

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ СОЮЗА ССР

подшипники скольжения ТОНКОСТЕННЫЕ ФЛАНЦЕВЫЕ ВКЛАДЫШИ

РАЗМЕРЫ, ДОПУСКИ И МЕТОДЫ КОНТРОЛЯ

ГОСТ 28341—89 (ИСО 6864—84)

Издание официальное

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ СОЮЗА ССР

Подвининки скольжения

ТОНКОСТЕННЫЕ ФЛАНЦЕВЫЕ ВКЛАДЫШИ

ГОСТ 28341—89

Размеры, допуски и методы контроля

Plain bearing Thin-walled flanged half bearings. Dimensions, tolerances and methods of checking

(HCO 6864-84)

OKCTY 4282 10

Дата введения

01.01.91

Настоящий стандарт устанавливает основные размеры и допуски для тонкостенных фланцевых вкладышей, применяемых в механизмах с возвратно-поступательным движением. По согласованию между потребителем и изготовителем возможно устанавливать размеры, отличные от приведенных в настоящем стандарте, однако применение стандартных размеров приведет к экономии затрат при изготовлении тонкостенных подшипников.

Настоящий стандарт распространяется на основные размеры и допуски для тонкостенных фланцевых вкладышей, применяемых в корпусах с внутренним диаметром от 40 до 250 мм. Фланцевые вкладыши для корпусов с большим или меньшим внутренним диа-

метром используются очень редко.

Настоящий стандарт устанавливает также размеры и допуски для конструктивных деталей тонкостенных фланцевых вкладышей. Решение о включении этих деталей в определенную конструкцию принимает потребитель в зависимости от применения подшипников.

Допускается в качестве фланцевого вкладыща применять предварительно полученное соединение вкладыша без фланца с двумя упорными полукольцами. При этом технические условия согласуются между заказчиком и изготовителем.

1. ОПРЕДЕЛЕНИЕ

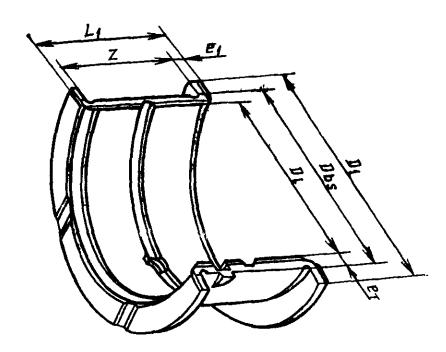
В настоящем стандарте принято следующее определение фланцевого подшипника:

фланцевый подшипник — сочетание радиального подшипника (цилиндрическая радиальная часть) и осевого подшипника (фланцы по краям) (см. черт. 1).

Издание официальное

Перепечатка воспрещена

С Издательство стандартов, 1990



Черт. 1. Фланцевый вкладыш

2. БУКВЕННЫЕ ОБОЗНАЧЕНИЯ

 D_L — диаметр корпуса; D_l — внутренний диаметр подшипника; D_{bs} — наружный диаметр подшипника; D_1 — наружный диаметр фланца; D_{cb} — диаметр отверстия контрольного блока; e_T толщина стенки подшипника; e_1 — толщина фланца; Z — расстояние между фланцами; L_L — ширина корпуса; L_1 — общая ширина подшипника; S_N или $S_{N1}+S_{N2}$ — выступание; $F=F_1=F_2$ — контрольная нагрузка, H; E_X — эксцентриситет; A — ширина фиксирующего выступа; B — длина фиксирующего выступа; N_D — высовинентриситет. та фиксирующего выступа; H — расстояние между выступом и фланцем; h — высота и ширина зоны между радиальной частью и фланцем; J — расстояние между выступом и канавкой; E — ширина паза; N_z — длина паза; G — высота паза; H_D — высота скоса на поверхности соединения; P_D — глубина скоса на поверхности соединения; e_i — толщина стенки в месте соединения; l — высота скоса на фланце; t — глубина скоса на фланце; G_W — ширина канавки; G_E — толщина стенки под канавкой; α — угол между краями канавки; r_1 — радиус скругления канавки; r_2 — радиус скругления масляного кармана; G_X — расстояние между осями канавок и фланца.

3. ОСНОВНЫЕ РАЗМЕРЫ И ДОПУСКИ

3.1. Острые края должны быть притуплены. В случае применения фасок их угол должен составлять 45°. 3.2. Номинальные размеры

Номинальные размеры внутреннего диаметра корпуса, внутреннего диаметра и толщины стенок подшипника приведены в табл. 1.

Таблица 1 Диаметры корпуса, внутренние диаметры, толщина стенки, наружные диаметры фланцев и расстояние между фланцами

<u> </u>	Внут	овний д	иаметр	D_l для	толщин	ы стенк	н <i>е</i> _Т			<u></u>	
Днаметр корпуса	2,0	2,5	3,0	3,5	4,0	5,0	6,0	D ₁		Z	
42 42 45 48 50 53 56 60 63	36 38 41 44 46 49 52 56 59	35 37 40 43 45 48 51 55 58			- - - - -	 		52 54 57 60 62 65 68 72 79	15 16 17 18 18 19 20 22 23	17 18 19 21 21 23 24 25 27	21 22 24 25 26 28 29 31 33
67 71 75 80 85		62 66 70 75 80	61 65 69 74 79				=	83 87 91 96 105	24 25 26 28 30	28 29 31 33 35	34 36 38 41 43
90 95 100 105 110 120		1 1	84 89 95 99 104 114	83 88 93 98 103 113		- - - -		110 115 120 129 134 144	31 33 34 36 38 41	37 39 41 43 45 49	45 48 50 53 55 60
125 130 140 150 160				118 123 133 143 153	117 122 132 142 152			149 154 170 180 190	42 44 46 51 54	50 52 56 60 64	62 65 70 75 8 0
170 180 190 200			1 1 1		162 172 182 192	160 170 180 190		200 210 220 230	57 60 64 67	68 72 76 80	84 89 94 99
210 220 240 250						200 210 230 240	198 208 228 238	250 260 280 290	70 73 80 83	83 87 95 99	103 108 118 123
) }	i ·		; }	1	1	I	:			

Номинальная общая ширина должна быть равна номинальному расстоянию между фланцами плюс две номинальные толщины стенок.

3.3. Допуски на диаметр корпуса

Корпуса из черных металлов должны изготовляться с допусками H6 по ГОСТ 25347. В тех случаях, когда корпуса изготовляют из металлов с высоким коэффициентом расширения или учитывают податливость корпуса, размер корпуса может иметь допуск, отличный от H6, но находящийся в пределах 6-го квалитета допусков.

3.4. Допуски на величину выступания и толщину стенки

Подшипники, рассматриваемые в настоящем стандарте, являтотся тонкими и гибкими, их наружный диаметр не поддается измерению обычными способами. Поэтому в разд. 6 приведен метод измерения длины развертки.

В настоящем стандарте невозможно регламентировать длину развертки, так как действительный размер будет зависеть от непосредственного применения (например, необходимо учитывать такие факторы, как жесткость корпуса, материал, рабочие температуры).

Однако допуски на длину развертки механически обработанных подшипников при их изготовлении должны находиться в соответствии с размерами допусков на измеряемую величину выступа-

ния (см. черт. 11), указанную в табл. 2.

Допуск на толщину стенки e_T зависит от способа обработки внутреннего отверстия, т. е. подлежит оно механической или электролитической обработке. Соответствующие допуски приведены в табл. 2.

Таблица 2 Допуски на измеряемую величину выступания S_N и толщину стенки e_T

		Допуск на e_T			
Внутренний диаметр	$(S_{N_{\text{max}}} - S_{N_{\text{min}}})$	механически об- работанны й подшипник	элечтролитически обработанный подшипник		
До 45 Св. 45 » 75 » 75 » 110 » 110 » 160 » 160 » 200 » 200 » 250	0,030 0',035 0,040 0,045 0,050 0,055	0,008 0,008 0,010 0,015 0,015 0,020	0,012 0,012 0,015 0,022 0,022 0,030		

Примечание. Еолее точные значения полей допусков должны согласовываться между заказчиком и изготовителем.

Отдельные небольшие вмятины на поверхности наружного диаметра допустимы при условии, что их будет не слишком много. Однако в этих зонах не следует проводить измерение толщины стенки.

- 3.5. Допуски на расстояние между фланцами, ширину корпуса, ширину подшипника, толщину фланца и наружный диаметр фланца
- 3.5.1. В общем случае устанавливают только допуск на толщину фланца с той стороны, с которой воздействует нагрузка, для того, чтобы верхний и нижний вкладыши имели одинаковую толщину фланцев. В этом случае положение фланцев относительно установочного замка зафиксировано.

В случае, если верхний и нижний вкладыши имеют одинаковые конструкции, фланцы одного вкладыша должны иметь одинаковую толщину в диапазоне допусков, представленных в табл. 3. В этом случае значения толщины фланца получают исходя из ширины вкладыша и расстояния между фланцами. Тем не менее по соглашению между заказчиком и изготовителем могут применяться другие допуски.

3.5.2. Наружный диаметр фланца должен быть меньше диаметра буртика вала.

Таблица 3 Расстояние между фланцами, ширина корпуса, ширина подшипника, толщина фланца и наружный диаметр фланца

	Допуск на					
Диаметр корпуса D_L	Z ^{1,3}	L _L	L_1	e2.3	Z_1	
До 7 5	+0,05	-0.02 0.07	-0,12		±1	
Св. 75 до 110	+0,07	0,02 0,07	-0,12	0, 05	<i>-</i> ↓	
Св. 110 до 250	+0,07	-0,02 -0,10	-0,12		±1,	

¹ В свободном состоянии.

² Под нагрузкой, см. п. 3.4.1.

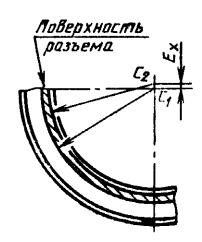
³ Допуски не суммируются, а представляют предельную допустимую величину для каждого размера.

3.6. Элементы конструкции

3.6.1. Эксцентрическое внутреннее отверстие

В некоторых случаях возникает необходимость использовать фланцевые вкладыши с эксцентрическими внутренними поверхностями, когда толщина стенки вкладыша равномерно уменьшается по направлению к поверхности разъема (черт. 2).

Примечание Эксцентриситет E_{x} в радиальной плоскости характеризуется расстоянием между центром C_{1} наружной поверхности подшипника и центром C_{2} внутреннего отверстия.



Черт. 2. Эксцентрическое внутреннее отверстие

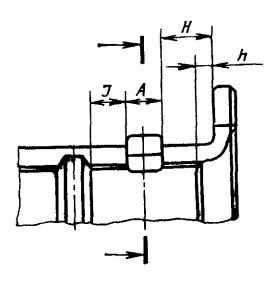
3.6.2. Распрямление вкладыша

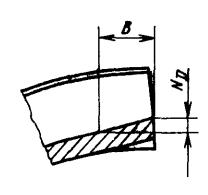
На распрямление оказывают влияние следующие показатели: материал антифрикционного слоя, его толщина и физические свойства, материал основы и его свойства, рабочая температура узла. В связи с тем, что эти показатели не устанавливаются в настоящем стандарте, величина распрямления также не регламентируется. Распрямление во всех случаях должно быть таким, чтобы после эксплуатации механизма в нормальных условиях величина распрямления в подшипнике была достаточна для обеспечения ремонта или замены детали. Фактическую величину распрямления определяют по соглашению между изготовителем и заказчиком.

3.6.3. Фиксирующие выступы и пазы в корпусе В случае использования фиксирующих выступов размеры выступа и паза должны соответствовать указанным на черт. 3 и в табл. 4.

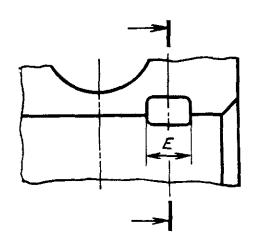
Разность между H и h не должна быть меньше 2 мм для того, чтобы избежать разрушения антифрикционного материала, что возможно при обработке внутреннего отверстия подшипника. По этой же причине размер J не должен быть меньше 2 мм. В противном случае выступ может войти в канавку для смазки.

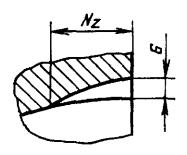
Установочный вамек





Паз в корпусе





Черт. 3

Размеры фиксирующего выступа, пазов и допуски на расстояние между фиксирующим выступом и фланцем

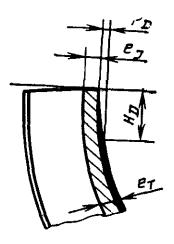
MM

_	Установочный замок			_	Паз		
Диаметр корпуса D_L	A	В	N _D	Допуск на <i>Н</i>	E	Nz	G
До 45	2,2—2,35	3-4	0,8—1,1		3,06—2,94	5,5—4,5	1,75—1,50
Св. 45 до 65	3,2—3,35	56	1—1,3	+0,15	4,06—3,94	8,5—7	2,15—1,75
Св. 65 до 85	4,2—4,35	56	1,2—1,5		5,,07—4,,93	10-8	2,60—2
Св. 85 до 120	5,2—5,35	67	1,4—1,7		6,07—5,93	12—9	3—2,25
Св. 120 до 200	6,2—6,35	8,5-10	1,5—2		8,08—7,92	15,5—12	43
Св. 200 до 250	7,2—6,35	11,5—13	2-2,5	+0,2	10,08—9,92	20—15	4,70-3,50

3.6.4. Скосы

3.6.4.1. Скос на внутренней поверхности соединения

На обеих сторонах вкладыша по всей его ширине предусматриваются скосы (черт. 4) с размерами, указанными в табл. 5.



Черт. 4. Скос на поверхности соединения

Таблица 5 Размеры и допуски скоса на поверхности соединения мм

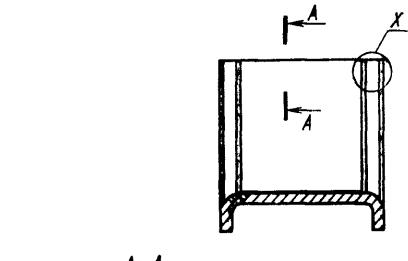
	745 747	
Диаметр корпуса D_L	Допуск на H_D	$P_D = \epsilon_T - e_J$
До 85	-3	0,12—0,025
CB. 85 » 120	4	0,015—0,030
» 120 » 200	— 5	0,0200,040
> 200 > 250	6	0,030—0,055
	I	J

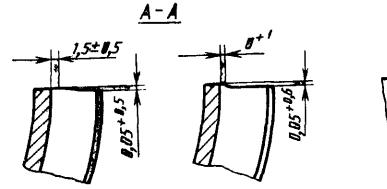
Размер H_D зависит от конкретных условий и устанавливается по соглашению заказчиком и изготовителем.

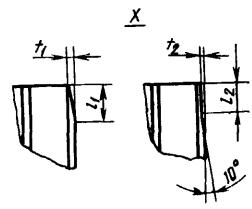
Размер H_D считают равным 1/7 внутреннего диаметра.

3.6.4.2. Скос на поверхности фланца

На всех стыках (см. черт. 5, сечение A-A) и на краях поверхностей скольжения предусматриваются скосы (см. черт. 5, выносной элемент X). Размеры скоса на поверхности фланца см. в табл. 6.







Скос на новерхности соединения (конструкция по выбору изготовителей)

Скос на краях поверхностей скольжения (конструкция по выбору изготовителей)

Черт. 5. Скос на фланце

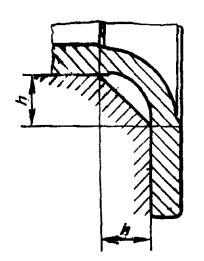
Таблица 6

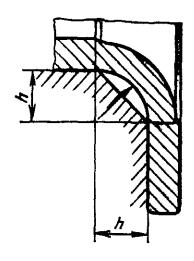
Размеры и допуски скоса фланцев

	M)	<u> </u>		
Днаметр кервуса D_L	t ₁ +0,2	l₁ ±0,2	t ₂ +0,3	<i>l</i> ₂ ±0,5
До 120	0,1	5, 5		
Св. 120 до 250	0,2	8	0,3	3

3.6.5. Зона перехода между радиальной частью подшинника и фланцем зависит от метода изготовления и соотношения между толщиной стенки и толщиной фланца.

Для того, чтобы избежать трещин, должен соблюдаться размер h воны перехода между радиальной частью и фланцем, указанный на черт. 6 и в табл. 7.





Черт, 6. Два типа зоны перехода между раднальной частью и фланцем

Та5 тица 7 Минимальная высота (и щирина) зоны перехода

MM			
h _{min}			
2			
3			

Чтобы избежать загрязнения участка скругления и внутреннего диаметра корпуса, геометрия зоны перехода должна соответствовать форме вала.

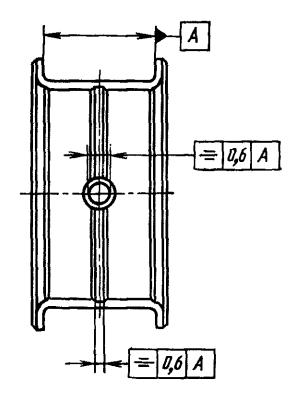
3.6.6. Смазочные отверстия и канавки

3.6.6.1. Смазочные канавки и отверстия на поверхности соединения

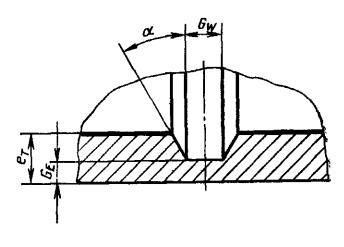
Положение кольцевых канавок и смазочного отверстия показано на черт. 7.

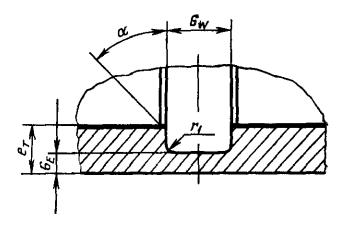
3.6.6.1.1. Смазочные канавки

Размеры канавок определяют функциональными требованиями и не устанавливают настоящим стандартом. Предпочтительная форма канавок указана на черт. 8.



Черт. 7. Расположение кольцевых канавок и смазочного отверстия





Черт. 8. Предпочтительные формы канавки

Примечания:

- 11 римечания. 1. Размер r_1 должен быть согласован. 2. Размер G_W должен быть согласован. 3. Размер G_E должен быть согласован. 4. Углы α равны 30 или 45° (наиболее часто используются).

3.6.6.1.2. Смазочные отверстия

Смазочные отверстия могут высверливаться или пробиваться. В том и в другом случае следует скруглить острые углы и снять заусенцы со смазочных отверстий, за исключением зоны перехода к смазочной канавке. Форму фаски выбирает изготовитель. На поверхностях скольжения в фасках нет необходимости.

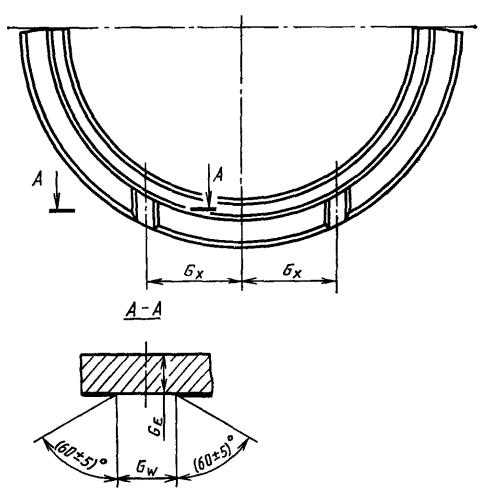
3.6.6.2. Смазочные канавки и смазочные карманы на поверхностях фланца

Приведенные на черт. 9 и 10 типы канавок и карманов обычно используются на фланцах с наружным диаметром до 160 мм. При больших диаметрах могут использоваться другие формы канавок и карманов.

Предпочтительно, чтобы глубина канавки или кармана была

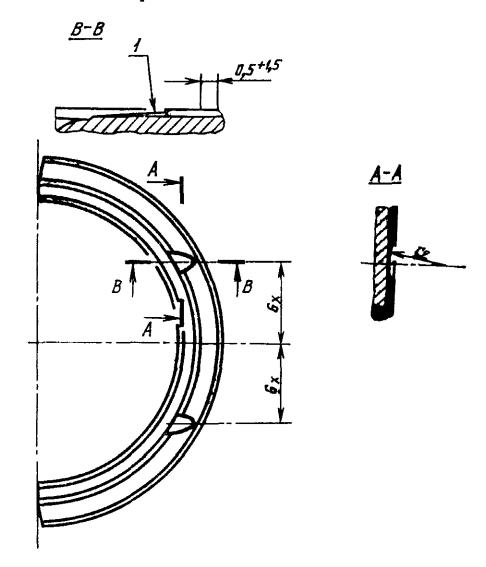
больше толщины антифрикционного слоя.

Допуск на G_E равен -0.30 мм.



Черт. 9. Форма канавок на поверхностях фланца

3.5.6.2.2. Смазочные карманы



1-диаметр фрезы (по усмотрению изготовителя)
Черт. 10. Форма масляного кармана

Таблица 8 Размеры и допуски канавок на поверхности фланца мм

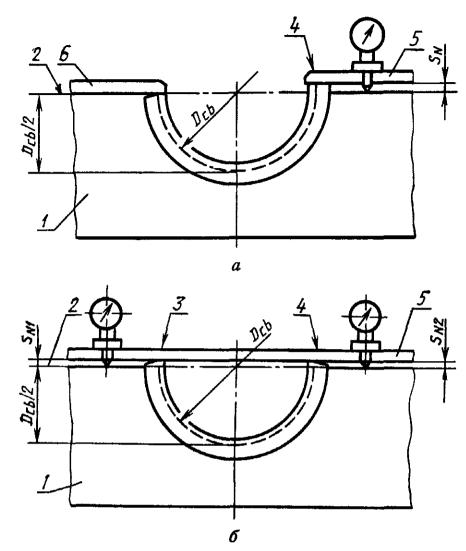
		0 x		
Днаметр фланца D ₁	$G_{\overline{W}} + 0.5$	BOWER.	допуск.	
До 60	3,5	12,5	±1,5	
Св. 60 до 80		17,5	±2,5	
Св. 80 до 100		22,5	±2,5	
Св. 100 до 120	4,5	27,5	±2,5	
Св. 120 до 110		32,5	±2,5	
Св. 140 до 160		37.5	±2,7	

Таблица 9 Размеры и допуски масляного кармана на поверхноети фланца мм

Дваметр фланца В 1	номин. допуск.		±0,3	
До 60	12,5	1,5	5	
Ca. 60 > 80	17,5	2,5	7	
> 80 > 100	22, 5	2,5	7	
> 100 → 120	27,5	2,5	9	
» 120 » 140	32,5	2,5	9	
> 140 > 160	37,5	2,5	9	

4. МЕТОД ИЗМЕРЕНИЯ ДЛИНЫ РАЗВЕРТКИ

4.1. При измерении длины развертки фланцевых подшипников применяют типовое устройство, приведенное на черт. 11, имеющее внутренний диаметр D_{cb} контрольного блока, равный максимальному диаметру корпуса подшипника.



Черт. 11. Устройство для измерения длины развертки подшилника:

1—контрольный блок; 2—база; 3 и 4—контрольные нагрузки; 5—прижимная плита; 6—упор: а) контрольное устройство с одним упором (выступание равно S_N); б) контрольное устройство без упора (выступание равно $N_1 + S_{N_2}$ и $F = F_1 = F_2$)

4.2. Контрольная нагрузка

4.2.1. При измерении длины развертки фланцевых вкладышей на стальной основе следует применять контрольную нагрузку. F в ньютонах, вычисляемую по формуле

$$F=125\cdot z\times e_T$$

где z — номинальное расстояние между фланцами, мм;

 e_T — номинальная толщина стенки подшипника, мм.

Примечания:

- 1. Значение контрольной нагрузки следует округлить до ближайших 500 Н.
- 2. Расстояние между фланцами учитывается формулой, так как в настоящем стандарте не рассматривается номинальная ширина.
- 4.2.2. Значение контрольной нагрузки для фланцевых вкладышей на стальной основе, а также для монометаллических подшипников оговаривается по соглашению между заказчиком и поставщиком.

информационные данные

- 1. ВНЕСЕН Государственным комитетом СССР по управлению качеством продукции и стандартам, ВНИИНМАШ Постановлением Государственного комитета СССР по управлению качеством продукции и стандартам от 22.11.89 № 3422 введен в действие государственный стандарт СССР ГОСТ 28341—89, в качестве которого непосредственно применен международный стандарт ИСО 6864—84
- 2. ССЫЛОЧНЫЕ НОРМАТИВНО-ТЕХНИЧЕСКИЕ ДОКУМЕН-ТЫ

Обозначение НТД, на который дана ссылка	Номер пункта
ΓΟCT 25347—82	3.2

Редактор Р. Г. Говердовская Технический редактор Г. А. Теребинкина Корректор В. М. Смирнова

Сдано в наб. 11.12.89 Подп. в печ. 06.03.90 1,25 усл. п. л. 1,25 усл. кр.-отт. 0,82 уч.-изд. д. Тираж 18 000

Ордена «Знак Почета» Издательство стандартов, 123557, Москва, ГСП, Новопресменский пер., № Тип. «Московский печатник». Москва, Лялин пер., 6. Зак. 1358