. = = 1,3595 · 10 ⁻³ кг
и давления мазу-			= 1,3393 · 10 KI
та возможно			
применение од-			
ного вторичного			
прибора КСУ-4			ļ
на три точки из-			
мерения и реги-			
страции с линей-			
ной 100%-ной			
шкалой			
9. Верхний предел из-	П. 9.2.3	По ГОСТ 18140	32000 кг/ч =
мерений дифференци-			= 88,8889 кг/с
ального манометра Qмп			'

Продолжение табл	ицы д.т		
	Номера пунктов,		_
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений		
	2	3	4
Определение предельного номинального перепада давления, приближенного значения модуля			
10. Допустимая потеря давления р _{ПД} не задана, следовательно, условия формулы (9.7) не выполняются			
11. Вспомогательная величина С	Формула (9.5)	$\frac{88,8889}{0,3003593^2 \cdot \sqrt{943,4}} \cdot \frac{4}{\sqrt{2} \cdot 3,14159}$	28,895
12. Предельный номинальный перепад давления $\Delta p_{_{\rm H}}^0$	П. 9.2.4	По ГОСТ 18140	1,6 кгс/см ² = = 156906,4 Па
13. Вспомогательная величина mα	Формула (9.6), приложение 2	$\frac{28,895}{\sqrt{156906,4}}$	0,07295 0,0608<0,0723<0,3365
14. Приближенное зна- чение модуля m	Приложение 2, стр. 41	$-0.00294 + 1.7226 \cdot 0.07295 - 0.5123 \cdot 0.07295^{2} - 0.4931 \cdot 0.07295^{3}$	0,1195 0,10 < m < 0,50

Проверка выполнения условия п. 9.2.5			
15. Число Рейнольдса при Q _{макс} , Re _{макс}	Формула (4.12). Приложение П* Рекомендаций	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{88,8889 \cdot 9,80665}{0,3003593 \cdot 943,4 \cdot 1,93 \cdot 10^{-5}}$	202948
 16. Число Рейнольдса при Q_{мин}, Re_{мин} 17. Граничные значения числа Рейнольдса в зависимости от относительной площади m и 	То же	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{26,6667 \cdot 9,80665}{0,3003593 \cdot 943,4 \cdot 1,93 \cdot 10^{-5}}$	60884
типа СУ: Re _{макстр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{10^6 - 10^6}{0,15 - 0,1} \cdot 0,1195 + \frac{0,15 \cdot 10^6 - 0,1 \cdot 10^6}{0,15 - 0,1}$	106
Re _{мин гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{7500 - 5000}{0,15 - 0,1} \cdot 0,1195 + \frac{0,15 \cdot 5000 - 0,1 \cdot 7500}{0,15 - 0,1}$	5975 202820 < 10 ⁶ ; 60884 > 5975 — условие выпол- нено, расчет можно продол- жить
Проверка выполнения условия п. 8.4			

Продолжение таол	ицы д.т		
	Номера пунктов,	n.	
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений		
10.11	2	3	4
18. Необходимая мини-	П. 8.4,		
мальная длина прямого	таблица 7,		
участка трубопровода:	п. 9.3.7		
до СУ L ₁		$L_1 = 10D = 10 \cdot 0,3003593$	3,0 м
CILL			3.0 M < 4.0 M
после СУ L2		$L_2 = 5D = 5 \cdot 0.3003593$	1,5 м
			1.5 M < 3.0 M -
			условие выпол-
			нено
19. Наибольший пере-	П. 4.2.	A A - 0	$1.6 \text{ kgc/cm}^2 =$
пад давления в СУ, со-	формула (4.2)	$\Delta p_{\text{Makc}} = \Delta p_{\text{H}}^0$	$= 156906.4 \Pi a$
ответствующий Q_{n} ,	формула (4.2)		- 130900,411a
Δp_{make}			
Дрмакс			
Проверка выполнения			
условий п. 1.6			
20. Отношение перепа-	П. 1.6,	156906,4	
да давлений к абсолют-	формулы (1.4),	3533652,2	0,0444
ному давлению на вхо-	(1.5).		
де СУ, для воздуха	Приложение П*	$\frac{\mathbf{p}_{\text{HII}}}{\mathbf{p}} \approx 0$	
x = 1,4	Рекомендаций		0.0544
		F0 = 2,068 exp (-943,4/500) - 0,259 = = 2,068 e ^{-1,887} - 0,259 = 2,068 · 0,1515 - 0,259	0,0544
	l l	2,000 0 -0,239 -2,000 0,1313 -0,239	1

		$A = 2 \cdot \left(1 - 0.0544 \cdot \frac{1}{1.4 - 1}\right) \cdot 0.0544 - $ $- (1 - 0.1198^{2}) \cdot (0 - 0.0544)^{2}$	0,0911
		$B = 4 \cdot 0,0544 \cdot \left(0,0544 \cdot \frac{1}{1,4-1} - 1\right) + 2 \cdot \left(1 - 0,1198^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,0544\right) \cdot \left(0 - 0,0544\right)$	-0,2893
		$G = 2 \cdot 0,0544 \cdot \left(1 - 0,0544 \cdot \frac{1}{1,4 - 1}\right) - \left(1 - 0,1198^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,0544\right)^{2}$	-0,7873
	Формула (1.5)	$CL = \frac{2 \cdot 0,0911}{\sqrt{(-0,2893)^2 - 4 \cdot 0,0911(-0,7873) - (-0,2893)}}$	0,3195
	Формула (1.4)	1 – 0,3195	0,6805 Так как 0,0444 < 0,6805, расчет продолжаем
Определение вспомогательной величины та, искомого значения модуля и геометрических характеристик диафрагмы			

Продолжение табл	ицы Д.1		
	Номера пунктов,	D	
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
	приложений	3	
21. Вспомогательная	Формула (9.13)	28,895	0.07295
величина та	Формула (7.15)	$\sqrt{\frac{26,075}{\sqrt{156906.4}}}$	0,07273
Besin inita inc.		√156906,4	
22. Искомое значение модуля m для 0,0608 < ma < 0,3365	Приложение 2, стр. 41	$ \begin{array}{l} -0,00294 + 1,7226 \cdot 0,07295 - 0,5123 \cdot 0,07295^2 - \\ -0,4931 \cdot 0,07295^3 \end{array} $	0,1198
23. Поправочный множитель K_0 на тепловое расширение материала CV	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.4)	$ \begin{vmatrix} 1 + 10^{-6} \cdot (11.1 + 10^{-3} \cdot 120 \cdot 7.7 - 10^{-6} \cdot 120^{2} \cdot 3.4) \times \\ \times (120 - 20) \end{vmatrix} $	1,0011975
24. Толщина диафраг- мы Е	П. 6.6.2	$E \le 0.05 \cdot 0.3003593$	$E \le 0.015 \text{ m} = 15.0 \text{ mm}$
Толщина кромки е	П. 6.6.2	0,005 · 0,3003593 < e < 0,02 · 0,3003593	0.0015 m < e < 0.0060 m 1.50 mm < e < 6.00 mm. $V\text{ron } 30^{\circ} \le \psi \le 45^{\circ}$
25. Высота сегмента при рабочей температуре II	П. 6.6.4, формула (6.5)	$\frac{H}{D} = 0.04605 + 1.1997 \cdot 0.1198 - 0.9637 \cdot 0.1198^2 + 0.7612 \cdot 0.1198^3$	0,17464
		$H = 0.3003593 \cdot 0.17464$	0.05245 M =
		11 0,3003373 0,17404	= 52,45 MM

26. Высота сегмента H ₂₀ при температуре t = 20°C	П. 6.6.4	$\frac{H}{K_0} = \frac{0.05245}{1,0011975}$	0,052392 m = = 52,39 mm
Отклонение ΔH_{20}	Формула (6.1)	$\frac{0.03 \cdot 0.05239}{50}$	±0,000031 M = = 0,031 MM
27. Центральный угол сегмента Θ	П. 6.6.6	$H = \frac{D}{2} \left[1 - \cos \left(\frac{\Theta}{2} \right) \right],$	
		отсюда $2H = D\left[1 - \cos\left(\frac{\Theta}{2}\right)\right]; \cos\frac{\Theta}{2} = \frac{D - 2H}{D};$	
		$\cos\frac{\Theta}{2} = \frac{0,3003593 - 2 \cdot 0,05245}{0,3003593};$	
		$\cos \frac{\Theta}{2} = 0,65075; \ \frac{\Theta}{2} = 49^{\circ}40'18''$	Θ = 99°20′36″ ≈ = 99,59°
28. Площадь отверстия f	Формула (6.7)	$f = \frac{0.3003593^2}{8} \cdot \frac{(99^{\circ}20'36'') \cdot 3,14159}{180} - \sin 99^{\circ}20'36'' =$	
		$= 0.01127 \frac{99.59 \cdot 3.14159}{180} - 0.9871 =$ $= 0.01127 (1.7382 - 0.9860) = 0.01127 \cdot 0.7511$	0,008465 м ²

Продолжение табл	ицы Д.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул,	Расчет	Результат
	приложений		
	2	3	4
29. Относительная площадь m	Формула (6.8)	$m = \frac{1}{180} \arccos \left(1 - 2 \cdot \frac{0.05245}{0.3003593} \right) -$	
		$\left[-\frac{1}{3,14159} \left(1 - 2\frac{0,05245}{0,3003593} \right) \left[1 - \left(1 - 2\frac{0,05245}{0,3003593} \right)^2 \right]^{0.5} =$	
		$= \frac{1}{180}\arccos0,6508 - 0,2072 \cdot 0,7593 =$,
		$= \frac{1}{180}\arccos0,6508 - 0,1573 = \frac{1 \cdot 49,4}{180} - 0,1573$	0,1171
Проверка правильности выполнения расчета			
30. Коэффициент рас- хода α	1I. 3.2	$0,6085 - 0,03427 \cdot 0,1171 + 0,3237 \cdot 0,1171^{2} + 0,00695 \cdot 0,1171^{3}$	0,60894
31. Расход, соответствующий наибольшему перепаду давления $\Delta p_{\text{макс}}, \epsilon \approx 1, Q_{\text{м}}$	Формула (2.1), $rдe \frac{\pi d^2}{4} = f$	$0,60894 \cdot 1 \cdot \sqrt{2} \cdot 0,008477 \cdot \sqrt{156906,4 \cdot 943,4}$	88,8178 кг/с

32. Отклонение ΔQ $\Delta Q = \frac{Q_{M\Pi} - Q_0}{Q_{M\Pi}} \cdot 100\%$ Средняя квадратическая относительная погрешность измерения расхода 33. Погрешность коэффициента расхода для сегментных диафрагм σ_{α} 34. Погрешность поправочного множителя на расширение измеряемой среды σ_{ϵ} , $\epsilon = 1$		$\frac{88,8889 - 88,8178}{88,8889} \cdot 100\%$ $0,6 + 1,5 \cdot 0,1198^{2}$	$0,08\%$ $0,1\% < 0,2\%$. Отклонение ΔQ от $Q_{\text{макс}}$ менее $0,2\%$, следовательно, расчет выполнен правильно	
35. Отношение $\frac{d\alpha}{dm}$	П. 5.2, приложение 1	$-0.03 + 0.65 \text{ m} + 0.02 \text{ m}^2 =$ = -0.03 + 0.65 \cdot 0.1198 + 0.02 \cdot 0.1198^2	0,0482	
36. Погрешность σ_{d20}37. Погрешность σ_{D20}	П. 6.1.5	В зависимости от требований к погрешности измерения расхода выбираем в пределах от 0,05 до 0,3% То же	0,05%	

Окончание таблицы Д.1

Окончание таолиц	цы д. і		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
38. Погрешность определения плотности ор	Формула (5.20)	$50 \cdot \left[\left(\frac{2,4}{997} \right)^2 + \frac{\left(120 - 20 \right)^2 \cdot 0,0000005^2 + 0,000518^2 \cdot 2,3^2}{\left[1 - 0,000518 \left(120 - 20 \right) \right]^2} \right]^{0.5}$	0,13%
39. Погрешность измерения перепада давления $\sigma^2_{,\Delta p}$ для $Q_{70}=0.7Q_{\text{макс}}$	Формула (5.12). Формула (2)* Рекомендаций	$0,25 \cdot \left(\frac{320000}{224000} \cdot \sqrt{0,5^2 + 0,25^2 + 0,5^2} \cdot 1,1\right)^2 + \\ + 0,25 \cdot 0,5^2 + 0,25 \cdot 0,5^2$	0,47%
40. Средняя квадратическая погрешность измерений массового расхода $\sigma_{\rm Q70}$	Формула (5.2). Формула (1)* Рекомендаций	$[0,62^{2} + 0 + 4 \cdot \left(0,482 \cdot \frac{0,1206}{0,6090} + 1\right)^{2} \cdot 0,05^{2} + 4 \cdot \left(\frac{0,1206}{0,6090} \cdot 0,482\right)^{2} \cdot 0,05^{2} + 0,25 \cdot 0,13^{2} + 0,47 + 1,1^{2} + 0 + 0]^{0.5}$	1,44%
41. Предельная относительная погрешность измерений расхода δ_{Q70}	Формула (5.1). Формула (3)* Рекомендаций	2 · 1,44	2,9%

Расчет выполнил	(подпись)	(инициалы, фамилия)	
Заключение:	Площадь отверстия диафр	агмы соответствует заданнь	ым параметрам.
Калибровщик	(подпись)	(инициалы, фамилия)	(дата)

Приложение E (справочное)

ПРИМЕР РАСЧЕТА ИЗНОСОУСТОЙЧИВОЙ ДИАФРАГМЫ

- 1. Исходные данные:
- измеряемая среда мазут марки M100;
- наибольший измеряемый массовый расход $Q_{\text{макс}} = 100000 \text{ кг/ч} = 27,778 \text{ кг/с};$
- наименьший измеряемый массовый расход $Q_{\text{мин}} = 33333 \text{ кг/ч} = 9,259 \text{ кг/с};$
- температура измеряемой среды t = 150°C = 423,15 K;
- избыточное давление перед СУ $p_u = 30 \text{ кгс/см}^2 = 2941995 \text{ Па}$;
- барометрическое давление $p_6 = 755.0$ мм рт. ст. = 100658,1 Па;
- потеря давления в СУ при расходе $Q_{\text{макс}}$, $P_{\text{пл}} = 1$ кгс/см² = 98066,5 Па;
- предельный номинальный перепад давления $\Delta p_{\rm H}^0 = 0.63~{\rm krc/cm}^2 = 61781.9~{\rm Ha};$
- плотность при t = 20 °C $\rho_{20} = 0.955$ г/см³ = 955 кг/м³.

Плотность измеряется ареометром типа АН, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 3900-85 [3] не превышает 0,0015 г/см³;

- кинематическая вязкость при $t = 80^{\circ}$ C $v_{80} = 11.2$ BV = 83.0 мм²/с.

Вязкость измеряется вискозиметром ВУ, воспроизводимость результатов испытаний по ГОСТ 6258-85 не превышает 0,5%;

- внутренний диаметр трубопровода $D_{20} = 145 \text{ мм} = 0.145 \text{ м}$;
- материал СУ сталь 12X18H9T;
- материал трубопровода сталь 20;
- длина прямого участка трубопровода до СУ (одно колено) 2,0 м;
- длина прямого участка трубопровода после СУ (одно колено) 18.5 м.
- 2. Определить геометрические характеристики износоустойчивой диафрагмы и среднюю квадратическую относительную погрешность измерения массового расхода. Расчет приведен в таблице Е.1. В графе 2 таблицы Е.1 указаны номера пунктов, формул, таблиц, приложений по РД 50-411-83 [5]. Обозначенные * соответствуют ГОСТ 8.563.1(2)-97 [1], [2], настоящим Рекомендациям и другим НД. Некоторые пояснения к расчету приведены в приложении П Рекомендаций.

Рабочие чертежи износоустойчивой диафрагмы, выполненные в соответствии с расчетом, РД 50-411-83, ГОСТ 8.563.1(2)-97 и другими НД, приведены в приложении И Рекоменлаций.

Таблица Е.1

Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	приложении 2	3	4
Определение недостающих для расчета данных			
1. Абсолютное давление потока мазута р _а	П. 4.1.1	2941995 + 100658,1	3042653,1 Па
2. Поправочный множитель на тепловое расцирение материала трубопровода K_{τ}	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формулы (В.2), (В.5)	$1 + 10^{-6} \cdot (11,1 + 10^{-3} \cdot 150 \cdot 7,7 - 10^{-6} \cdot 150^{2} \cdot 3,4) \times \times (150 - 20)$	1,0015832
3. Внутренний диаметр трубопровода D при температуре t	ГОСТ 8.563.1* Приложение В, формула (В.2)	0,145 · 1,0015832	0,145230 м
4. Плотность мазута в рабочих условиях р	Приложение К*, таблица К.1	При $\rho = 0.955 \gamma = 0.000567$, тогда $\rho_{+}^{50} = 0.955 - 0.000567 \cdot (50 - 20)$	0,9380 г/см ³
	Рекомендаций	При $\rho = 0.9380 \gamma = 0.000620$, тогда $\rho_{*}^{80} = 0.9380 - 0.000594 \cdot (80 - 50)$	0,9202 г/см ³
		При $\rho = 0.9202 \ \gamma = 0.000607$, тогда $\rho_4^{100} = 0.9202 - 0.000607 \cdot (110 - 80)$	0,9020 г/см ³
		При $\rho = 0,9020$ $\gamma = 0,000633$, тогда $\rho_4^{140} = 0,9020 - 0,000633 \cdot (140 - 110)$	0.8830 r/cm^3
		При ρ = 0,8830 γ = 0,000660, тогда ρ_4^{150} = 0,8830 - 0,000660 \cdot (150 - 140)	0.8764 r/cm^3 (876.4 kr/m^3)

5. Кинематическая вязкость мазута в рабочих условиях v 6. Динамическая вязкость мазута в рабочих условиях µ	Формула (80)*	$\frac{8,8\cdot 10^{-6}\cdot 876,4}{9,8}$	$8.8 \text{ mm}^2/\text{c} =$ $= 0.88 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{c}$ $0.000787 \cdot 11a \cdot \text{c}$
Выбор типа и разновидности дифференциального манометра			
7. Тип и разновидность дифференциального	П. 9.2.3	Преобразователь измерительный Сапфир-22ДД	Класс точности 0,5
манометра		Блок преобразования сигнала	Погрешность
		Устройство измерения и регистрации РП 160	±0,25% Класс точности 0,5; погрешность записи ±1,0%; погрешность хода диаграммы ±0,5%
8. Тип и разновидность термометра		Термопреобразователь сопротивления ТСМ	Допускаемое отклонение от $R_{\text{ном}}$ для класса $C = 0.2$ по Γ OCT 6651

Продолжение табл	ицы Е.І		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
		Устройство измерения и регистрации КСМ2, предел измерения 200°C	Класс точности 0,5; погрешность записи ±1,0%
		Наружный диаметр гильзы термометра (гильза термометра установлена после сужающего устройства)	18 мм
		Расстояние до сужающего устройства	1100 мм
9. Тип и разновидность: манометра		Преобразователь измерительный «Сапфир-22ДИ» Устройство измерений и регистрации РП 160	Класе точности 0,5 Класе точности 0,5; погрешность записи ±1,0%
барометра		МД-49-А, диапазон измерений от 610 до 790 мм рт. ст.	Максимальная абсолютная погрешность 1 мм рт. ст. = = 1,3595 10 ³ krc/cm ²
10. Верхний предел измерений дифференциального манометра, $Q_{\text{мп}}$	П. 9.2.3	По ГОСТ 18140	100000 кг/ч = = 27,778 кг/с

Определение приближенного значения мо- дуля			
11. Допустимая потеря давления, р _{ПД}	П. 9.2.4.1	$98066,5 \cdot \left(\frac{27,778}{27,778}\right)^2$	98066,5 Па
12. Вспомогательная величина С	Формула (9.5)	$\frac{27,778}{0,145230^2\sqrt{876,4}} \cdot \frac{4}{\sqrt{2} \cdot 3,14159}$	40,0534
13. Предельный номинальный перепад давления $\Delta p_{_{\rm H}}^{^0}$	П. 9.2.4	По ГОСТ 18140	$0,63 \text{ кгс/см}^2 = 61781,9 \text{ Па}$
 Вспомогательная величина mα 	Формула (9.6), приложение 2	$\frac{40,0534}{\sqrt{61781,9}}$	0,16114
15. Приближенное значение модуля m	Приложение 3, стр. 47		0,2529
16. Относительная потеря давления, П	П. 7.1. Рис. 11		0,74
Проверка выполнения неравенства	Формула (9.7)		
$\frac{P_{\Pi \Pi}}{\Pi} \ge \Delta P_{H}^{o}$		<u>98066,5</u> <u>0,74</u>	132522,3 132522,3 > 61781 - условие выполнено

Продолжение табл	тицы Е.1		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Проверка выполнения условия п. 9.2.5			
17. Число Рейнольдса при Q _{макс} , Re _{макс}	Формула (4.12). Приложение П* Рекомендаций	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{27,778 \cdot 9,80665}{0,145230 \cdot 876,4 \cdot 0,88 \cdot 10^{-5}}$	309673
18. Число Рейнольдса при Q _{мин} , Re _{мин}	То же	$\frac{4}{3,14159} \cdot \frac{9,259 \cdot 9,80665}{0,145230 \cdot 876,4 \cdot 0,88 \cdot 10^{-5}}$	103223
19. Граничные значения числа Рейнольдса в зависимости от относительной площади m и типа СУ:			
Rе _{мин гр}	Формула (3.1), таблица 3	$\frac{100000 - 60000}{0,3 - 0,2} \cdot 0,2529 + \frac{0,3 \cdot 100000 - 0,2 \cdot 60000}{0,3 - 0,2}$	81160 Rе _{мин} ≥ Rе _{мин гр} 103223 > 81160
Re _{макс гр}	Формула (3.1), таблица 3		10^{7} $Re_{Makc} \le Re_{Makc rp}$ $309673 < 10^{7}$ - условия выполнены, расчет можно продолжить

условия п. 8.4			
20. Необходимая минимальная длина прямого участка трубопровода	П. 8.4, таблица 7, П. 9.3.7		
до СУ L ₁		$L_1 = 14D = 14 \cdot 0,145230$	2,0 M 2,0 M < 20 M
после СУ L2		$L_2 = 6D = 6 \cdot 0,145230$	0,9 м 0,9 м < 18,5 м – условие выполнено
21. Наибольший перепад давления в СУ, соответствующий Q_n , $\Delta p_{\text{макс}}$	П. 4.2, формула (4.2)	$\Delta p_{\text{Makc}} = \Delta p_{_{\mathrm{H}}}^{0}$	$0.63 \text{ krc/cm}^2 = 61781.7 \Pi a$
Проверка выполнения условий п. 1.6			
22. Отношение перепада давлений к абсолютному давлению на входе СУ, для воздуха $x=1,4$	формула (1.4). Приложение П*	$ \frac{61781,7}{3042653,1} \\ \frac{p_{_{\rm HI}}}{p_{_{a}}} \approx 0 $	0,020
		F0 = 2,068 exp (-867,1/500) - 0,259 = 2,068 × × $e^{-1,753}$ - 0,259	0,099

Продолжение табл	іицы Е.1		
	Номера пунктов,		
Определяемая величина	формул,	Расчет	Результат
_	приложений		
1	2	3	4
		$A = 2 \cdot \left(1 - 0.099 \cdot \frac{1.4}{1.4 - 1}\right) \cdot 0.099 - $ $- (1 - 0.2529^{2}) \cdot (0 - 0.099)^{2}$	0,1204
		$B = 4 \cdot 0,099 \cdot \left(0,099 \cdot \frac{1,4}{1,4-1} - 1\right) + + 2 \cdot \left(1 - 0,2529^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,099\right) \cdot \left(0 - 0,099\right)$	-0,427
		$G = 2 \cdot 0,099 \cdot \left(1 - 0,099 \cdot \frac{1,4}{1,4 - 1}\right) - \left(1 - 0,2529^{2}\right) \cdot \left(1 - 0,099\right)^{2}$	-0,630
	Формула (1.5)	$CL = \frac{2 \cdot 0,1204}{\sqrt{(-0,427)^2 - 4 \cdot 0,1204 \cdot (-0,630) - (-0,427)}}$	0,252
	Формула (1.4)	1 – 0,252	0,748 Так как 0,020 < 0,748, расчет продолжаем

Определение вспомога-			
тельной величины тα,			
искомого значения мо-			
дуля и геометрических характеристик диа-			
фрагмы			
11			
23. Вспомогательная	Формула (9.13)	40,0534	0,1611
величина та		$\sqrt{61781,9}$	
24. Искомое значение	Приложение 3,		0,2529
модуля т	стр. 47		
25. Поправочный мно-	ГОСТ 8.563.1*	$1 + 10^{-6} \cdot (15,6 + 10^{-3} \cdot 150 \cdot 8,3 - 10^{-6} \cdot 150^{2} \cdot 6,5) \times$	1.0021708
житель K_0 на тепловое	Приложение В,	× (150 – 20)	1,0021700
расширение материала	формулы (В.4),	\(\(\)(130 - 20)	
СУ	(B.5)		
			0.072077
26. Диаметр отверстия	Формула (9.12)	$\frac{0,145230}{\sqrt{0,2529}}$	0.072877 M = = 72.877 MM
диафрагмы d ₂₀ при тем-		$\frac{0,145230}{1,0021708}\sqrt{0,2529}$	- /2,8// MM
пературе $t = 20$ °С			
Отклонение диаметра		01 0073977	$\pm 0,000146 \text{ M} =$
Δd_{20}		$\frac{0.1 \cdot 0.072877}{50}$	$=\pm 0,146 \text{ MM}$
		50	
27. Диаметр отверстия		0,072877 · 1,0021708	0.0730347 M =
СУ при рабочей темпе-	Приложение В,		= 73,0347 мм
ратуре d	формула (В.4)		

Продолжение табл	іицы Е.І		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
l	2	3	4
Определение геометри- ческих характеристик			
28. Толщина диафраг- мы Е	П. 6.7.2, ГОСТ 8.563.1*	$E \le 0.05D = 0.05 \cdot 0.145230 \cdot 1000$	7,3 мм принимаем E = 6 мм
29. Длина цилиндрической части отверстия е		$0,005 \cdot 145 < e < 0,02 \cdot (145 - 12,5 \cdot 10^{-3})$ Цилиндрическое отверстие должно переходить в коническую часть	0,7мм ≤ e ≤ 2,9мм. Принимаем c = 2 мм
30. Угол наклона образующей конуса к оси диафрагмы ψ	П. 6.7.2		30° ≤ ψ ≤ 45°
31. Глубина снятия фаски на входной кромке диафрагмы h	П. 6.7.3	$h=0,25\pm0,0005\cdot73,0347.$ Фаску выполнять под углом (45 \pm 5)°	$0,250 \pm 0,037 \mathrm{mm}$
32. Кратчайшее рас- стояние L между осью сужающего устройства и осью трубы	Формула (8.1)	$L = 0.015 \cdot 0.145230 \cdot \left(\frac{0.145230}{0.0730347} - 1 \right)$	0,002153 м L < 2,0 мм
33. Абсолютная эквивалентная шероховатость стенок трубопровода	РД 50-213-80* [16] таблица 4		0,04 мм

34. Средняя относительная шероховатость стенок прямого трубопровода длиной 10Д до СУ	П. 8.3	$\frac{\mathrm{Ra}}{\mathrm{\mathcal{I}} \cdot 10^4}$	Не превышает 4,9
Проверка правильности выполнения расчета			
35. Коэффициент рас- хода α	П. 3.2	При m < 0,3 $\alpha_c = 0,5950 + 0,04 \cdot 0,2529 + 0,3 \cdot 0,2529^2$ $\alpha = \left(1,0068 + \frac{1,03585}{73,0347}\right) \cdot 0,6243035$	0,6243035
36. Расход, соответствующий наибольшему перепаду давления $\Delta p_{\text{макс}}, \epsilon = 1, Q_{\text{м}}$		$0,637403 \cdot 1 \cdot \sqrt{2} \cdot \frac{3,14159 \cdot 0,0730347^{2}}{4} \cdot \sqrt{61781,7 \cdot 876,4}$	27,788 кг/с
37. Отклонение ΔQ $\Delta Q = \frac{Q_{\text{мп}} - Q_0}{Q_{\text{мп}}} \cdot 100\%$	П. 9.2.14	$\frac{27,788 - 27,778}{27,778} \cdot 100\%$	0,036%. Отклонение ΔC от Q_{MII} менес 0,2%, следова тельно, расчевыполнен правильно

Продолжение табл	тицы Е.1		_
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
Средняя квадратическая относительная погрешность измерения расхода			7
38. Погрешность коэффициента расхода для износоустойчивых диафрагм σ_{α}	П. 5.2.1	При m < 0,4	0,2%
39. Погрешность поправочного множителя на расширение измеряемой среды σ_{ϵ} , $\epsilon=1$	Формула (5.5)	He определяется, так как $\varepsilon=1$	0
40. Отношение $\frac{d\alpha}{dm}$	П. 5.2, приложение 1	Для износоустойчивых диафрагм $\frac{d\alpha}{dm} = m$	0,2529
41. Погрешность σ _{d20}	П. 6.1.5	В зависимости от требований к погрешности измерения расхода выбираем в пределах от 0,05 до 0,3%	0,1%
42. Погрешность σ_{D20}	П. 8.3	То же	0,1%

43. Погрешность опре- деления плотности ор	Формула (5.20)	$50 \cdot \left[\left(\frac{1,5}{955} \right)^2 + \frac{\left(150 - 20 \right)^2 \cdot 0,00000005^2 + 0,000594^2 \cdot 2,3^2}{\left[1 - 0,000594 \cdot \left(150 - 20 \right) \right]^2} \right]^{0,5}$	0,1%
где $\Delta p_t'$ — максимальная абсолютная погрешность измерений плотности при $t=20^{\circ}\mathrm{C},$ $\rho_{20}=955~\mathrm{kr/m}^3$		Исходные данные	$0.0015 \text{ r/cm}^3 =$ = 1.5 kr/m ³
Δt – максимальная абсолютная по- грешность измере- ний температуры мазута	Приложение П* Рекомендаций	Зависит от погрешности записи регистрирующего прибора и термопреобразователя сопротивления	В абсолютных значениях ±2,3°C
$\Delta \beta$ — максимальная абсолютная погрешность измерений коэффициента объемного теплового расширения мазута, $\beta = 0,000594$ для $\rho_{20} = 955$ кг/м ³	Приложение K* Рекомендаций	Половина единицы разряда последней значащей цифры β	0,0000005°C

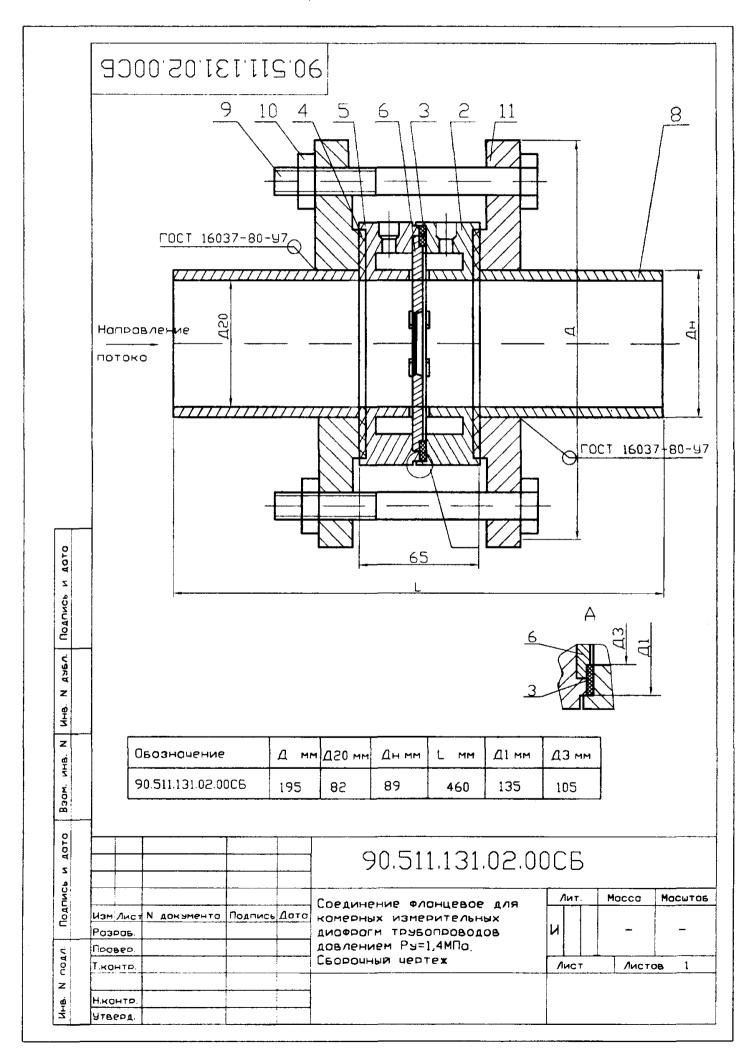
Окончание таблины Е.1

Окончание таолиі	(PI L) I		
Определяемая величина	Номера пунктов, формул, приложений	Расчет	Результат
1	2	3	4
44. Средняя квадратическая погрешность измерения перепада давления $\sigma_{\sqrt{\Lambda p}}^2$ для $Q_{70}=0.7Q_{\text{макс}}$	Формула (5.12). Формула (2)* Рекомендаций	$0,25 \cdot \left(\frac{27,778}{19,445} \cdot \sqrt{0,5^2 + 1^2 + 0,25^2} \cdot 1,1\right)^2 + \\ + 0,25 \cdot 0,5^2 + 0,25 \cdot 0,5^2$	0,93%
45. Средняя квадратическая погрешность измерений массового расхода σ_{Q70}	Формула (5.2). Формула (1)* Рекомендаций	$[0,2^{2}+0+4\cdot\left(\frac{0,2529\cdot0,2529}{0,637403}+1\right)^{2}\cdot0,1^{2}+$ $+4\cdot\left(\frac{0,2529\cdot0,2529}{0,637403}\right)^{2}\cdot0,1^{2}+0,25\cdot0,1^{2}+0,93+1,1^{2}+0+0]^{0.5}$	1.49%
46. Предельная относительная погрешность измерений расхода $\delta_{Q_{30}}$	Формула (5.1). Формула (3)* Рекомендаций	2 · 1,49	3,0%

Расчет выполнил	(подпись)	(municoni dominia)	
	(подпись)	(инициалы, фамилия)	
Заключение:	Площадь отверстия д	иафрагмы соответствует зада	нным параметрам.
Калибровщик	(подпись)	(инициалы, фамилия)	(дата)

Приложение Ж (справочное)

РАБОЧИЕ ЧЕРТЕЖИ СПЕЦИАЛЬНОГО СУЖАЮЩЕГО УСТРОЙСТВА



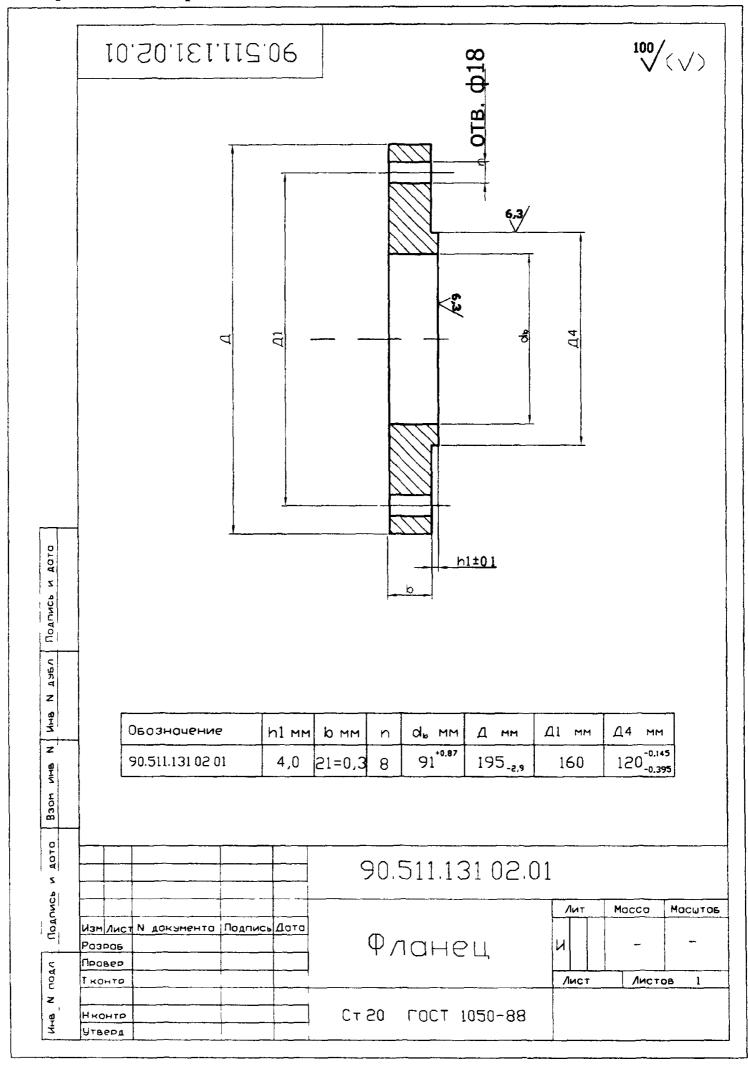
Продолжение приложения Ж

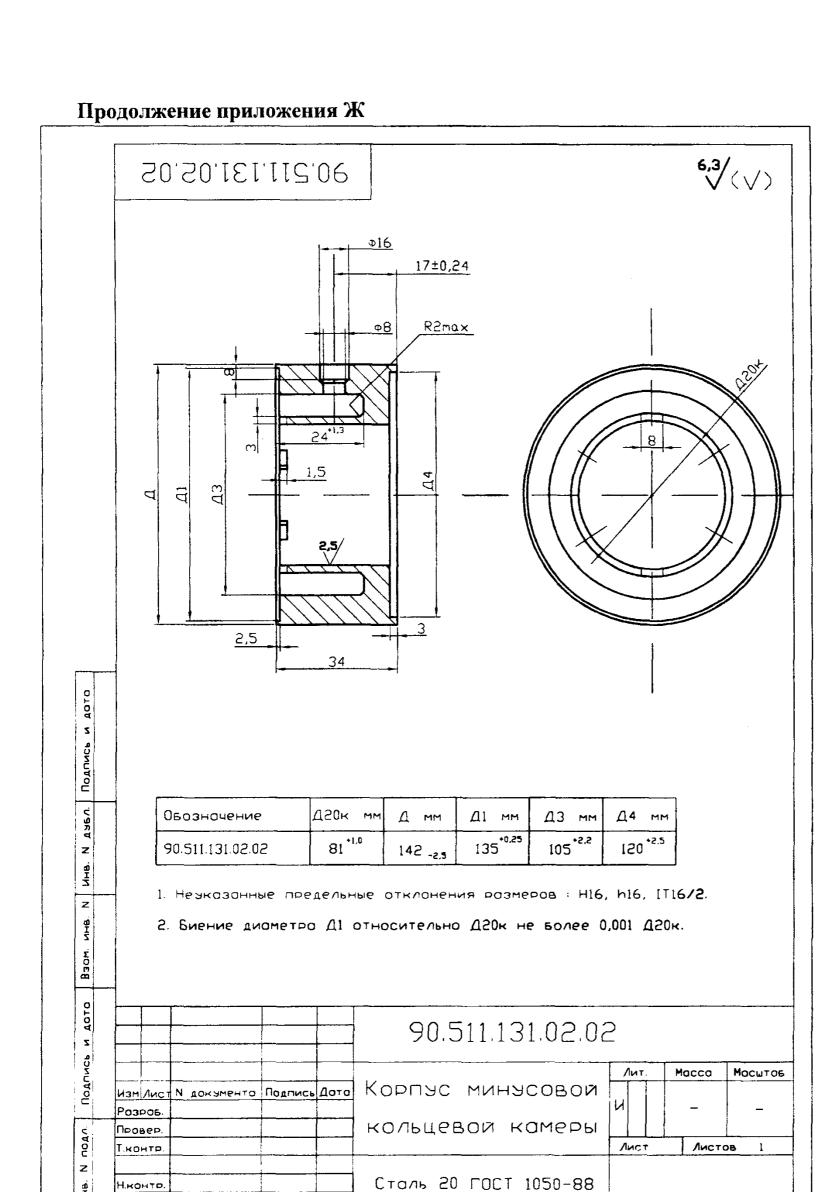
	Формот	Зоно	Поз.	Обозначение	•	Ноименование	Kon.	Приме		
						Документация				
	Δ4			90.511.131.02.CB		Сворочный чертеж				
						Детоли				
	Α4		2	90.511.131.02 02		Корпус минусовой	1			
		-+								
	Α4	\dashv	3		2					
	Α4		4							
	A4	+	5	A0/211/131/05/02			1			
		+		00511101000		_	1			
	A 4	-	6	90.511.131.02.06			-			
_	+	-	_		<u></u>					
ДОТО	Α4		8			<u> </u>	2			
Z		-				į.	<u></u>			
Подпись	H	\dashv				Ст.20 ГОСТ 1050-80				
	╌┤	\dashv				L=192=1mm				
ASEA.	H	-			-					
Z		_					 			
ZHB	\vdash	-								
Z g		1					<u> L</u>	<u> </u>		
Взам. инв										
и дото					90	.511.131.02.00	<u> </u>			
Подпись	Posens			документо Подпись Дата	комерных	ие Фланцевое для И измерительных трубопроводов	Macco	масшт		
N HOAN	_	980 97P				м Ру=1,4МПо //ист 1	Ли	стов 2		
. 1)HTC								
ZHB		THE THE								

Продолжение приложения Ж

6 0000	Зона	Поз	Обозначение	Наименование	Кол.	Приме инон
				Стандартные		
				NSTEUNB		
		9		Болт M16×140.46	8	
				FOCT 7798-70		
		10	**************************************	Гаика М16.5	8	
-	1		· • · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	ΓΟCT 5915-70		
	1 1	11		Фланец 2х80х16 Ст.20	2	
				ΓΟCT 12821-80	<u> </u>	
	-					-
-						
	-				-	<u> </u>
s					ļ	ļ
שלים שלים	-					
					ļ	<u> </u>
Naga -					<u> </u>	
2	-				ļ	
					ļ	
-					ļ	
<u> </u>	 					
5					1	
+-1						
A						
2						
924						
+						
		- I				
: N3	m //uc	TIN LOK	ото Долись Дото	90.511.131.02.00		1/2

Продолжение приложения Ж





Утверд.

Продолжение приложения Ж 90,511,131,02,03 1,0* Подпись N ASBA Д1 мм Овозночение ДЗ мм 90 511 131 02 03 135 105 Z * Размер для справок. Взам 90.511.131 02.03 Лит Массо MOCUTOS Изм,Лист N документо Подпись Дото Прокладка И Разраь Пеовер noan Листов Тконтр Лист

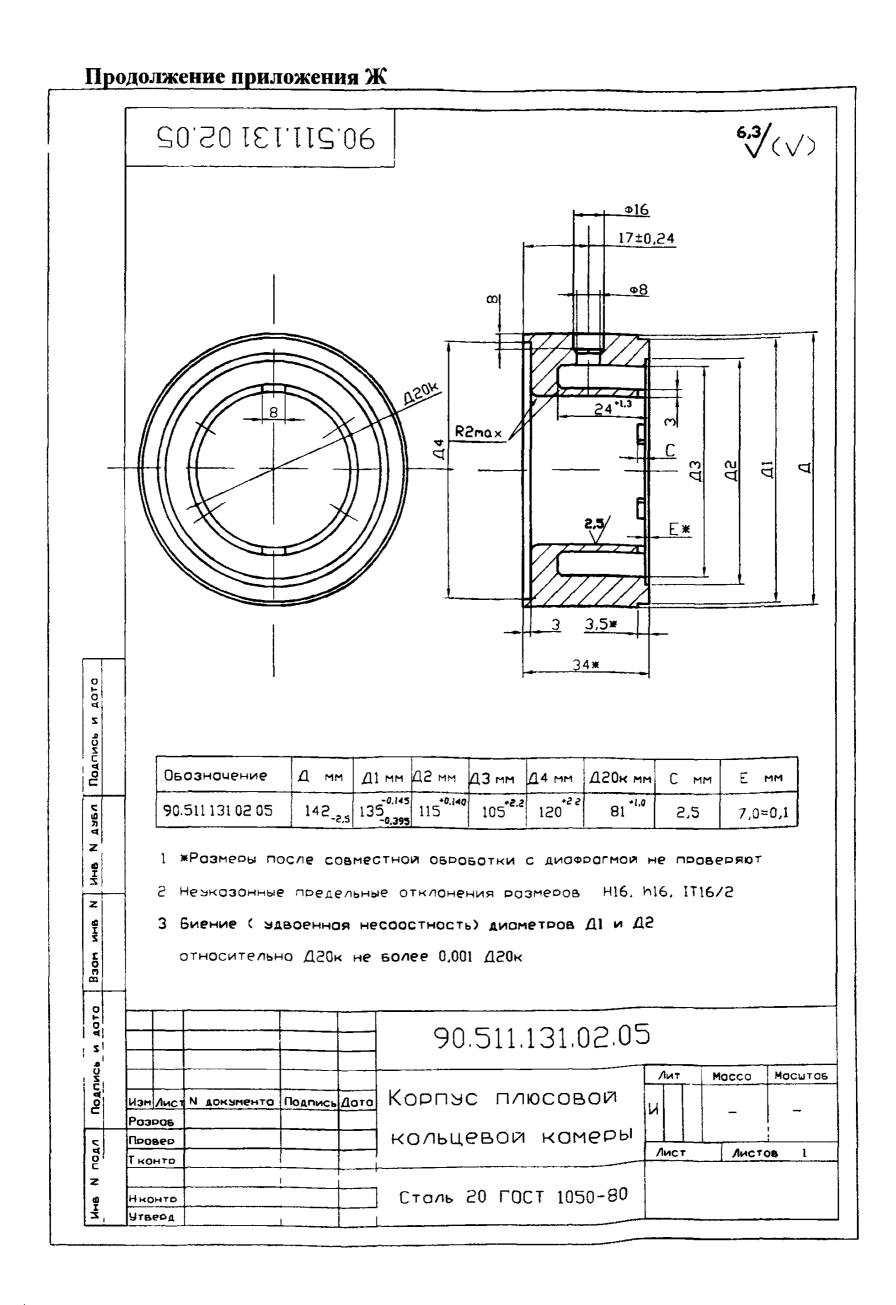
ПОН Б 1,0 ГОСТ 481-80

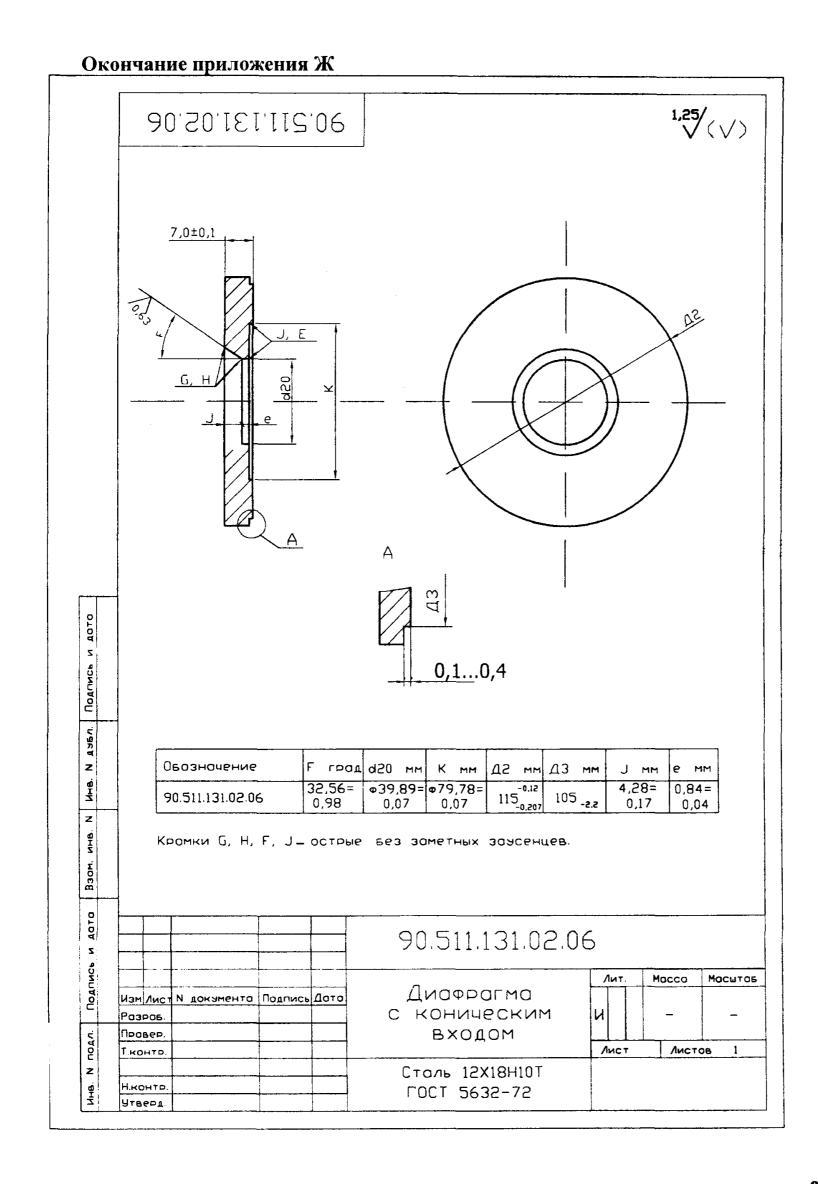
z

Нконтр

Этверд

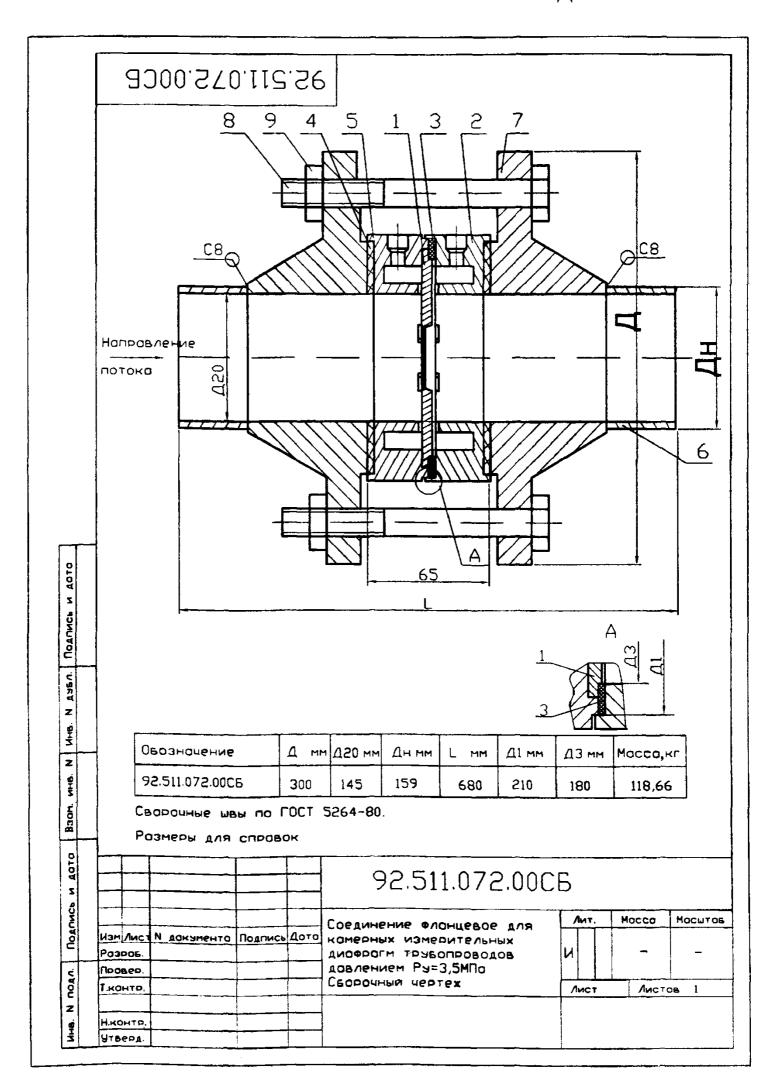
Продолжение приложения Ж 90,5111310204 Подпись и дото 2,0* WHB N ASEA Д20к мм Д4 мм Овозначение 82 120 90 511 131 02 04 Подпись и дото Взон инв N * Размер для справок. 90.511.131.02.04 ∕Іит Масса Масштав ИЗМ/ЛИСТ N ДОКУМЕНТО ПОДПИСЬ ДОТО Прокладка и Разраь WHB N DOAN Провер TKOHTE Лист Листов ПОН A 2,0 ГОСТ 481-80 Нконто





Приложение И (справочное)

РАБОЧИЕ ЧЕРТЕЖИ ИЗНОСОУСТОЙЧИВОЙ ДИАФРАГМЫ



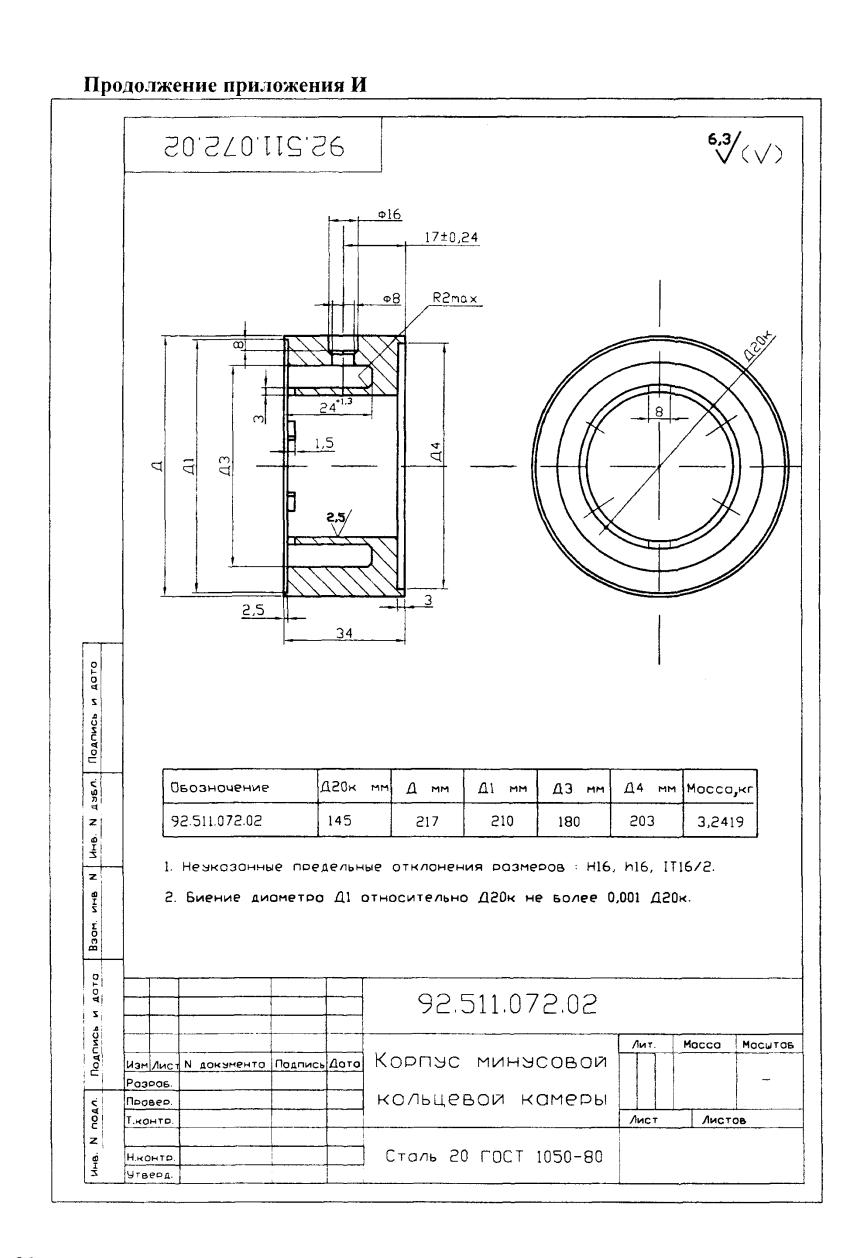
Продолжение приложения И

	Формат	Зона	Поз	Овозночение	Наименование	Kon.	NOON HOP
					Документация		
	Α4			92 511.072.00	Сворочный чертеж		
					Лотори		
					Детали		
		_	1	92.511.072.01	Диафрагма	1	
	Α4	-	2	92.511.072 02	износочетиноя ковореним эспаса	1	
					кольцевой камеры	1	
	Α4	_	3	92 511 072.03	Прокладка	2	
	A4		<u>4</u> 5	92.511.072.04 92.511.072.05	Проклодко	1	
	7	_		7E 3H 07E.03	кольцевой комеры	- 	
3	Δ4		6		Патрубок		<u> </u>
					Трубо 159×7 ГОСТ 8732-78	3 5	
200					CT.20 FOCT 1050-8		ļ
2		-			L=236=0,5 mm	 -	-
		-			***************************************		
9		+					
2		-					<u> </u>
Z		J.					•
630							
th M AOTO					92.511.072.00		
I	Изм Разі		TN	документо Подпись Дото комер	TNN RNA 9089JHONФ 9NH9HI XUH4N9TNG9MEN XUH4N9MEN XUH4N9MEN XUH4N9MEN XUH4N9MEN M70M	Macca	Maci
d 0.	Про			1 1 1	нием Ру=3,5 МПо /мст 1	Ли	стов
[Нко	нтр 201					

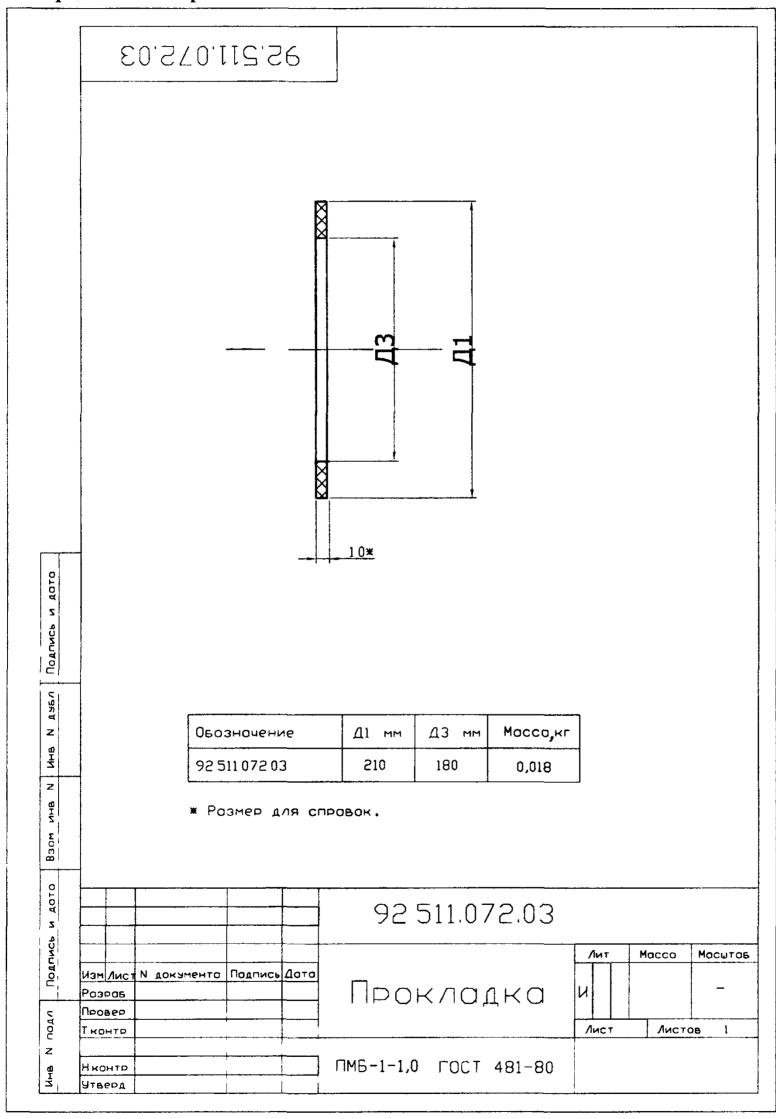
Продолжение приложения И

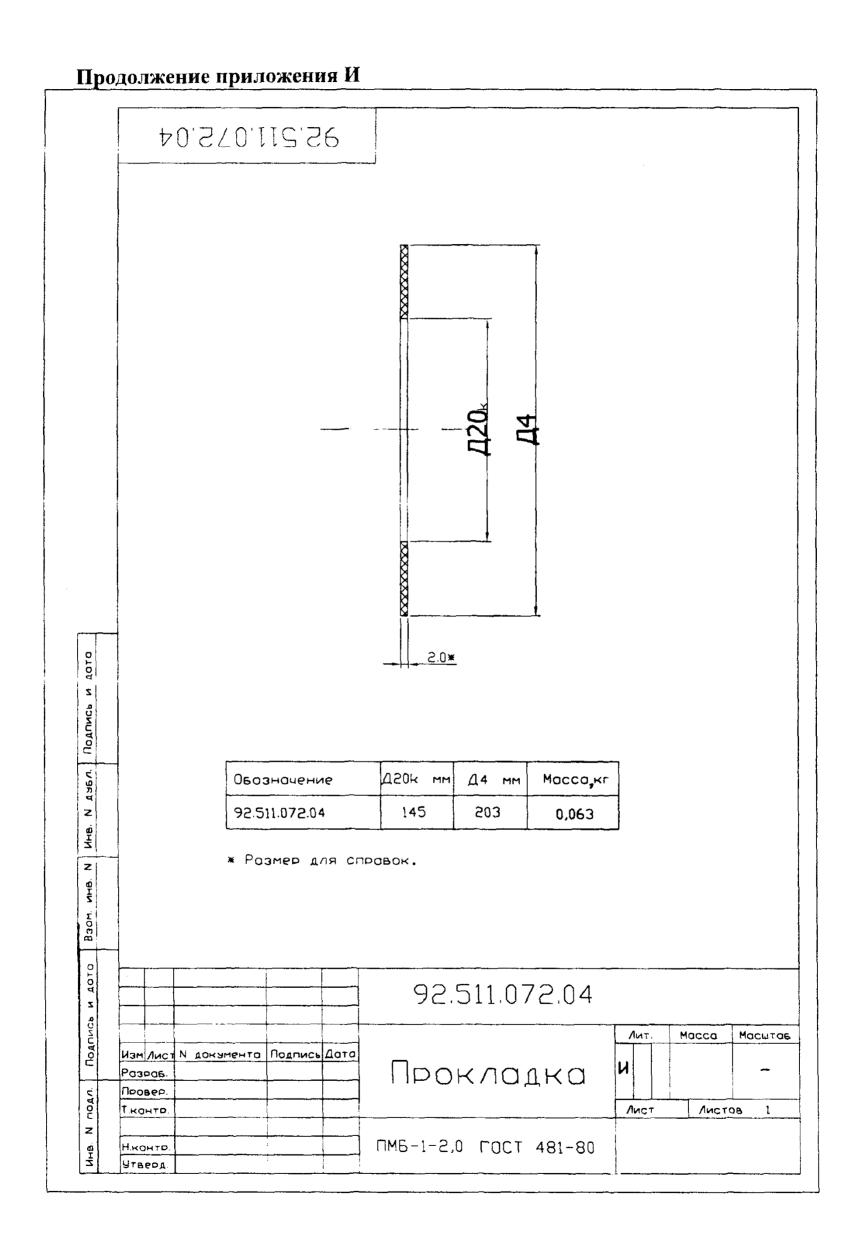
	Формот	Зона	Поз.	Овозначение	Наименование	Kon.	Приме
	-	_			Стандортные		
	\vdash				изделия		
		_					
	$\mid \rightarrow \mid$		7		Фланец 2x150x40 Ст.20	5	
		_			LOC1 15851-80		
	_	\dashv	8		Болт М24-6gx160.46	16	
		_			FOCT 7798-70		
		_	9		Гаика М24-69.5	16	
		_			ΓΟCT 5915-70		
					·		
	Ц						
дото							
Z G							
Ş							
Подпись	П						
-							
ASE		\neg					
Z 2							-
z		\neg					
SHB		7					
B30H.		+				-	
B3	 	1				L	L
4010							
٩ 2							
NCP							
NOANNCE							
	+						
NOAN	_	<u>. </u>					
Z 0	МЕМ	Λu	CT N AOH	ото Долись Дото	92.511.072.00		Jino
Z 100	<u></u>	_	1		J = 10 1 ± 10 7		-

Продолжение приложения И 10,570,112,59 1,25/ Подпись и дото 0,1...0,4 Nasen Овозначение E mm e mm Д2 мм ДЗ мм | d20к мм Масса,кг h mm ZIG 72,87= 0,15 0,250= 0,036 180 92 511.072 01 6,0=0,1 1,1383 Кромки G, H, F, Ј-острые без заметных заусенцев Взон Подпись и дата 92.511.072.01 Macca **∕**lut Масштав Диафрагма Изм Лист N документо Подпись Дото износоустойчивая Провер Лист Листов Тконтр Сталь 12Х18Н9Т Нконто TOCT 5632-72 **Утверд**

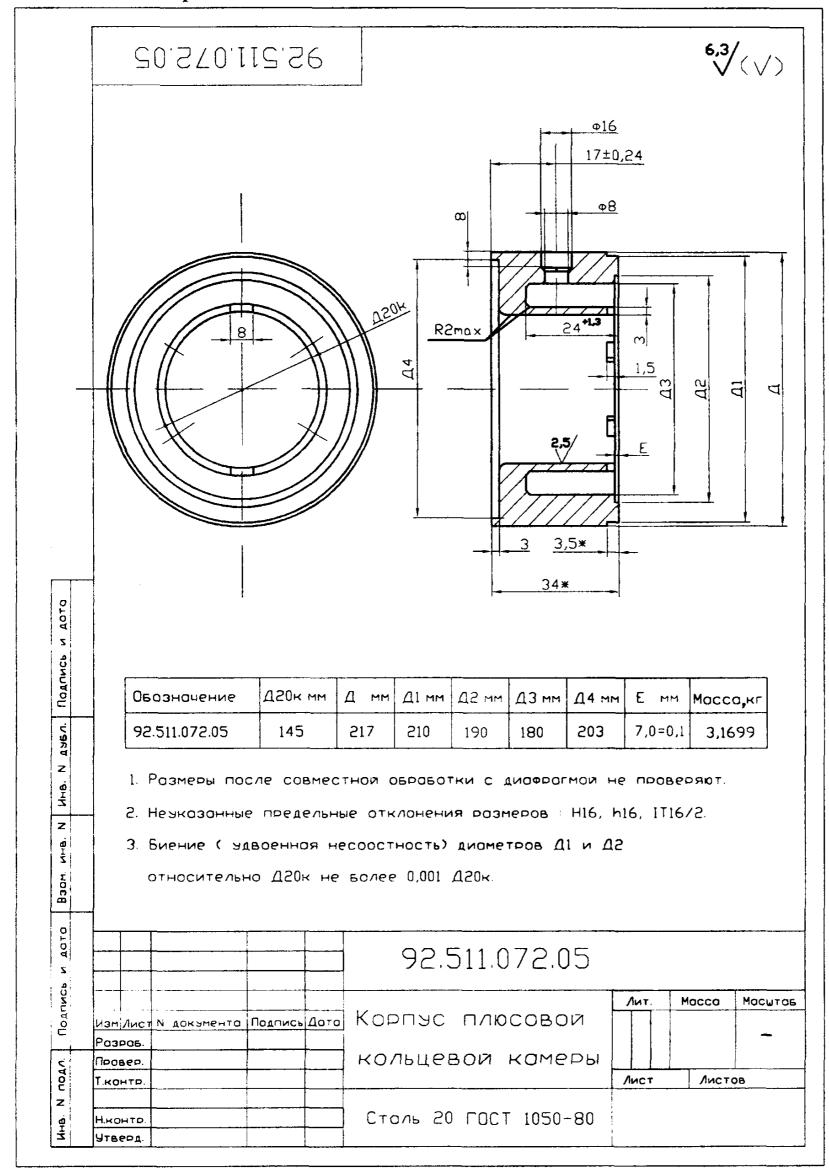


Продолжение приложения И





Окончание приложения И



Приложение К *(справочное)*

ПЕРЕСЧЕТ ПЛОТНОСТИ ЖИДКИХ НЕФТЕПРОДУКТОВ ОТ ОДНОЙ ТЕМПЕРАТУРЫ К ДРУГОЙ

Для пересчета плотности жидких нефтепродуктов от одной температуры к другой следует пользоваться формулой Д.И. Менделеева

$$\rho_{H}^{t_{2}} = \rho_{H}^{t_{1}} - \gamma(t_{2} - t_{1}),$$

где $\rho_{\scriptscriptstyle H}^{t_i}$ – относительная плотность при температуре $\,t_i\,;$

 $\rho_{H}^{t_{2}}$ – относительная плотность при температуре t_{2} ;

 γ — средняя температурная поправка на 1°C при температуре $t_{_{\text{H}}}$ и относительной плотности $\rho_{_{\text{H}}}^{t_{_{\text{H}}}}$.

Значения температурных поправок представлены в таблице К.1.

Формула обеспечивает высокую точность, если разница $(t_1 - t_2)$ не более 30°C. Более высокая точность обеспечивается при $(t_1 - t_2)$ не более 10°C. В других случаях интервал температур следует разбить на более мелкие (каждые из которых не более 30°C). Далее в соответствии с формулой следует определять ступенчато до заданной температуры новые значения ρ и γ для нахождения искомой плотности $\rho_1^{t_1}$.

Пример пересчета плотности мазута от одной температуры к другой

Исходные данные:

– температура мазута $t_1 = 20$ °C;

- относительная плотность $\rho_{_{\rm H}}^{20} = 0.9650 \; {\rm r/cm}^3.$

Определить плотность мазута при $t_2 = 100$ °C.

При $\rho = 0.9650 \text{ кг/см}^3 \gamma = 0.000554$,

тогда $\rho_{\rm H}^{50} = 0.9650 - 0.000554 (50 - 20) = 0.9484 \, {\rm r/cm}^3$.

При $\rho = 0.9484 \text{ кг/см}^3 \gamma = 0.000581,$

тогда $\rho_{\rm H}^{80} = 0.9484 - 0.000581 (80 - 50) = 0.9310 {\rm г/см}^3.$

При $\rho = 0.9310$ кг/см³ $\gamma = 0.000594$,

тогда $\rho_{\rm H}^{100} = 0.9310 - 0.000594 (100 - 80) = 0.9191 {\rm г/cm}^3$.

Следовательно, плотность мазута при $t_2 = 100$ °C $\rho_{100} = 0,9191$ г/см³.

Для быстрого, но менее точного пересчета плотности мазута от одной температуры к другой можно пользоваться графиком (рисунок К.1).

На оси у откладывают известное значение относительной плотности $\rho_{_{\rm H}}^{^{20}}$ (точка A). Из полученной точки проводят линию, параллельную близлежащей наклонной прямой.

На оси **х** из точки, соответствующей рабочей температуре, восстанавливают перпендикуляр до пересечения с линией, соответствующей ρ_n^{20} (точка B). Из полученной точки проводят прямую до пересечения с осью **у** и в точке пересечения находят искомую относительную плотность ρ_n^{12} (точка C).

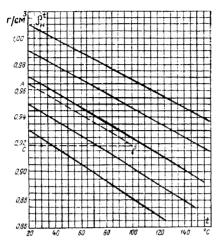


Рисунок К.1 – Номограмма зависимости различной плотности мазута от температуры

Таблица К.1

Относительная плотность	Температурная	Коэффициент
$\rho_{\rm u}^{\rm t_n}$, r/cm ³	поправка плотности	объемного расширения
ρ _н , ι/см	γ , $r/(cm^3 \cdot {}^{\circ}C)$	β, 1/°C
0,8500-0,8599	0,000699	0,000818
0,8600-0,8699	0,000686	0,000793
0,8700-0,8799	0,000673	0,000769
0,8800-0,8899	0,000660	0,000746
0,8900-0,8999	0,000647	0,000722
0,9000-0,9099	0,000633	0,000699
0,9100-0,9199	0,000620	0,000677
0,9200-0,9299	0,000607	0,000656
0,9300-0,9399	0,000594	0,000635
0,9400-0,9499	0,000581	0,000615
0,9500-0,9599	0,000567	0,000594
0,9600-0,9699	0,000554	0,000574
0,9700-0,9799	0,000541	0,000555
0,9800-0,9899	0,000528	0,000536
0,9900-0,9999	0,000515	0,000518
1,0000-1,0099	0,000502	0,000499
1,0100-1,0199	0,000489	0,000482
1,0200-1,0299	0,000476	0,000464
1,0300-1,0399	0,000463	0,000447
1,0400-1,0499	0,000450	0,000431
1,0500-0,0599	0,000437	0,000414
1,0600-1,0700	0,000424	0,000398

Приложение Л (справочное)

ПЕРЕСЧЕТ ВЯЗКОСТИ МАЗУТА ОТ ОДНОЙ ТЕМПЕРАТУРЫ К ДРУГОЙ (по данным ВТИ)

Изменение вязкости мазута марок M40, M100 в зависимости от изменения температуры приведено на номограмме (рисунок Л.1). Линии, характеризующие в этой координатной сетке изменение вязкости от температуры для указанных марок топочных мазутов, являются прямыми, имеют почти одинаковый наклон и в первом приближении их можно считать параллельными.

Для пересчета вязкости мазута от одной температуры к другой по номограмме находят точку, соответствующую известному значению вязкости мазута при определенной температуре t_1 (точка A). Из полученной точки проводят прямую линию, параллельную оси \mathbf{x} .

На оси ${\bf x}$ из точки, соответствующей температуре ${\bf t}_{{\bf l}}$, восстанавливают перпендикуляр до пересечения с данной линией (точка B). Через полученную точку проводят прямую, параплельную близлежащей наклонной прямой.

На оси $\mathbf x$ из точки, соответствующей рабочей температуре $\mathbf t_2$, восстанавливают перпендикуляр до пересечения с наклонной прямой (точка $\mathbf C$).

Из полученной точки проводят прямую линию до пересечения с осью у и в точке пересечения находят искомую вязкость (точка Д).

Для получения строгой зависимости вязкости от температуры для любой конкретной марки мазута необходимо определить его вязкость при любых двух значениях температуры, нанести эти точки на номограмму и соединить их прямой линией.

Промежуточные значения на шкале кинематической вязкости ν (μ^2/c) для заданной условной вязкости можно определить по формуле

$$v = 10^{-4} \left(0.0731^{\circ} VB - \frac{0.0631}{^{\circ} VB} \right)$$

При использовании мазута малой вязкости число 0,0631 следует уменьшить до 0,050 при 2° УВ, до 0,0540 при $1,8^{\circ}$ УВ, до 0,0570 при $1,6^{\circ}$ УВ, до 0,0595 при $1,4^{\circ}$ УВ и до 0,0620 при $1,15^{\circ}$ УВ (Машиностроение. Энциклопедический справочник.— М.: 1947).

Пример пересчета вязкости мазута от одной температуры к другой

Исходные данные:

- мазут марки M100;
- кинематическая вязкость мазута при $t_1 = 80$ °C

$$v_{80} = 90 \text{ mm}^2/\text{c} = 9.0 \cdot 10^{-5} \text{ mm}^2/\text{c}.$$

Определить кинематическую вязкость мазута при температуре t₂ = 120°C.

Для $\nu_{80}=90~\text{мм}^2/\text{с}$ и $t_1=80^{\circ}\text{C}$ на рисунке Л.1 находят точку пересечения, проводят через нее прямую, параллельную оси **x**. На оси **x** из точки, соответствующей $t_1=80^{\circ}\text{C}$, восстанавливают перпендикуляр до пересечения с указанной линией и через полученную точку проводят прямую, параллельную наклонной прямой. Из точки, соответствующей $t_2=120^{\circ}\text{C}$, восстанавливают перпендикуляр до пересечения с наклонной прямой и из полученной точки проводят прямую, параллельную оси **x**, до пересечения с осью **y**. Находят искомую вязкость $\nu_{120}=19,7~\text{мм}^2/\text{c}=1,97\cdot10^{-5}~\text{мм}^2/\text{c}$.

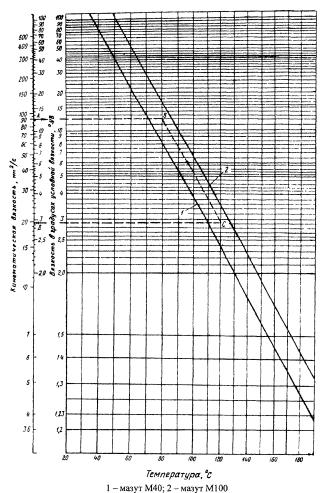


Рисунок Л.1 – Номограмма зависимости вязкости мазута от температуры

Приложение М (справочное)

ФОРМА ВЫПУСКНОГО АТТЕСТАТА

Выпускной аттестат

· · · — — — — — — — — — — — — — — — — —		изготовленный .							
1. Расче	тный диаметр тр	убопровода D ₂₀		MN					
				MA					
	3. Номинальный перепад давления $\Delta p_{_{\rm H}}^{^0}$								
5. Коэф	фициент расхода	α							
6. Hapy	жный диаметр ди	ска D,		MI					
7. Толц	цина диска Е	2		MM					
8. Длин	а цилиндрическо	й части диска е		MM					
9. Глуб	ина скоса ј			M					
10. Диа	метр цилиндриче	ской выточки К		M					
(дата пров ор	ерки) оганизации изготовителя (ССУ, фамилия, инициалы	(руководитель метроло , подпись, дата, печать)	тической службы					
	Резу	льтаты и змерени	гй						
d ₂₀	d ₂₀	d ₂₀ ³	d ₂₀ ⁴	d 20					
Заключение:									
Калибровщик	клод)	кность, фамилия, инициа	лы, подпись, дата, печать)					

Приложение Н (рекомендуемое)

ФОРМА АКТА РЕВИЗИИ (УСТАНОВКИ) ССУ

 наименование энергог	предприятия)	

Акт ревизии (установки) специального сужающего устройства

	Γ	«» _	20_	_ г.	
Настоящи	й Акт составлен	представителями			
Была пров	ведена ревизия (у	установка) ССУ на	а мазутопроводе		
в комплек	те с	(тип и заводской номер	датчика, прибора)		
		(номер позиции г	ю проекту)	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
В результа	ате ревизии уста	новлено:			
1. Внутрег	нний диаметр тр	убопровода перед	ССУ:		
D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	
2. То же н	а расстоянии 0,2	5D перед ССУ:			
D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	
3. То же н	а расстоянии 0.5	D перед ССУ:			
		D ₂₀	D ₂₀	D ₂₀	
4. Внутреі	нний диаметр тр	убопровода после	ССУ на расстоя	нии 2D:	
		D_{20}^{3}			
		овностей, сварны			хности

6. Расст	ояние прямых участк	ов трубопровода д	10 ССУ	
7. То же	е после ССУ			
	ренний диаметр отвер			
d ₂₀	d ₂₀	d ₂₀	d ₂₀	d ₂₀
9. Толщ	ина диска ССУ Е			
10. Bxo		я (острота, углы с	коса и др.) _	
		брин на кромках с	отверстия СС	су
			еры для отб	ора перепада давления
13. Выя	вленные дефекты			
При рев	изии применялись сл	едующие измерит	ельные инст	рументы:
		(тип, заводской номер и д	ата поверки)	
	ение. По результатам ли не соответствует т			ное ССУ соответствует
=	(должность)	(подпись)	(фамилия, инициалы)
-	(должность)	(подпись)		фамилия, инициалы)
-	(должность)	(подпись)		фамилия, инициалы)

Приложение П *(справочное)*

ПОЯСНЕНИЯ К РАСЧЕТУ НЕКОТОРЫХ ПОКАЗАТЕЛЕЙ И КОЭФФИЦИЕНТОВ

 Π .1 Давление насыщенного пара p_{HI} – по формуле (1.5) РД 50-411-83 [5].

Зависит от температуры измеряемой среды и определяется в соответствии с ГОСТ 8.563.1-97; $\frac{p_{_{\rm HR}}}{n} \approx 0$.

П.2 Плотность жидкости ρ_t и значение максимальной абсолютной погрешности измерений плотности $\Delta \rho_t'$ при температуре 20°C – по формуле (5.20) РД 50-411-83.

 $\Delta \rho_t'$ равно половине единицы разряда последней значащей цифры ρ_t . Если известна воспроизводимость результатов измерений ρ по ГОСТ 3900-85, то принимаются исходные данные.

П.3 Максимальная абсолютная погрешность измерений температуры мазута Δ_t – по формуле (5.20) РД 50-411-83.

Зависит от погрешности записи регистрирующего прибора и термопреобразователя сопротивления и равна $1,1\cdot\sqrt{\Delta_{TC}^2+\Delta_{P\Pi}^2}$.

 Π .4 Класс точности дифференциального манометра (комплекта расходомера) S_Q — по формулам (5.11); (5.12); (5.13) РД 50-411-83.

Характеризуется предельной относительной погрешностью комплекта в целом, первичного измерительного преобразователя и регистрирующего измерительного прибора $S_O = 1.1 \sqrt{\delta_{\Pi M \Pi}^2 + \delta_{P\Pi}^2}$.

П.5 Коэффициент, характеризующий изменение значения кинематической вязкости v, при выполнении расчетов в единицах СИ по формулам (4.11) и (4.12) РД 50-411-83 равен 9,80665.

Так как при выполнении расчетов и определении вязкости мазута в рабочих условиях используются номограммы и другие справочные данные, составленные в системах МКС МКГСС, то при условии измерения динамической вязкости μ (кгс-с/м²) кинематиче-

ская вязкость
$$\nu = \frac{\mu}{\rho}$$
. При переводе в систему СИ $\nu = \frac{\mu}{\rho}$, отсюда $\mu = \frac{\nu}{9,80665}$

Спедовательно, для вычисления числа Рейнольдса при известном объемном расходе, подставляя значения μ в формулу (4.11) РД 50-411-83,

число Рейнольдса
$$Re = \frac{4}{\pi} \frac{Q_0}{D \mu} = \frac{4}{\pi} \frac{Q_0}{D \nu} \rho \frac{9,80665}{D \nu \rho} = \frac{4}{\pi} \frac{Q_0}{D \nu} \frac{9,80665}{D \nu},$$

а при известном массовом расходе формула (4.12) РД 50-411-83 имеет вид

$$Re = \frac{4}{\pi} \frac{Q_{M}}{D \mu} = \frac{4}{\pi} \frac{Q_{M}}{D \nu \rho}.$$

СПИСОК ИСПОЛЬЗОВАННОЙ ЛИТЕРАТУРЫ

- 1. ГОСТ 8.563.1-97. Измерение расхода и количества жидкостей и газов методом переменного перепада давления. Диафрагмы, сопла ИСА 1932 и трубы Вентури, установленные в заполненных трубопроводах круглого сечения.
- 2. ГОСТ 8.563.2-97. Измерение расхода и количества жидкостей и газов методом переменного перепада давления. Методика выполнения измерений с помощью сужающих устройств.
 - 3. ГОСТ 3900-85. Нефть и нефтепродукты. Методы определения плотности.
- 4. ГОСТ 33-82. Нефтепродукты. Методы определения кинематической и расчет динамической вязкости.
- 5. РД 50-411-83. Методические указания. Расход жидкостей и газов. Методика выполнения измерений с помощью специальных сужающих устройств.
- 6. РД 153-34.0-11.201-97. Методика определения обобщенных метрологических характеристик измерительных каналов ИИС и АСУ ТП по метрологическим характеристикам агрегатных средств измерений.— М.: СПО ОРГРЭС, 1999.
- 7. РД 34.11.321-96. Нормы погрешности измерений технологических параметров тепловых электростанций и подстанций.— М.: Ротапринт ВТИ, 1997.
- 8. РД 153-34.0-11.326-00. Методика выполнения измерений расхода мазута с применением специальных сужающих устройств.— М.: СПО ОРГРЭС, 2001.
 - 9. Измерительная техника, 1982, № 8.
 - 10. Геллер З.И. Мазут как топливо.
 - 11. Адамов В.А. Сжигание мазута в топках котлов.
- 12. Ляндо И.М. Эксплуатация мазутного хозяйства котельной промышленного предприятия.
 - 13. Ляндо И.М. Сжигание топочного мазута и газа в промышленных котельных.
- 14. РД 34.09.114.92. Методические указания по контролю качества твердого, жидкого и газообразного топлива для расчета удельных расходов топлива на тепловых электростанциях.— М.: Ротапринт ВТИ, 1992.
- 15. РД 153-34.0-11.201-97. Методика определения обобщенных метрологических характеристик измерительных каналов ИИС и АСУ ТП по метрологическим характеристикам агрегатных средств измерений.— М.: СПО ОРГРЭС, 1999.
- 16. РД 50-213-80. Правила измерения расхода газа и жидкостей стандартными сужающими устройствами.

СОДЕРЖАНИЕ

1 Общие положения	3
2 Расчет ССУ и определение геометрических характеристик	
элементов расходомерных узлов	4
3 Расчет погрешности измерения расхода мазута	5
Приложение А Пример расчета диафрагмы с коническим входом	7
Приложение Б Пример расчета сопла «четверть круга»	19
Приложение В Пример расчета цилиндрического сопла	32
Приложение Г Пример расчета двойной диафрагмы	43
Приложение Д Пример расчета сегментной диафрагмы	56
Приложение Е Пример расчета износоустойчивой диафрагмы	69
Приложение Ж Рабочие чертежи специального сужающего устройства	83
Приложение И Рабочие чертежи износоустойчивой диафрагмы	92
Приложение К Пересчет плотности жидких нефтепродуктов	
от одной температуры к другой	100
Приложение Л Пересчет вязкости мазута от одной температуры к другой	102
Приложение М Форма выпускного аттестата	104
Приложение Н Форма акта ревизии (установки) ССУ	105
Приложение П Пояснения к расчету некоторых показателей и	
коэффициентов	107
Список использованной литературы	108

Подписано к печати 29.11.2002 Печать ризография Заказ № *411*

Усл. печ. л. 1**3**,0 Изд. № 02-105 Формат 60×84 1/8 Тираж 400 экз.

Лицензия № 040998 от 27.08.99 г.

Производственная служба передового опыта эксплуатации энергопредприятий ОРГРЭС 107023, Москва, Семеновский пер., д. 15