

МИНИСТЕРСТВО ОБРАЗОВАНИЯ И НАУКИ РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ

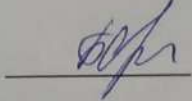
ПЕНЗЕНСКИЙ ГОСУДАРСТВЕННЫЙ УНИВЕРСИТЕТ

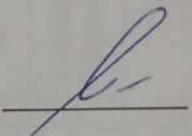
Кафедра «Технологии и оборудование машиностроения»

Курсовая работа
по дисциплине «Метрология, стандартизация и сертификация»
на тему «Нормирование точности и выбор средств измерения деталей
механизма опоры зубчатой передачи»

ПГУ 3.4-4.18.03.01.022

Направление подготовки–18.03.01 Химическая технология
Профиль подготовки – Технология электрохимических производств

Выполнил студент:  Барышникова Н.А.
Группа: 193MX31

Руководитель:
к.т.н., доцент  Сорокина Н.В.

Работа защищена с оценкой отлично

Дата защиты 10.06.21г.

**МИНИСТЕРСТВО ОБРАЗОВАНИЯ И НАУКИ РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ
ПЕНЗЕНСКИЙ ГОСУДАРСТВЕННЫЙ УНИВЕРСИТЕТ**

«УТВЕРЖДАЮ»
Зав. кафедрой «ТОМ»,
д.т.н., профессор
_____ А.Е. Зверовщиков

ЗАДАНИЕ

на курсовую работу по дисциплине «Метрология, стандартизация и сертификация»

ВАРИАНТ 2

Тема «Нормирование точности и выбор средств измерения деталей механизма опоры зубчатой передачи»

1. Описание работы механизма опоры зубчатой передачи (рисунок 1).

Вращение от звездочки 2 через шпонку 3 передается на валик 4, опорами которого являются подшипники качения 9 6-го класса точности, находящиеся в корпусе 10. На валике 4 по посадке с натягом насажено зубчатое колесо 11. Звездочка 2 поджимается гайкой 1. Крышка 6 крепится к корпусу 10 винтами 7.

Материал зубчатого колеса 11 – сталь 40Х термообработанная, материал валика 4 – сталь 45. Тип производства – мелкосерийное.

2. Исходные данные к заданиям:

Таблица 1 - Размеры соединений, нагрузки и условия работы

№ варианта	Размеры соединений, мм						Соединение 4-11			Подшипник 9	
	2-4	4-5	4-11 (d)	11 (d ₂)	4-9	1-4	Длина l, мм	Способ сборки	M _{кр} , Н·м	Радиальная нагрузка R, кН	Режим работы
2.1	25	25	30	45	25	M22	30	1	108	2,4	1
2.2	35	35	40	55	35	M32	35	2	115	5,8	2
2.3	40	40	45	60	40	M38	40	3	120	6,4	1
2.4	50	50	55	70	45	M48	55	1	160	8,5	2
2.5	60	60	65	85	50	M55	65	2	180	10,2	1

Таблица 2 - Размеры деталей, входящих в размерную цепь

№ варианта	A _Δ	A ₁	A ₂	A ₃	A ₄ =A ₆	A ₅	A ₇
2.1	2 _{-1,0}	25	1	57	16 _{-0,12}	23	30
2.2	3 _{-1,0}	25	1	65	17 _{-0,12}	30	30
2.3	4 _{-1,0}	25	1	75	18 _{-0,12}	35	34
2.4	5 _{-1,0}	25	1	82	19 _{-0,12}	40	35
2.5	4 _{-1,0}	25	1	89	20 _{-0,12}	45	40

Таблица 3 - Параметры зубчатого колеса 11

№ варианта	Модуль m, мм	Число зубьев z, шт.	Ширина зуба B, мм	Частота вращения n, мин ⁻¹
2.1	1	88	18	350
2.2	1,5	65	20	280
2.3	2	58	22	400
2.4	1,8	72	16	320
2.5	2	78	24	460

Руководитель работы, к.т.н., доцент

Сорокина Н.В.

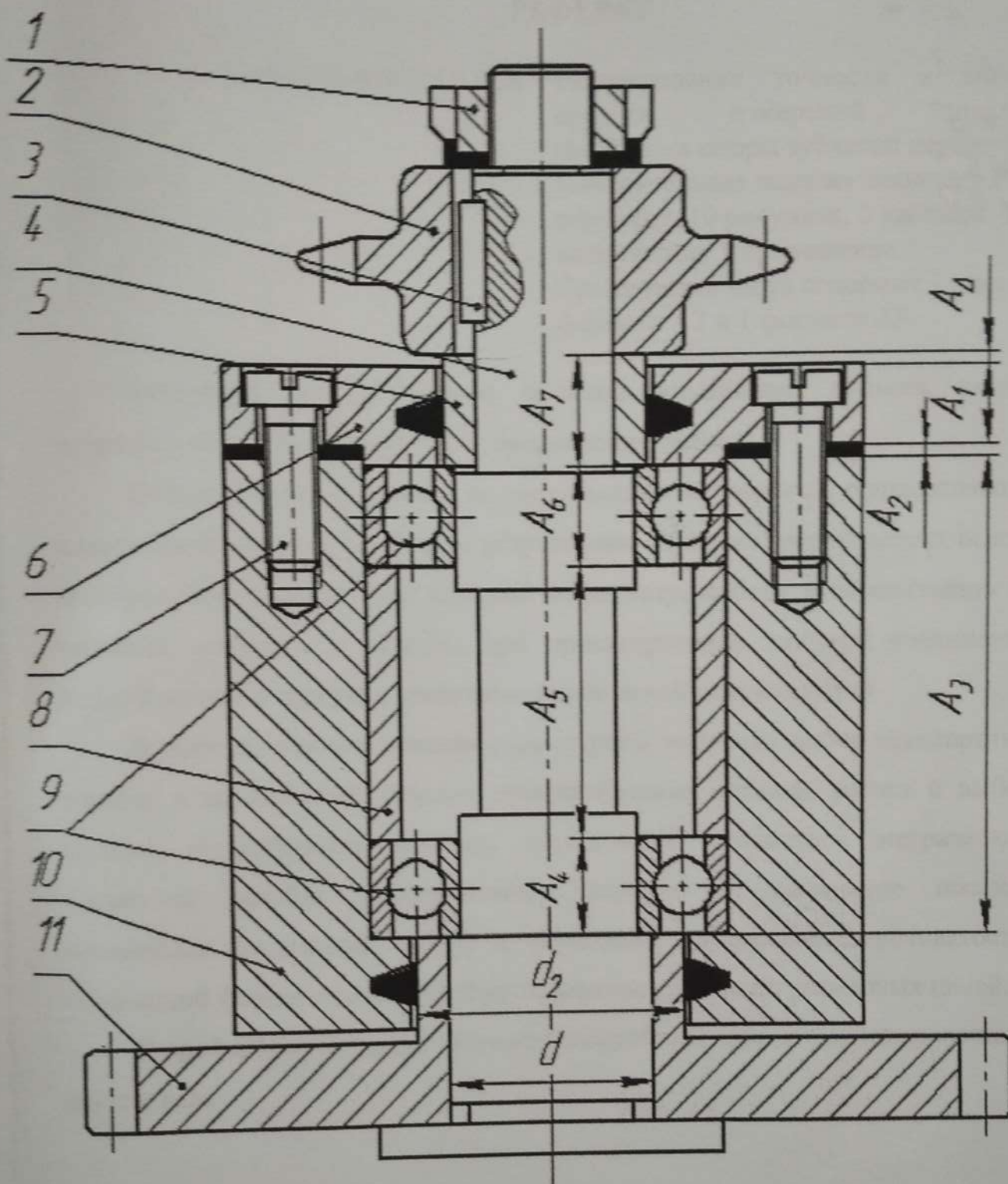


Рисунок 1 - Механизм опоры зубчатой передачи

РЕФЕРАТ

БАРЫШНИКОВА Н.А. Нормирование точности и выбор средств измерений деталей механизма опоры зубчатой передачи. Пояснительная записка включает 21 страницу, 10 рисунков, 2 таблицы, 5 источников, 1 приложение. Графическая часть содержит 1 лист формата А2 и 1 формата А3.

Ключевые слова: допуск, посадка, соединение, шпонка, резьба метрическая, подшипник качения, замыкающее звено.

Целью курсовой работы по дисциплине «Метрология, стандартизация и сертификация», является более углубленное изучение теоретических основ, приобретение практических навыков по расчету, выбору и обозначению на чертежах допусков и посадок при проектировании типовых соединений деталей машин и другой нормативно-технической документации.

В пояснительной записке рассмотрены вопросы: выбор стандартных посадок в соединениях гладких цилиндрических деталей, расчет и выбор посадок подшипников качения, определение параметров метрической крепежной резьбы, нормирование допусков и назначение посадок шпоночных соединений, выбор и назначение параметров шероховатости, отклонений формы и расположения поверхностей, расчет размерных цепей.

В графической части приведены сборочный чертеж и детализированный чертеж вала.

ПГУ 3.4-4.18.03.01.022 ПЗ				
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата
Разраб.		Барышникова		
Провер.		Сорокина		10.08.2022
Реценз.				
Н. Контр.				

Нормирование точности и выбор средств измерения деталей опоры зубчатой передачи		
Лит.	Лист	Листов
1	4	21
Каф. «ТОМ», гр. 193МХ31		

СОДЕРЖАНИЕ

	Стр.
ИСХОДНЫЕ ДАННЫЕ.....	2
1 ВЫБОР СТАНДАРТНЫХ ПОСАДОК В СОЕДИНЕНИЯХ ГЛАДКИХ ЦИЛИНДРИЧЕСКИХ ДЕТАЛЕЙ.....	6
2 РАСЧЕТ И ВЫБОР ПОСАДОК ПОДШИПНИКОВ КАЧЕНИЯ.....	10
3 ОПРЕДЕЛЕНИЕ ПАРАМЕТРОВ МЕТРИЧЕСКОЙ КРЕПЕЖНОЙ РЕЗЬБЫ.....	12
4 НОРМИРОВАНИЕ ДОПУСКОВ И НАЗНАЧЕНИЕ ПОСАДОК ШПОНОЧНЫХ СОЕДИНЕНИЙ.....	14
5 РАСЧЕТ РАЗМЕРНЫХ ЦЕПЕЙ.....	16
ЛИТЕРАТУРА.....	19
ПРИЛОЖЕНИЕ	

1 ВЫБОР СТАНДАРТНЫХ ПОСАДОК В СОЕДИНЕНИЯХ ГЛАДКИХ ЦИЛИНДРИЧЕСКИХ ДЕТАЛЕЙ

1.1 Расчет и выбор посадок с натягом

Цель задания

Изучение методики определения допустимых значений минимального и максимального натяга, исходя из конструктивных особенностей и условий эксплуатации соединения, расчет и выбор стандартной посадки с натягом.

Порядок выполнения задания

Описание и характеристика (назначение и условия работы) соединения с натягом в заданной конструкции.

В данной конструкции с натягом соединяются (рисунок 1) валик 4 и зубчатое колесо 11. Размеры соединения $d=40\text{мм}$; $d_2=55\text{мм}$; $l=35\text{мм}$. Крутящий момент $M_{кр}=115\text{Нм}$.

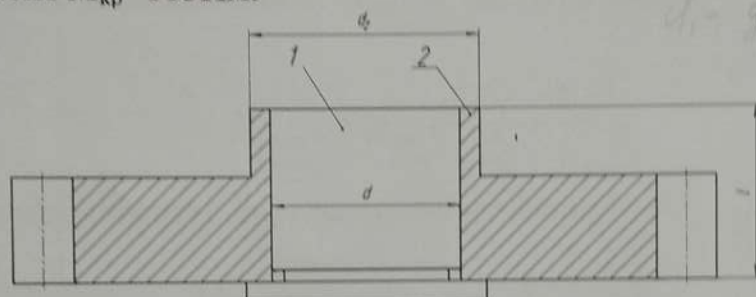


Рисунок 1 – Эскиз соединения с натягом

Материал деталей: зубчатое колесо – сталь 40Х, валика - сталь 45.

Соединение с натягом собирается вторым способом – продольная сборка.

Выбор физико-механических свойств охватываемой (1) и охватывающей (2) деталей по таблице [1].

Таблица 1– Физико-механические свойства материалов

Марка материала	Модуль упругости $E \cdot 10^{11}$, Па	Коэффициент Пуассона μ	Предел текучести σ_t , МПа
Сталь 45	2,04	0,3	353
Сталь 40Х	2,0	0,3	786

Определение значения минимального контактного давления $P_{\min}$ в соединении из условия его неподвижности при действии крутящего момента:

$$P_{\min} = \frac{2M_{кр}}{\pi d^2 l f_{кр}} = \frac{2 \cdot 115}{3,14 \cdot 40^2 \cdot 10^{-6} \cdot 35 \cdot 10^{-3} \cdot 0,3} = 4,4 \cdot 10^6 \text{ Па} = 4,4 \text{ МПа}.$$