

Исходный контур

Mogynu

Основные параметры

Qonycku





### ГОСУДАРСТВЕННЫЕ СТАНДАРТЫ СОЮЗА ССР

# ПЕРЕДАЧИ ЗУБЧАТЫЕ

ИСХОДНЫЙ КОНТУР МОДУЛИ ОСНОВНЫЕ ПАРАМЕТРЫ ДОПУСКИ

Издание официальное

ИЗДАТЕЛЬСТВО СТАНДАРТОВ
Москва— 1973

### ОТ ИЗДАТЕЛЬСТВА

Сборник «Передачи зубчатые. Исходный контур. Модули. Основные параметры. Допуски» содержит стандарты, утвержденные до 1 марта 1973 г.

В стандарты внесены все изменения, принятые до указанного срока. Около номера стандарта, в который внесено изменение, стоит знак\*

Текущая информация о вновь утвержденных и пересмотренных стандартах, а также о принятых к ним изменениях публикуется в выпускаемом ежемесячно «Информационном указателе стандартов».

### ПЕРЕДАЧИ ЗУБЧАТЫЕ КОНИЧЕСКИЕ

ΓΟCT 1758—56

Допуски

Взамен ГОСТ 1758—42

Утвержден Комитетом стандартов, мер и измерительных приборов при Совете Министров Союза ССР 15/XII 1956 г. Срок введения установлен с 1/I 1959 г.

### Несоблюдение стандарта преследуется по закону

Настоящий стандарт распространяется на зубчатые передачи с пересекающимися осями с металлическими механически обработанными коническими зубчатыми колесами с исходным контуром по ГОСТ 13754—68.

Стандарт охватывает колеса с прямыми, косыми и криволинейными зубьями с диаметрами делительной окружности до 2000 мм и модулями свыше 1 до 30 мм.

#### **І. СТЕПЕНИ ТОЧНОСТИ**

1. Устанавливается двенадцать степеней точности зубчатых колес и передач, обозначаемых в порядке убывания точности степенями 1, 2, 3, 4, 5, 6, 7, 8, 9, 10, 11 и 12.

Примечание. Для степеней точности 1, 2, 3, 4 и 12 допуски и отклоне-

ния не предусмотрены.

2. Для каждой степени точности устанавливаются нормы: кинематической точности колеса;

плавности работы колеса;

контакта зубьев.

Нормы кинематической точности определяют величину полной

погрешности угла поворота зубчатых колес за оборот.

Нормы плавности работы колеса определяют величину составляющих полной погрешности угла поворота зубчатого колеса, многократно повторяющихся за оборот колеса.

Нормы контакта зубьев определяют полноту прилегания боковых поверхностей сопряженных зубьев колес в передаче.

3. Независимо от степени точности колес и передач устанавливаются нормы бокового зазора.

Основными являются нормы нормального гарантированного зазора (обозначаемого буквой X), обеспечивающего компенсацию

уменьшения бокового зазора от нагрева передачи, при разности температур зубчатой передачи и корпуса в 25°C и равенстве коэффициентов линейного расширения.

4. Нормы гарантированного бокового зазора допускается изменять.

При изменении норм гарантированного бокового зазора предпочтительно применять одно из следующих сопряжений:

Вид сопряжения	Обозначен <b>ие</b>
С нулевым гарантированным зазором	$\boldsymbol{c}$
С уменьшенным гарантированным зазором	Д
С увеличенным гарантированным зазором	Ш

5. Точность изготовления конических зубчатых колес и передач задается степенью по нормам кинематической точности, плавности и контакта и видом сопряжения по нормам бокового зазора.

Пример условного обозначения передачи со степенью точности 7 с нормальным гарантированным зазором X:

 $\Pi$  р и м е ч а н и е. Для передач с измененной величиной гарантированного зазора, не соответствующего одному из указанных видов сопряжения, буква, обозначающая вид сопряжения, не указывается.

6. Допускается взаимное комбинирование норм кинематической точности колеса, плавности работы колеса и контакта зубьев из разных степеней точности.

Область применения комбинирования норм по степеням точности устанавливается ведомственными нормалями.

- 7. При комбинировании норм разных степеней точности: нормы плавности работы колеса могут быть не более, чем на одну степень точнее или на одну степень грубее степени кинематической точности; нормы контакта зубьев не могут быть грубее степени плавности колес.
- 8. При комбинировании норм разных степеней точности обозначение точности колес и передачи производится последовательным написанием номеров степеней в виде трехзначного числа и буквы. Первая цифра числа означает номер степени по нормам кинематической точности колес, вторая степень по нормам плавности работы колес, третья степень по нормам контакта зубьев, а буква вид сопряжения.

Пример условного обозначения передачи со степенью по нормам кинематической точности колес — 8; степенью по нормам плавности работы — 7; степенью по нормам контакта зубьев — 7; сопряжением с увеличенным гарантированным зазором — III:

Ст. 8—7—7-Ш ГОСТ 1758—56

Примечание. Для передач с измененной величиной гарантированного зазора, не соответствующего одному из указанных видов сопряжения, буква, обозначающая вид сопряжения, не указывается.

# **П. ОСНОВНЫЕ ОПРЕДЕЛЕНИЯ И ОБОЗНАЧЕНИЯ**

9. Устанавливаются следующие определения и обозначения для отклонений колес и передач.

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
1. Кинематическая погрешность колеса холеса установания колеса установания колеса забо»	$\Delta F_{\Sigma}$	Наибольшая погрешность угла поворота зубчатого колеса в пределах одного оборота при однопрофильном зацеплении с точным колесом Определяется по делительной окружности с центром на оси вращения колеса у большего основания делительного конуса
<b>Допуск на кинематическую погрешность колеса</b>	ôF <sub>Σ</sub>	

7
00
읔
17
28
5
~

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
2. Накопленная погрешность окружного шага $\frac{Hau \delta o \pi b u e e}{o m k \pi o h e h u e}$ $\delta \text{ минус}$ $\Delta t_z + M$ $\Delta t_z = \Delta t_{z h \delta} (-\Delta t_{z h m})$	Δt z	Наибольшая погрешпость во взаимном расположении любых двух одноименных профилей зубьев по окружности, проходящей в средней части зуба по его длине и высоте с цептром на оси вращения колеса
Допуск на накопленную погрешность окружного шага	$\delta t_{\Sigma}$	

		Продолжение
Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
3. Биение зубчатого венца	eo	Наибольшее колебание расстояний измерительного наконечника, соответствующего исходному контуру, относительно оси вращения колеса. Определяется на любом постоянном расстоянии от вершины делительного конуса
Допуск на биение зубчатого венца	E .	
4. Погрешность обката	$\Delta \phi_{\Sigma}$	Составляющая кинематической погрешности колеса, определяемая при исключении радиального биения зубчатого венца. Определяется в угловых секундах
Допуск на погрешность обката	$\delta \phi_{\Sigma}$	

7
Õ
$\mathbf{c}$
-
_
758
Ōρο
١.
<u></u>

Отклонения и допуски	Обозна. чения	Определения
5. Номинальный измерительный межосевой угол	φυ	Межосевой угол при плотном сопряжении точного колеса с измеряемым зубчатым колесом, имеющим наименьшее утонение зубьев.  Примечание. Номинальный измерительный межосевой угол равен номинальному межосевому углу в передаче при выполнении точного колеса по номинальным размерам колеса, парного к контролируемому, но с увеличенной толщиной зубьев. Увеличение толщины зубьев точного колеса должно быть равно наименьшему утонению зубьев контролируемого колеса.
Предельные отклонения измерительного межосевого угла: верхнее нижнее Колебание измерительного межосевого угла: за оборот колеса на одном зубе	Δηφυ Δηφυ Δοφυ Δγφυ	Разность между предельным и номинальным межосевыми углами, выраженная в линейных величинах на длипе, равной длине образующей делительного конуса.  Разность измерительных межосевых углов — наибольшего и наименьшего — за полный оборот контролируемого колеса или, соответственно, при повороте колеса на один угловой шаг

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
Допуск на колебание измерительного межосевого угла: за оборот колеса на одном зубе	δ <sub>ο</sub> φ <sub>ιι</sub> δγφ <sub>ιι</sub>	
6. Циклическая погрешность $a_1 + a_2 + a_3 + + a_n$	ΔΕ	Составляющая кинематической погрешности колеса, периодически многократно повторяющаяся за его оборот.  Определяется по делительной окружности с центром на оси вращения колеса у большего основания делительного конуса как средняя величина размаха колебаний кинематической погрешности колеса, взятая по всем циклам за оборот колеса.  Примечание Допускается устанавливать границу числа раз повторений погрешности за оборот, к которой не относится допуск на циклическую погрешность. Например, допуск не относится к циклической погрешности с числом повторений меньше (указывается число повторений, не вызывающее опасных колебаний в передаче)
Допуск на циклическую погрешность	δF	

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
7. Отклонение окружного шага	$\Delta t_c$	Разность действительного и среднего значения окружного шага по окружности, проходящей в средней части зуба по его длипе и высоте с центром на оси вращения колеса
Предельные отклонения окружного шага: верхнее нижнее	$egin{array}{c} \Delta_{ ext{B}} t_c \ \Delta_{ ext{B}} t_c \end{array}$	
8. Разность окружных шагов	$\Delta t$	Разпость между двумя любыми шагами по окружности, проходящей в средней части зуба по его длине и высоте с центром па оси вращения колеса
Допуск на разность окружных шагов	δt	

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
9. Пятно контакта		Часть боковой поверхности зуба колес на которой располагаются следы прилег иня его к зубьям парного колеса после врения колес в собранной передаче при леком торможении (см. п. 16).  Определяется относительными размерми контактного пятна (в процентах): по длине зуба — отношением расстоян между крайними точками следов прилег иня к полной длине зуба  (а)

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
		по высоте зуба — отношением высоты пятна прилегания в средней ее части по длине зуба к соответствующей активной высоте зуба $\left(\frac{h}{h_a} 100\%\right)$ Примечание. Для зубчатых колес, фрезерованных коническими червячными фрезами из расстояния между крайними точками следов прилегания, вычитаются разрывы, превосходящие величину модуля в мм $\left(\frac{a-c}{B} 100\%\right)$

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
10. Непересечение осей	Δα	Величина кратчайшего расстояния между осями вращения сопряженных зубчатых колес в передаче
Номинальное положение оси второго колеса  Номинальное положение оси второго колеса  Чп-номинальный межасевой угол в передаче		
Допуск на непересечение осей	ðа	

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определення
11. Смещение вершины делительного конуса	ΔΚ	Величина смещения вершины делительного конуса вдоль его оси от точки пере сечения осей зубчатых колес в передаче. Определяется как осевое смещение колеса при монтаже в передаче относительно его положения на контрольном обкатном станке, соответствующего наилучшим условиям его зацепления с парным колесом
Предельные смещения вершины делительного конуса: верхнее нижнее	Δ <sub>B</sub> <i>K</i> Δ <sub>H</sub> <i>K</i>	
12. Отклонение межосевого угла	$\Delta \varphi_n$	Разность между действительным и номинальным межосевыми углами в передаче, выраженная в линейных величинах на длине, равной длине L образующей делительного конуса (см. определение 10)
Предельные отклопения межосевого угла: верхнее нижнее	$\Lambda_{\mathtt{B}} \phi_n \ \Delta_{\mathtt{H}} \phi_n$	

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
13. Номинальная толщина зуба	S	Расчетная толщина зуба колеса, обеспечивающая плотное (беззазорное) зацепление в передаче при номинальной толщине зубьев парного колеса и номинальном положении колес.
		Определяется по делительной окружно- сти с центром на оси вращения колеса у большего основания делительного конуса.
Утонение зубьев	ΔS	Уменьшение номинальной толщины зубьев колеса, пересчитанное на нормальное сечение.
Наименьшее утонение зубьев	$\Delta_{\mathtt{B}}S$	Наименьшее предписанное утонение, осуществляемое с целью обеспечения в передаче гарантированного бокового зазора.
Допуск на толщину зубьев	δS	Разность наименьшего и наибольшего допустимых утонений зубьев

_
$\Xi$
3
5
у У
l
5

Отклонения и допуски	Обозна- чения	Определения
14. Боковой зазор	_	Зазор между зубьями сопряженных колес в передаче, обеспечивающий свободный поворот одного колеса при неподвижном втором колесе.
		Определяется по нормали к поверхности зубьев у большего основания делительного конуса.
Гарантированный боковой зазор	C <sub>n</sub>	Наименьший предписанный боковой за- зор.
15. Измерительный боковой зазор	с <sub>и</sub>	Зазор между зубьями точного колеса и контролируемого колеса при положении их на контрольном обкатном станке, соответствующем наилучшим условиям зацепления.
Колебание измерительного бокового зазора	$\Delta_o c_u$	Разность между наибольшим и наименьшим измерительными боковыми зазорами за полный оборот контролируемого колеса.
Допуск на колебание измерительного бокового зазора	$\delta_{o}c_{u}$	

#### п. нормы точности

10. Допуски и отклонения по нормам кинематической точности, нормам плавности работы и нормам контакта зубьев для различных степеней точности устанавливаются в зависимости от торцового модуля и диаметра делительной окружности колес, рассчитанных у большего основания делительного конуса, по табл. 1—3.

Комплексы показателей точности, в соответствии с пп. 11, 13, 15 и 19, устанавливаются ведомственными нормалями в зависимости от назначения и условий производства зубчатых передач. Каждый установленный комплекс показателей точности, используемый

при приемке колес и передач, является равноправным.

11. Показателями кинематической точности колеса являются:

$$\Delta F_{\Sigma}$$
 или  $\Delta t_{\Sigma}$ ,

нли один из следующих комплексов:

 $e_0$  H  $\Delta_{\varphi\Sigma}$  ,

 $\Delta_0 c_u \bowtie \Delta_{\varphi\Sigma}$ ,

 $\Delta_{o}\phi_{u}$  и  $\Delta_{\varphi\Sigma}$  (только для прямозубых колес),

 $e_0$  (для колес степени точности 9, 10 и 11),

 $\Delta_{o}c_{u}$  (для колес степени точности 9),

 $\Delta_{0}\phi_{u}$  (для прямозубых колес степени точности 9).

Примечание. Допускается, чтобы одна из величин, входящих в комплекс, превосходила предельное значение, если суммарное влияние этих величин не превышает  $\delta F_{\Sigma}$ .

- 12. Норма кинематической точности, кроме  $E_0\delta_0\phi_u$  и  $\delta_0c_u$  в зависимости от условий работы по правым и левым профилям допускается назначать из разных степеней точности.
- 13. Показателями плавности работы колеса являются:  $\Delta F$ , или  $\Delta t_c$ , или  $\Delta t$ , или  $\Delta v$   $\phi_u$  (только для прямозубых колес).
- 14. Нормы плавности работы, кроме  $\delta \gamma \, \phi_u$ , в зависимости от условий работы по правым и левым профилям допускается назначать из разных степеней точности.
- 15. Показателями, определяющими контакт зубьев в передаче, являются:

пятно контакта,  $\Delta K$  и  $\Delta a$  (для нерегулируемых передач), пятно контакта и  $\Delta a$  (для регулируемых передач).

16. При бочкообразной форме зубьев допускается принимать  $\delta a$  и  $\Delta_{\rm H} K$  из следующей более грубой степени норм контакта зубьев в передаче.

При специальных требованиях к размерам, форме, расположению и определению пятна контакта показатели, определяющие контакт зубьев в передаче, устанавливаются независимо от табл. 3.

17. Нормы пятна контакта зубьев в передаче в зависимости от условий работы по правым и левым профилям допускается назначать из разных степеней точности.

							Днамет	р колес	а, мм	<del> </del>		
Степень точности	Обозначе- ния допусков	Модуль торцовый <i>m<sub>s</sub></i> мм	Размер- ность	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Св. 1250 до 2000
		Св. 2,5 до 6	мкм	42	48	55	60	70	80	95		
7	<b>б</b> ос и	Св. 6 до 10	n		55	60	65	75	85	100		
		Св. 10 до 16	n	_		<b>6</b> 5	70	80	90	105	_	
	$\delta t_{\Sigma}$	Св. 1 до 30	n	60	80	100	115	140	180	220	280	360
	E .	Св. 1 до 30	,,	50	65	80	95	110	120	150	190	220
	δφ Σ	Св. 1 до 30	сек	380	240	190	150	110	95	75	<b>6</b> 5	<b>5</b> 5
		Св. 1 до 2,5	мкм	90	105	115	130	160	190			
8	δοφн	Св. 2,5 до 6	n	100	110	120	140	170	200			
· ·		Св. 6 до 10	7	105	115	130	150	180	200			
	1	Св. 1 до 2,5	n	<b>6</b> 0	70	85	95	105	120			
		Св. 2,5 до 6	, n	65	75	90	100	110	120	150		مسي
	ð <sub>o</sub> c <sub>n</sub>	Св. 6 до 10	, n		90	100	105	115	130	160	200	220
		Св. 10 до 16	n			105	110	120	140	170	200	220
		Св. 16 до 30	77				120	140	160	190	210	250
	$\delta t_{\Sigma}$	Св. 2,5 до 30	,	100	120	160	190	220	280	360	450	560
9	E <sub>o</sub>	Св. 2,5 до 30		80	105	120	150	180	200	240	300	360

		1	[				Диаме:	гр колес	а, мм			
Степень точности	Обозначе- ния допусков	<b>М</b> одуль торцовый <i>m<sub>s</sub></i> мм	Размер- ность	До 50	Св. 50 до 90	Св. 80 до 120	CB. 120 Ao 200	CB. 200 Ao 320	Св. 320 до 500	Св. 500	Cs. 800 Ao 1250	Cs. 1250 30 2000
	$\delta_{\alpha} \phi_{H}$	Св. 2,5 до 6	мкм	160	180	200	220	260_	320			
	Уафи	Св. 6 до 10	'n	170	190	210	240	280	320			
	δ <sub>o</sub> c <sub>H</sub>	Св. 2,5 до 6	,	105	115	140	160	180	200	240		
9		Св. 6 до 10	,		140	160	170	190	210	250	320	360
	OoC H	Св. 10 до 16	n			170	180	200	220	260	320	360
		Св. 16 до 30	33				200	220	250	300	340	400
10	Eo	Св. 2,5 до 30	31	120	170	200	240	280	320	380	480	560
11	E <sub>o</sub>	Св. 2,5 до 30		200	260	320	380	450	500	600	750	300

### Примечания:

1. Принятые обозначения:

 $\delta F_{\Sigma}$  — допуск на кинематическую погрешность колеса;

 $\delta t_{\Sigma}$  — допуск на накопленную погрешность окружного шага;

 $E_{o}$  — допуск на биение зубчатого венца;

δφ<sub>Σ</sub> — допуск на погрещность обката;

 $\delta_{o}\phi_{B}$  — допуск на колебание измерительного межосевого угла за оборот колеса;

 $\delta_{o}$ с и — допуск на колебание измерительного бокового зазора.

2. Накопленная погрешность окружного шага на <sup>1</sup>/<sub>6</sub> окружности (или на длине дуги, соответствующей ближайщему большему целому числу зубьев) не должна превышать половины допуска на накопленную погрешность окружного шага.

3. Допускается определение величины колебания измерительного межосевого угла по соответствующему значению осевого перемещения одного из колес в плотном зацеплении.

# Нормы плавности работы колес

		Нормы плавно	сти раб	боты ка	лес					Таблі	ица 2
						Диамет	р колеса	1, мм	·		
Степень точносты	Обозначения отклонений и допусков	Модуль торцовый <i>т<sub>в</sub></i> мм	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Св. 1250 цо 2000
							мкм				
		Св. 1 до 2,5	3,6	4	4,5	5	5,2	5,5	5,5		
	\$.5	Св. 2,5 до 6	4,5	5	5,2	5,2	5,5	5,8	6,5		
	$\delta F$	Св. 6 до 10	5,5	5,8	5,8	6	6,5	7	7,5		
5		Св. 10 до 16	<b>6</b> ,5	7	7,5	8	8,5	9	9		
· ·		Св. 1 до 2,5	±2,8	±2,8	±3,2	$\pm 3,2$	<u>±</u> 3, <b>6</b>	<u>±</u> 4,5	±5,2		
	$\Delta_{ extsf{B}} t_{ extsf{c}}$	Св. 2,5 до 6	±3,2	±3,6	<u>±4</u>	<u>±4</u>	<u>±</u> 4,5	<u>±</u> 5	<u>±</u> 5,8		
	$\Delta_{ m H} t_{ m c}$	Св. 6 до 10		±4	<u>±4,5</u>	<u>±5</u>	<u>±</u> 5,2	±5,5	<u>±</u> 6		
	_	Св. 10 до 16			<u>±5,2</u>	<u>±5,5</u>	<u>+</u> 5,8	<b>±6</b> ,5	<u>±7,5</u>		
-		Св. 1 до 2,5	5,5	6	7	8	8,5	9	9,5		
	$\delta F$	Св. 2,5 до 6	7	88	8,5	8,5	9	9,5	10,5		
	OF	Св. 6 до 10	9	9,5	9,5	10	10,5	11	11,5		
6		Св. 10 до 16	10,5	11	11,5	12	13	14	<u>i</u> 4		
	$\Delta_{ extbf{B}} t_{ extbf{c}}$	Св. 1 до 2,5	±4,5	土4,5	±5	<u>±</u> 5	<b>土</b> 5,5	土7	±8,5		
	$\Delta_{\rm H} t_{\rm c}$	Св. 2,5 до 6	±5	±5,5	±6	士6	±7	士8	±9,5		

				Диаметр колеса, мм									
Степень точности	Обозначе- ния отклонений и допусков	ния торцовый отклонений <i>то</i>		Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	CB. 1250		
				<u>'</u>	•		МКМ		<del></del>				
6	$\Delta_{\mathtt{B}}t_{\mathtt{C}}$	Св. 6 до 10		<u>+</u> 6	<u>±</u> 7	土8	<u>±8,5</u>	<u>±9</u>	<u>±10</u>				
	Δ <sub>H</sub> t <sub>c</sub>	Св. 10 до 16			<u>+</u> 8,5	<u>+</u> 9	<u>±9,5</u>	<u>±10,5</u>	<u>±11,5</u>				
	_	Св. 1 до 2,5	9	10	11	12	13_	14	15				
	$\delta F$	Св. 2,5 до 6	11	12_	13	_13_	14	15	17		<u> </u>		
	or	Св. 6 до 10	14	15	15	16	17	18	19				
		Св. 10 до 16	17	18	19	20	_ 21	22_	22		_		
		Св. 1 до 2,5	<u>±7</u>	土7	<u>+8</u>	<u>+8</u>		土11	±13				
7	$\Delta_{ m B} t_{ m c}$	Св. 2,5 до 6	<u>±8</u>	±9	<u>±10</u>	<u>±10</u>	<u>±11</u>	<u>±12</u>	<u>±15</u>				
	$\Delta_{ ext{H}} t_{ ext{c}}$	Св. 6 до 10		<u>±10</u>	<u>±11</u>	<u>±12</u>	<u>+</u> 13	<u>±14</u>	<u>±16</u>	_			
		Св. 10 до 16			±13	<u>±14</u>	<u>±15</u>	<u>±17</u>	<u>±</u> 19				
		Св. 1 до 2,5	24	24	24	_25	28	32_			_		
	δγ $φ$ <sub><math>u</math></sub>	Св. 2,5 до 6	_ 28	28	28_	30	32	36	_	_	***		
		Св. 6 до 10		34	34	36	38	42			_		
8	δt	Св. 1 до 2,5	22	24	25	26	30	3 <b>6</b>	42	52			
-		Св. 2,5 до 6	26	28	30	32	3 <b>6</b>	38	48	55	7!		

·						Диамет	) колеса	, мм			<del></del>		
Степень точности	Обозначе- ния отклонений и допусков	Модуль торцовый <i>т<sub>в</sub></i> мм	До 50	CB. 50 40 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	CB. 500 40 800	Св. 800 до 1250	<b>с</b> в. 1250 до 2000		
			мкм										
	1 1	Св. 6 до 10		_34	36	3 <b>8</b>	40	45	_50	60	85		
	δt	Св. 10 до 16			42	45	48	_ 52	_58	70	95		
8		Св. 16 до 30	<u> </u>			58	_60	70	75	90	105		
0		Св. 1 до 2,5	38	38	_38	40	45	50	_				
	δγφи	Св. 2,5 до 6	42	42	42	48	50	55					
		Св. 6 до 10		52	52	55	58	65		_			
		Св. 2,5 до 6	42	45_	48	_50_	55	_58	75	90	115		
	$\delta t$	Св. 6 до 10		52	55	58	60	70	80	100	130		
9		Св. 10 до 16			<b>6</b> 5	70	75	85	95	110	150		
9		Св. 16 до 30		_ <del></del>		95	100	110	115	140	170		
	Savo	Св. 2,5 до 6	65	65	65	<b>7</b> 5	80	90	<del></del>		_		
	δγφи	Св. 6 до 10		85	85	90	95	105					
		Св. 2,5 до 6	65	70	75	80	90	95	115	140	190		
10	δt	Св. 6 до 10		85	90	95	100	110	120	160	210		
	-	Св. 10 до 16	_		105	110	115	130	150	180	240		

						Диамет	о колеса	1, MM			
Степснь точности	Обозначе- ния отклопений и допусков	Модуль торцовый <i>m<sub>s</sub></i> мм	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Св. 1250 до 2000
							мкм				
10	<u> </u>	Св. 16 до <b>30</b>				150	160	180_	1.90	220	260
		Св. 2,5 до 6	105	110	115	120	140	150	190	220_	300
1.1	S	Св. 6 до 10		130	140	150	160	180	200	250	340
11	$\delta t$	Св. 10 до 16			170	180	190	210	240	280	380
		Св. 16 до 30	_	-	_	240	250	280	300	360	420

Примечания:

1. Принятые обозначения:  $\delta F \to \text{допуск на циклическую погрешность;}$   $\Delta_B t_c; \ \Delta_H t_c \to \text{предельные отклонения окружного шага;}$   $\delta t \to \text{допуск на разность окружных шагов;}$   $\delta \psi_u \to \text{допуск на колебание измерительного межосевого угла на одном зубе.}$  2. Допускается определение величины колебания измерительного межосевого угла по соответствующему значению

осевого перемещения одного из колес в плотном зацеплении.

3. Для колес степеней 5—7 допускается наличие единичных местных погрешностей  $\Delta F$ , не превышающих удвоенпой величины допуска на циклическую погрешность.

# Нормы контакта зубьев в передаче

Таблица 3

	Обозначе-	Модуль	1.P	Длина образующей делитель- ного конуса, мм
Степень точности	ния отклонений и допусков	торцовый <i>m</i> <sub>s</sub> мм	Размерность	До 200 Св. 200 до 320 до 500 до 500 до 800 до 1250
	Пят	гно контакта	%	по высоте не менее 75 по длине не менее 75
	δα	Св. 1 до 16	мкм	11,5   14   18   22   30
5		Св. 1 до 2,5	»	0—19
	$\Delta_{\mathbf{B}}K$	Св. 2,5 до 6	>	0—30
	$\Delta_{\mathbf{z}}K$	Св. 6 до 10	<b>,</b>	0—40
		Св. 10 до 16	<u> </u>	0—48
	Пят	гно контакта	%	по высоте не менее 70 по длине не менее 70
	δa	Св. 1 до 16	мкм	15 18 22 28 38
6		Св. 1 до 2,5	»	0—24
	$\Delta_B K$	Св. 2,5 до 6	»	0—48
	$\Delta_{\mathtt{H}}K$	Св. 6 до 10	»	050
<del></del>		Св. 10 до 16	»	0—58
	Пят	гно контакта	%	по высоте не менее 60 по длине не менее 60
	δα	Св. 1 до 16	мкм	19   22   28   36   48
6		Св. 1 до 2,5	»	0—30
	$\Delta_{\mathbf{B}}K$ $\Delta_{\mathbf{H}}K$	Св. 2,5 до 6	»	0—48
	$\delta a$	Св. 6 до 10	»	060
		Св. 10 до 16		0—75

# Продолжение

	Обозначе-	Модуль	<u>.</u>	Длі	и <b>на</b> обра ного	зующей конуса,		ль-			
Степе <b>иь</b> точности	ния торцовый отклонений $m_s$ и допусков мм		Размерность	До 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250			
	Пятн	о контакта	%	по высоте не менее 50 по длине не менее 50							
	δα	Св. 1 до 30	МКМ	24	28	36	45	58_			
o		Св. 1 до 2,5	»		(	<u>) — 38</u>					
8		Св. 2,5 до 6	»		(	)— 5 <b>8</b>					
	$\Delta_{\mathtt{B}}K \ \Delta_{\mathtt{H}}K$	Св. 6 до 10	<u> </u>		(	— 80					
		Св. 10 до 16	»		(	95					
	<u> </u>	Св. 16 до 30	»		(	)120					
	Пять	%		енее 40 енее 40							
	δa	Св. 2,5 до 30	мкм	30	36	45	55	75			
9		Св. 2,5 до 6	»	ļ		75	5				
	$\Delta_{\mathbf{B}}K$	Св. 6 до 10	»	-		0—100					
	$\Delta_{\mathbf{B}}K$	Св. 10 до 16	»	.		0—115					
<del></del>		Св. 16 до 30	»			0—160		<del></del> .			
	Пят	но контакта	%		ю высо ю длин						
	δα	Св. 2,5 до 30	мкм	38	45	55	70	95			
10		Св. 2,5 до 6	<u>«</u>	-	<del></del>	0—_95					
	$\Delta_{\mathtt{B}}K$	Св. 6 до 10	»	_		0—120					
	$\Delta_{\mathtt{H}}K$	Св. 10 до 16	»	_		0—150					
		Св. 16 до 30				0—200					

	Обозначе-	Модуль	٦b	Длина образующей делитель- ного конуса, мм						
Степень	ния отклонений и допусков	торцовы " <i>m<sub>s</sub></i> мм	Размерность	До 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250		
	Пя	гно контакта		по высоте не менее 30 по длине не менее 30						
	δα	Св. 2,5 до 30	мкм	48	55	70	90	115		
11		Св. 2,5 до 6	<u>»</u>		(	<u>—115</u>				
	$\Delta_{\mathtt{B}}K$	Св. 6 до 10	<u>»</u>	0—160						
	$\Delta_{ extbf{H}}K$	Св. 10 до 16	»	ļ <del></del>		<u>—190</u>		<del> </del>		
i !		Св. 16 до 30			C	-250				

 $\Pi$  р и м є ч а н и є. Принятые обозначения:  $\delta a$  — допуск на непересечение осей;  $\Delta_{\rm B} K$  и  $\Delta_{\rm H} K$  — предельные смещения вершины делительного конуса.

# IV. НОРМЫ БОКОВОГО ЗАЗОРА

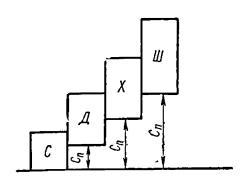


Схема расположения полей допусков бокового зазора

18. Отклонения и допуски по нормам бокового зазора для различных видов сопряжений устанавливаются по табл. 4 и 5, а наименьшее утонение зубьев  $\Delta_{\rm B}S$  — по табл. 6. При изготовлении колес с комбинированием норм различных степеней точности утонение зубьев  $(\Delta_n S)$  устанавливается в зависимости от вида сопряжения и степени точности по нормам плавности работы колес.

# Гарантированный боковой зазор и отклонения межосевого угла

Таблица 4

			Длина	образук	ощей дел	ительно	го конуса	n, mm			
Вид сопряжения	Обозначения отклонений и допусков	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до <b>32</b> 0	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250		
	00 H				М	км					
С	Ì	0	0	0	0	0	0	0	0		
		40	_50	65	85	100	130	170	210		
X		85	100	130	170	210	260_	340	420		
		170	210	260	340	420	530_	670	850		
C		<u>+18</u>	<u>+24</u>	<u> </u>	<u>+32</u>	<u>+</u> 38	<u>+45</u>	<u>+52</u>	<u>+60</u>		
Л	$\Delta_{\rm B} \varphi_n \ \Delta_{\rm H} \varphi_n$	<u>+28</u>	<u>+</u> 38	<u>+45</u>	<u>+50</u>	<u>±58</u>	<u>+70</u>	<u>+85</u>	+100		
X		<u>+45</u>	<u>+58</u>	<u>±70</u>	<u>±80</u>	<u>+95</u>	<u>±110</u>	<u>+130</u>	<u>±160</u>		
Ш	i	+70	<u>±</u> 95	<u>+</u> 110	<u>+</u> 120	土150	土180	<u>+</u> 210	±250		
	$\Delta_{\mathtt{B}}\phi_{\mathtt{H}}$	$\Delta_{_{\mathrm{B}}}\phi_{_{\mathrm{H}}}=\delta\gamma\phi_{_{\mathrm{H}}}$ по табл. 2 со знаком плюс									
С, Д, Х, Ш	Δнφ н	$\Delta$ $_{\rm H}\varphi_{ m I}$ $\alpha_{\partial n}$	$=rac{\delta_{i}}{2tg}$ — проф	S гд адп эильный	це <b>δ</b> S п й угол 1				минус		

Примечание. Принятые обозначения:

 $c_n$  — гарантированный боковой зазор;  $\Delta_{\rm B}\phi_n$ ;  $\Delta_{\rm H}\phi_n$  — предельные отклонения межосевого угла;  $\Delta_{\rm B}\phi_{\rm H}$ ;  $\Delta_{\rm H}\phi_{\rm H}$  — предельные отклонения измерительного межосевого угла.

# Допуск на толщину зуба

Таблица 5

	!		Д.	опуск на	Допуск на биение зубчатого венца, мкм								
Вид сопря- жения	Обозначение допуска	До 16	Св. 16. до 20	Св. 20 до 25	CB, 25 40 32	Св. 32 до 40	Св. 40 до 50	Св. 50 до 60	Св. 60 до 80	Св. 80 до 100			
Ви	00 g					мкм	_						
C		36	_38	42	48	_ 55_	<b>6</b> 5	70	_85	100			
Д	δS	40	42	48	<b>5</b> 5	60	70	80	100	115			
X	03	45	48	52	60	70	80	90	110	130			
Ш		50	55	60	70	80	90	100	120	140			

Продолжение

<u> </u>			Д	опуск н	а биени	е зубчат	ого вен	ца, мкм					
Вид сопря- жения	Обозначение допуска	<b>Св. 100</b> до 120	Св. 120 до 160	Св. 160 до 200	Св. 200 до 250	Св. 250 до 320	Св. 320 до 400	Св. 400 до 500	Св. 500 до 630	CB. 630			
же	90	}	мкм										
C		120	150	180	220	280	340	420	530	670			
Д	8.0	130	170	210	250	320	3 <b>8</b> 0	480_	600	750			
X	δS	150	190	240	280	340	420	530	670	850			
Ш		170	200	250	300	380	480	580	710	900			

 $\Pi$  р и м е ч а н и е. Принятое обозначение.  $\delta S$  — допуск на толщину зуба (поле допуска — в тело колеса).

						<del></del>	Диа	метр ко	леса, ми	M	<del> </del>	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·																
Степень гочности	Вид сопряжения	Обозна- чение откло- нения	Модуль торцовый <i>m<sub>s</sub></i> мм	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Св. 1250 до 2000																
								мкм	l																			
			Св. 1 до 2,5	11	13	15	17	19	24	_28_																		
	c		Св. 2,5 до 6	_ 12	14	17	18	21	25	30																		
	C		Св. 6 до 10		15	18	21	_22	26	_30																		
			Св. 10 до 16			_ 20	22	24	_28_	_32																		
			Св. 1 до 2,5	28	38	48	_60	75_	85	110																		
	Д		Св. 2,5 до 6	28	38	48	60	_ 75 _	_ 85	110																		
	$\mathcal{L}$		Св. 6 до 10		40	50	60	75	<b>8</b> 5	110																		
																				Св. 10 до 16			52	65	_75	_85_	110	
6		$\Delta_{\rm B}S$	Св. 1 до 2,5	<b>5</b> 5	70	85	105	130	160_	200																		
	1.		Св. 2,5 до 6	55	70	85	105	130	160	200																		
	X		Св. 6 до 10		70	85	110	130	160	200																		
			-						;	-	Св. 10 до 16			<b>8</b> 5	110	130	160	200										
			Св. 1 до 2,5	100	130_	160	190	240	300	380																		
			Св. 2,5 до 6	100	130	160	200	250	300	380																		
	iII		Св. 6 до 10		130	160	200	250	300	380	-	_																
		,	Св. 10 до 16			160	200	250	300	400																		

							Дна	метр ко	леса, ми	<b>1</b>			
Степень точности	Вид сопряжения	Обозна- чение откло- нения	чение торцовый откло- <i>т</i> о		До 50	CB. 50 Ao 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Cs. 1250 20 2000
·								МКМ	[				
			Св. 1 до 2,5	13	16	19	_21_	25	28	32			
	С		Св. 2,5 до 6	16	19	22	24	26	30	36			
			Св. 6 до 10		21	24	26	30	32	38			
	<del></del>		Св. 10 до 16			28	30	32	38	42			
			Св. 1 до 2,5	38	40	52	60	<b>7</b> 5	90	110			
	$\mathcal{A}$		Св. 2,5 до 6	40	42	55	65	80	90	115			
				Св. 6 до 10	42	45	55	65	80	95	115		
7		A C	Св. 10 до 16			58	70	<b>8</b> 5	95	120		_	
		$\Delta_{_{ m B}}{\cal S}$	Св. 1 до 2,5	_ 55	70	85	110	130	160	200			
	X	'	Св. 2,5 до 6	55	75	90	110	140	160	200			
			Св. 6 до 10	<u> </u>	75	90	110	140	170	200			
			Св. 10 до 16			90_	115	140	170	200			
	!		Св. 1 до 2,5	100	130	160	200	240	300	400			
	III		Св. 2,5 до 6	100	130	160	200	240	300	400			
	11.1		Св. 6 до 10		130	160	200	250	300	400			
			Св. 10 до 16	_		160	200	250	300	400			

											11 po	OUNNEITHE
	1						Диа	метр ко	леса, мі	A		
Степень точности	Вид сопряжения	Обозна- чение откло- нения	Модуль торцовый <i>т<sub>в</sub></i> мм	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120 до 200	Св. 200	Св. 320 до 500	Св. 500	Св. 800 до 1250	Св. 1250 до 2000
		]						мкм	[			
			Св. 1 до 2,5	42	_ 48	_58_	70	85	100	120	160	
			Св. 2,5 до 6	45	_ 52	60	70	85	100	130	160	200
	Д		Св. 6 до 10		55	65	75	90	100	130	160	210
			Св. 10 до 16			70	85	95	110	130	170	210
			Св. 16 до 30				95	105	130	150	190	220
			Св. 1 до 2,5	60	75	90	110	140	170	210	260	
8			Св. 2,5 до 6	65	80	95	115	140	170	210	260	320
Ŭ	X	$\Delta_{_{\mathrm{B}}}\mathcal{S}$	Св. 6 до 10		85	100	120	140	180	210	260	340
			Св. 10 до 16			100	120	150	180	220	280	340
			Св. 16 до 30		<u>                                     </u>		130	160	190	220	280	360
			Св. 1 до 2,5	100	130	160	200	250	300	400	500	
			Св. 2,5 до 6	100	130	170	200	250	300	400	500	600
	Ш		Св. 6 до 10		140	170	200	250	300	400	500	600
			Св. 10 до 16			170	210	260	320	400	500	600
	ļ	1	Св. 16 до 30			_	220	260	320	420	500	600

Диаметр колеса, мм

Степень точности	Вид сопряжения	Обозна- чение откло- нения	Модуль торцовый <i>т</i> <sub>в</sub> мм	До 50	CB. 50 40 80	Ca. 80 no 120	Св. 120 до 200	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Св. 1250 до 2000									
			<u> </u>	<u> </u>	<u></u>	·		мкм	ţ			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·									
			Св. 2,5 до 6	55	65	75	<b>8</b> 5	105	115	150	190	240									
	π		Св. 6 до 10		70_	80	95	105	130	150	190	240									
	Д		Св. 10 до 16			90	105	120	140	170	200	240									
			Св. 16 до 30				130	140	160_	180	220	280									
	X	$\Delta_{_{ m B}} {\cal S}$	Св. 2,5 до 6	80	95	105	130	160	180	220	280	360									
			Св. 6 до 10	_	100	115	130	160	190	240	300	360									
9			Св. 10 до 16			120	140	170	200	240	300	380									
				Св. 16 до 30				170	190	220	260	320	400								
			Св. 2,5 до 6	120	150	180	210	260	320	420	500	630									
	111					Св. 6 до 10		150	180	220	260	320	420	530	630						
	Ш					-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	Св. 10 до 16			190	220	280
	-		Св. 16 до 30				240	300	360	450	560	670									
			Св. 2,5 до 6	100	115	130	150	180	210	260	320	420									
10	V	4.6	Св. 6 до 10		130	140	170	190	220	260	340	450									
10	X	$ig  \Delta_{_{f B}} {\cal S}$	Св. 10 до 16		_	160	180	210	240	300	360	450									
			Св. 16 до 30	_			210	250	280	320	400	480									

											Про	должение	
					· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		Диа	метр ко	леса, мі	M			
Стенень точности	Вид сопряжения	Обозна- чение откло- нения	Модуль горцовый <i>m<sub>s</sub></i> мм	До 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 120	Св. 120	Св. 200 до 320	Св. 320 до 500	Св. 500 до 800	Св. 800 до 1250	Св. 1250 до 2000	
		l I		мкм									
			Св. 2,5 до 6	140	170	200	240	280	340	450	_560	670	
10	Ш	$\Delta_{ m B} {\cal S}$	Св. 6 до 10		180	210	240	300	360	450	560	670	
10			Св. 10 до 16			220	260	300	360	450	<u> 569</u>	710	
			Св. 16 до 30				300	340	400	500	600	710	
			Св. 2,5 до 6	130	150	170	190	220	260	320	400	530	
	X		Св. 6 до 10		170	190	210	240	280	340	420	560	
			Св. 10 до 16			220	240	280	320	380	450	600	
11		7 <sup>18</sup> 2	Св. 16 до 30				300	320	380	420	500	630	
			Св. 2,5 до 6	170	200	220	260	320	380	500	600	750	
	III		Св. 6 до 10		220	250	280	340_	400	500	630	008	
			Св. 10 до 16			280	320	360	420	530	670	850	
			Св. 16 до 30		<del></del>	_	3 <b>80</b>	420	500	600	750	950	

Пример пользования табл. 4—6 для определения предельных утопений зуба.

Передача: зуб прямой;  $m=3; z_1=25; z_2=70; \varphi_n=90^\circ$ 

Длина образующей делительного конуса L=111.5 мм; Cm.~8-7-7-111 ГОСТ 1758-56.

Гарантированный боковой зазор  $c_n=260$  мкм (табл. 4).

Наименьшее утонение зуба:

для шестерни  $\Delta_{\rm B} S_1 = -130$  мкм;

для колеса  $\Delta_{\rm B} \, S_2 = -240$  мкм.

По допуску на биение зубчатого венца (табл. 1)

для шестерни  $E_{01} = 65$  мкм;

для колеса  $E_{02} = 110$  мкм.

Допуск на толщину зуба (табл. 5):

для шестерни  $\delta S_1 = 120$  мкм;

для колеса  $\delta S_2 = 170$  мкм.

Наименьшее и наибольшее утонение толщины зуба равны:

для шестерни наим.  $\Delta_{\rm B} S_1 = -130$  мкм;

наиб.  $\Delta_{II}S_1 = -250$  мкм;

для колеса наим.  $\Delta_{\rm B} S_2 = -240$  мкм;

наиб.  $\Delta_{\rm H}S_2 = -140$  мкм.

19. Показателями, обеспечивающими гарантированный боковой зазор, являются:

для колес  $\Delta S$  или  $\Delta \varphi_u$  (только для прямозубых колес);

для передач  $\Delta \varphi_n$ .

- 20. В тех случаях, когда взаимозаменяемость не является обязательной, допускается принимать за номинальные следующие элементы одного из колес:
  - а) действительную боковую поверхность зубьев;
  - б) действительную толщину зубьев.

При этом толщина зуба для второго колеса определяется действительной толщиной зуба — на первом колесе и выбранным видом сопряжения (бокового зазора) — в передаче.

За действительное значение толщины зуба принимается среднее арифметическое значений, определяемых измерениями зубчатого венца.

21. При использовании в качестве измерительной базы поверхностей, не совпадающих с монтажными базами, вносимые ими погрешности должны компенсироваться уменьшенным производственным допуском.

### Замена

ГОСТ 13754—68 введен взамен ГОСТ 3058—54 части прямозубчатых конических колес.

Прежде чем пользоваться сборником стандартов «Передачи зубчатые», внесите следующие исправления:

В каком месте	Напеча- тано	Должно быть
Стр. 72, таблица 3, 1-я графа слева, 1-я строка снизу Стр. 250, продолжение табл. 6, 2-я графа слева, 2-я строка снизу Стр. 250, там же, 1-я строка снизу Стр. 261, таблица 8, 1-я графа справа, 1-я строка сверху	6 св. 512 до 512 24	7 до 512 св. 512 28

Сб. стандартов «Передачи зубчатые» Из-во стандартов, М., 1973 г.

### СОДЕРЖАНИЕ

ГОСТ	1375568	Зацепления зубчатые. Исходный контур цилиндрических	
		зубчатых колес	3
ГОСТ	13754— <b>68</b>	Зацепления зубчатые. Исходный контур конических зуб-	
		чатых колес с прямыми и тангенциальными зубьями	8
ГОСТ	1620270	Зацепления зубчатые. Исходный контур конических зуб-	
		чатых колес с круговыми зубьями	10
FOCT	1502369	Передачи зубчатые цилиндрические Новикова с двумя	
	10020 00	линиями зацепления. Исходный контур зубчатых колес	12
гост	0563 60	Колеса зубчатые. Модули	
			15 17
		Колеса зубчатые цилиндрические передач Новикова. Модули	18
		Передачи зубчатые цилиндрические. Основные параметры	22
		Передачи зубчатые конические. Основные параметры	
		Передачи червячные цилиндрические. Основные параметры	26
<b>LOCT</b>		Передачи червячные глобоидные. Основные параметры	41
<b>LOCT</b>	1758—56	Передачи зубчатые конические. Допуски	50
ГОСТ		Передачи червячные. Допуски	84
ГОСТ	1650270	Передачи червячные глобоидные. Допуски	124
ГОСТ		Зубчатые зацепления. Исходный контур зубчатых эко-	
		модульных колес	143
COCT	1373368	Передачи зубчатые цилиндрические мелкомодульные. Ко-	
1001	10100 -00	леса прямозубые и косозубые. Типы. Основные парамет-	
		• • •	145
FOCT	10500 00	ры и размеры	149
TOCI	80-00001	Передачи зубчатые реечные мелкомодульные. Допуски	
		Передачи зубчатые конические мелкомодульные. Допуски	168
LOCT		Передачи червячные мелкомодульные. Допуски	193
ГОСТ	1643—72	Передачи зубчатые цилиндрические. Допуски	219

### ПЕРЕДАЧИ ЗУБЧАТЫЕ

Редактор Н. В. Запаленова

Переплет художника Г. Ф. Семиреченко

Технический редактор Н. С. Матвеева

Корректор Т. А. Камнева

Сдано в наб. 21.02.73 19,0 п. л. 18,2 уч.-изд. л. Бумага типографская № 2. Изд. № 3208/<sub>02</sub> Подп. в печ. 03.09.73 Формат изд. 60×901/<sub>16</sub> Тираж 30 000 Цена в переплете 1 р. 02 к.

Издательство стандартов. Москва, Д-22, Новопресненский пер., 3