



**ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ
СОЮЗА ССР**

ПЕРЕДАЧИ ГЛОБОИДНЫЕ

ОСНОВНЫЕ ПАРАМЕТРЫ

ГОСТ 9369—77

Издание официальное

**ГОСУДАРСТВЕННЫЙ КОМИТЕТ СССР ПО СТАНДАРТАМ
Москва**

Редактор *Т. П. Шашина*
Технический редактор *Л. В. Вейнберг*
Корректор *В. А. Ряukaйге*

Сдано в наб. 31.05 83 Подп. в печ. 11.07.83 0,25 п. л. 0,18 уч.-изд л. Тир. 4000 Цена 3 коп.

Ордена «Знак Почета» Издательство стандартов, Москва, Д-557, Новопресненский пер., д. 3.
Вильнюсская типография Издательства стандартов, ул. Миндауго, 12/14. Зак. 3066

ПЕРЕДАЧИ ГЛОБИДНЫЕ

Основные параметры

Globoid gear pairs.
Basic parameters

ГОСТ

9369—77

Взамен
ГОСТ 9369—66

Постановлением Государственного комитета стандартов Совета Министров СССР от 15 февраля 1977 г. № 386 срок действия установлен

с 01.01.82

до 01.01.87

Несоблюдение стандарта преследуется по закону

1. Настоящий стандарт распространяется на ортогональные глобoidные передачи для редукторов, в том числе и комбинированных, выполняемых в виде самостоятельных агрегатов.

Стандарт не распространяется на глобoidные передачи для редукторов специального назначения и специальной конструкции.

Стандарт устанавливает:

межосевые расстояния a ;

номинальные значения передаточных чисел $u_{\text{ном}}$;

делительные диаметры червяков d_1 ;

ширины венцов червячных колес b_2 .

Стандарт полностью (кроме приложения) соответствует рекомендации СЭВ по стандартизации РС 1209—68.

2. Значения межосевых расстояний a должны выбираться из ряда: 40; 50; 63; 80; 100; 125; (140); 160; (180); 200; (224); 250; (280); 315; (355); 400; (450); 500; (560); 630; (710); 800; (900); 1000; (1120); 1250; (1400); 1600 мм.

Примечание. Значения без скобок следует предпочитать значениям, заключенным в скобки.

3. Номинальные значения передаточных чисел $u_{\text{ном}}$ должны выбираться из ряда: 10; (11,2); 12,5; (14); 16; (18); 20; (22,4); 25; (28); 31,5; (35,5); 40; (45); 50; (56); 63; (71); 80.

Примечания:

1. Значения без скобок следует предпочитать значениям, заключенным в скобки.

2. Фактическое значение передаточных чисел не должно отличаться от номинальных более чем на 4%.

Издание официальное

Перепечатка воспрещена

Переиздание. Март 1983 г.

© Издательство стандартов, 1983

4. Делительные диаметры червяков d_1 и ширина венцов червячных колес b_2 должны соответствовать указанным в таблице.

мм									
a	d_1			b_2	a	d_1			b_2
	1-й ряд	2-й ряд	3-й ряд			1-й ряд	2-й ряд	3-й ряд	
40	—	16,0	18,0	10	224	80	90,0	—	56
50	—	20,0	22,4	12	250	90	100,0	—	63
63	—	25,0	28,0	16	280	100	112,0	—	71
80	—	31,5	35,5	20	315	112	125,0	—	80
100	—	40,0	45,0	25	355	125	140,0	—	90
125	—	50,0	56,0	32	400	140	160,0	—	100
140	50	56,0	—	36	450	160	180,0	—	110
160	56	63,0	—	40	500	180	200,0	—	125
180	63	71,0	—	45	560	200	224,0	—	140
200	71	80,0	—	50	630	224	250,0	—	160

Примечания:

1. Ряды с меньшими значениями d_1 являются предпочтительными
2. Для $a > 630$ значения d_1 и b_2 приведены в рекомендуемом приложении
3. Допускается выбирать значение b_2 из соотношения, приведенного в рекомендуемом приложении.

5. Червяки передач, за исключением случаев, обусловленных кинематикой привода, должны иметь линию витка правого направления.

ПРИЛОЖЕНИЕ

Рекомендуемое

1. Значения d_1 и b_2 для $a > 630$ мм.

мм			
a	d_1		b_2
	1-й ряд	2-й ряд	
710	250	280	180
800	280	315	200
900	315	355	224
1000	355	400	250
1120	400	450	280
1250	450	500	315
1400	500	560	355
1600	560	630	400

Примечание. Значения 1-го ряда являются предпочтительными.

2. Допускается выбирать ширины венцов червячных колес из соотношения $b_2 = \psi a$, где ψ — коэффициент ширины должен соответствовать 0,16; 0,20; 0,315. Численные значения ширины венца округляют до ближайшего числа из ряда Ra 20 по ГОСТ 6636—69.