

Документ подписан простой электронной подписью  
Информация о владельце:  
ФИО: Федорова Марина Владимировна  
Должность: Директор филиала  
Дата подписания: 23.06.2025 09:29:13  
Уникальный программный ключ:  
e766def0e2eb455f02135d659e45051ac23041da

**ПРИЛОЖЕНИЕ**  
к ППССЗ по специальности 23.02.06  
Техническая эксплуатация подвижного  
состава железных дорог

**ФОНД ОЦЕНОЧНЫХ СРЕДСТВ  
УЧЕБНОЙ ДИСЦИПЛИНЫ**

**ОП.02 ТЕХНИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА**

Базовая подготовка  
среднего профессионального образования

## **Содержание**

|   |    |
|---|----|
| 1 Пояснительная записка                               | 4  |
| 2 Результаты освоения дисциплины, подлежащие проверке | 6  |
| 3 Теоретические задания (ТЗ)                          | 11 |
| 4 Практические задания (ПЗ)                           | 29 |
| 5 Пакет преподавателя (экзаменатора)                  | 53 |

## **1. Пояснительная записка**

ФОС предназначен для контроля и оценки образовательных достижений обучающихся, освоивших программу учебной дисциплины ОП.02 Техническая механика.

**На освоение программы учебной дисциплины ОП.02 Техническая механика отведено максимальной учебной нагрузки на студента 136 часов, в том числе:**

- обязательной аудиторной учебной нагрузки студента 82 часов;
- самостоятельной работы студента 42 часов.

---

ФОС включают в себя контрольные материалы для проведения оперативного (поурочного), рубежного (по разделам и укрупнённым темам) и итогового контроля по завершению изучения дисциплины.

***ФОС предусматривает следующие виды контроля:***

- устный опрос;
- письменные работы;
- контроль с помощью технических средств и информационных систем.

***ФОС предполагают следующие формы контроля:***

- собеседование,
- тестирование,
- контрольные работы,
- лабораторная, практическая,
- рефераты и иные творческие работы,
- экзамен.

Итоговой формой контроля по завершению изучения дисциплины ОП.02 Техническая механика, согласно учебного плана, является экзамен в 4-м семестре.

***ФОС разработаны на основании:***

- ФГОС СПО по специальности 23.02.06 Техническая эксплуатация подвижного состава железных дорог

- учебного плана 23.02.06 Техническая эксплуатация подвижного состава железных дорог, базовый уровень подготовки;

- рабочей программы по дисциплине ОП.02 Техническая механика;

В результате освоения дисциплины обучающийся **должен уметь**:

У1- использовать методы проверочных расчётов на прочность, действий изгиба и кручения;

У2 - выбирать способ передачи вращательного момента.

В результате освоения дисциплины обучающийся **должен знать**:

З1 - основные положения и аксиомы статики, кинематики, динамики и деталей машин.

## 2. Результаты освоения дисциплины, подлежащие проверке

| Результаты обучения<br>(освоенные умения, усвоенные<br>знания) / Компетенции   | Основные показатели оценки<br>результатов   | Номера разделов<br>(тем) по рабочей<br>программе | Объём времени,<br>отведённого на изучение<br>(максимальная нагрузка) |       | Вид и № задания<br>для<br>оперативного.<br>рубежного и<br>итогового<br>контроля  |
|--|---|--|--|-------|--|
|  |   |  | часы   | %     |  |
| <p><b>Уметь:</b></p> <p><b>У 1</b> - использовать методы проверочных расчётов на прочность, действий изгиба и кручения;</p> <p><b>Знать:</b></p> <p><b>З 1</b> - основные положения и аксиомы статики, кинематики, динамики и деталей машин.</p> <p><b>Компетенции:</b></p> <p><b>ОК 1 -9</b></p> <p><b>ПК 1.1-1.2, 2.3, 3.2</b></p> | <p>-Применяет метод сечений при расчёте на растяжение и сжатие;<br/>-использует условие прочности для оценки работы конструкции.</p> <p>-Применяет метод сечений при решении задач на срез и смятие;<br/>-определяет касательные напряжения среза и нормальные напряжения смятия в элементах конструкций;<br/>-применяет условие прочности на срез и смятие для определения количества элементов крепления и их геометрических параметров;<br/>-анализирует результаты расчетов на срез и смятие;<br/>-выполняет расчет на срез и смятие болтовых и заклепочных соединений.</p> <p>-Применяет метод сечений при решении задач на кручение;<br/>-составляет уравнение равновесия</p> | T1.1 –1.8;<br>T 2.1-2.8<br>T3.1, 3.2, 3.4, 3.5   | 188  | 86.2% | <p>ТЗ:<br/>1.1.1-1.1.5;<br/>1.2.1-1.2.17;<br/>1.3.1-1.3.27;<br/>2.1.1-2.1.12;<br/>2.2.1-2.2.16</p> <p>ПЗ:<br/>ПР1—ПР9;<br/>ЛР-1.</p> |

|  |   |  |  |  |
|--|---|--|--|--|
|  | <p>для определения крутящего момента;</p> <ul style="list-style-type: none"> <li>-определяет геометрические характеристики сечения балки при кручении;</li> <li>-определяет касательные напряжения и углы закручивания при кручении;</li> <li>-применяет условие прочности и жесткости для определения параметров сечения вала;</li> <li>-анализирует результаты расчетов на кручение.</li> </ul> <p>-Применяет метод сечений при решении задач на изгиб;</p> <ul style="list-style-type: none"> <li>-составляет уравнение равновесия для определения изгибающего момента и поперечной силы в сечениях балки;</li> <li>-определяет геометрические характеристики сечения балки при изгибе;</li> <li>-понимает, какие напряжения возникают в сечениях балки при изгибе;</li> <li>-выполняет проверочный и проектировочный расчет балок, работающих на изгиб;</li> <li>-анализирует результаты расчетов на изгиб.</li> </ul> <p>-Свободно оперирует основными</p> |  |  |  |
|--|---|--|--|--|

|  |  |  |  |
|--|--|--|--|
|  | <p>понятиями статики: материальная точка, абсолютно твердое тело, сила, равновесие, равнодействующая, система сил, момент пары, момент силы относительно точки;</p> <ul style="list-style-type: none"> <li>-определяет проекции сил на оси координат;</li> <li>-составляет уравнения равновесия плоской системы сходящихся сил и произвольно расположенных сил;</li> <li>-определяет реакции опор балок;</li> <li>- определяет положение центра тяжести сложных сечений, состоящих из простых геометрических фигур и профилей проката.</li> </ul> <p>-Свободно оперирует основными понятиями кинематики: траектория, путь, расстояние, скорость, ускорение, нормальное и касательное ускорение.</p> <p>-Определяет кинематические параметры по уравнениям движения и по кинематическим графикам при поступательном и вращательном движении.</p> <p>-Свободно оперирует основными понятиями динамики: сила инерции, работа, мощность, коэффициент полезного действия.</p> <p>-Решает задачи динамики, используя основной закон.</p> |  |  |
|--|--|--|--|

|  |   |      |    |       |   |
|--|---|------|----|-------|---|
|  | <p>-Составляет уравнение Даламбера.</p> <p>-Определяет работу и мощность при прямолинейном и криволинейном движении.</p> <p>-Различает соединения деталей машин разъемные и неразъемные: сварные, заклепочные, kleевые, соединения с натягом, резьбовые, шпоночные, шлицевые;</p> <p>-характеризует достоинства и недостатки соединений, материалы, принцип получения соединений.</p> <p>-Характеризует валы и оси, их отличие, конструкцию, материалы.</p> <p>-Понимает принцип работы подшипников скольжения и подшипников качения;</p> <p>-характеризует достоинства и недостатки подшипников скольжения и подшипников качения, конструкцию, материалы, виды разрушений.</p> <p>-Понимает назначение и принцип работы муфт;</p> <p>- классифицирует муфты.</p> |      |    |       |   |
| У2 - выбирать способ передачи вращательного момента. | <p>Различает передачи: фрикционную, зубчатую, винтовую, червячную, ременную, цепную;</p> <p>понимает принцип работы передач;</p>  | T3.3 | 28 | 13.8% | <p>ПЗ:</p> <p>ПР-10, 11;</p> <p>ЛР-2,</p> <p>ЛР-3</p> |

|   |   |  |  |  |  |
|---|---|--|--|--|--|
| <p><i>Компетенции:</i></p> <p><b>ОК 1 -9</b></p> <p><b>ПК 1.1-1.2, 2.3, 3.2</b></p> | <ul style="list-style-type: none"><li>-перечисляет достоинства и недостатки передач;</li><li>-характеризует материалы передач, виды разрушений.</li></ul> |  |  |  |  |
|---|---|--|--|--|--|

### **3. Теоретические задания (ТЗ)**

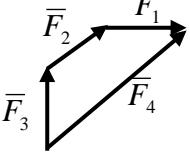
#### **3.1 Текст заданий:**

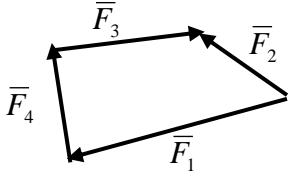
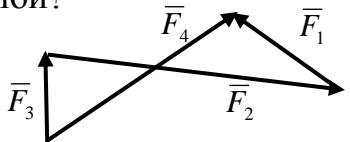
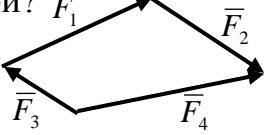
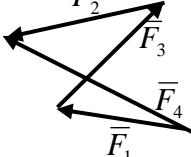
##### **Тема 1.1**

| <b>№</b>          | <b>Вопрос</b>   | <b>Варианты ответов</b>  | <b>Правильные ответы</b>  |
|-------------------|---|--|---|
| Простые по 1баллу |   |  |   |
| 1.1.1             | Основное понятие «Статики» <i>сила</i> – это...                           | A)...мера механического взаимодействия материальных тел, характеризующаяся направлением, величиной и точкой приложения.<br>Б)...скалярная величина, определяющаяся только модулем и не имеющая направления в пространстве.<br>В)...мера механического взаимодействия материальных тел, характеризующаяся направлением и величиной. | Основное понятие «Статики» <i>сила</i> – это мера механического взаимодействия материальных тел, характеризующаяся направлением, величиной и точкой приложения. |
| 1.1.2             | Равнодействующая системы сил в силовом многоугольнике изображается как... | A)...скаляр, являющийся отрезком между первым и последним вектором.<br>Б)...вектор, направленный из начала первого складываемого вектора в конец последнего.<br>В)...вектор, направленный из   | Равнодействующая системы сил в силовом многоугольнике изображается как вектор, направленный из начала первого складываемого вектора в конец последнего.         |

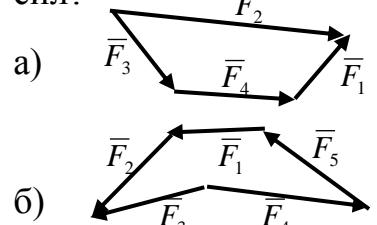
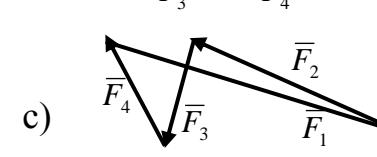
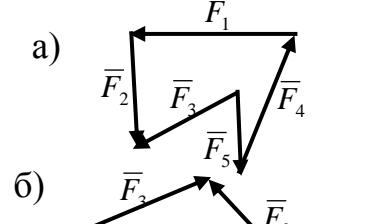
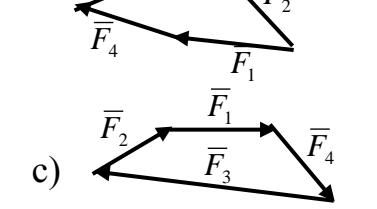
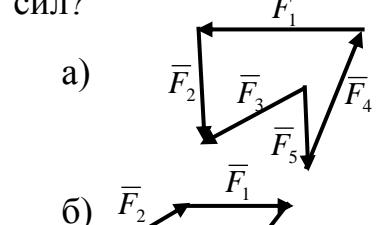
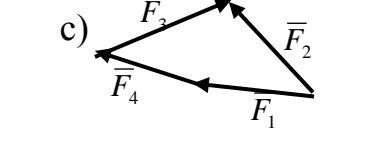
|       |   |   |   |
|-------|---|---|---|
|       |   | конца последнего складываемого вектора в начало первого   |   |
| 1.1.3 | Равнодействующая системы сходящихся сил это...          | A)... несколько сил, эквивалентных заданной системе сил.<br>Б)... одна сила, равная по величине сумме величин заданных сил.<br>В)... одна сила, оказывающая на тело такое же механическое действие, что и заданная система сил. | Равнодействующая системы сходящихся сил это одна сила, оказывающая на тело такое же механическое действие, что и заданная система сил |
| 1.1.4 | Какие реакции возникают в жесткой заделке (зашемлении)? | A) $R_{Ax}$ , $M_R$<br>Б) $R_{Ax}$ , $R_{Ay}$<br>В) $R_{Ax}$ , $R_{Ay}$ , $M_R$   | В жесткой заделке возникают реакции $R_{Ax}$ , $R_{Ay}$ , $M_R$   |
| 1.1.5 | Какие реакции возникают в шарнирно – неподвижной опоре? | A) $R_{Ax}$ , $R_{Ay}$<br>Б) $R_{Ax}$ , $R_{Ay}$ , $M_R$<br>В) $R_{Ay}$   | В шарнирно – неподвижной опоре возникают реакции $R_{Ax}$ , $R_{Ay}$  |

## Тема 1.2

| №                 | Вопрос   | Варианты ответов                             | Правильные ответы                            |
|-------------------|--|--|--|
| Простые по 1баллу |  |  |  |
| 1.2.1             | Какой вектор силового многоугольника является равнодействующей силой?<br> | A) $F_3$<br>Б) $F_2$<br>В) $F_4$<br>Г) $F_1$ | Равнодействующей силой является вектор $F_4$ |
| 1.2.2             | Какой вектор силового многоугольника является равнодействующей   | A) $F_3$<br>Б) $F_2$<br>В) $F_4$             | Равнодействующей силой является вектор $F_2$ |

|       |   |   |  |  |
|-------|---|---|--|--|
|       | силой?  |    | Г) $\bar{F}_1$   |  |
| 1.2.3 | Какой вектор силового многоугольника является равнодействующей силой?   |    | A) $\bar{F}_3$<br>Б) $\bar{F}_2$<br>В) $\bar{F}_1$<br>Г) $\bar{F}_4$ | Равнодействующей силой является вектор $\bar{F}_4$             |
| 1.2.4 | Какой вектор силового многоугольника является равнодействующей силой?    |   | A) $\bar{F}_4$<br>Б) $\bar{F}_2$<br>В) $\bar{F}_3$<br>Г) $\bar{F}_1$ | Равнодействующей силой является вектор $\bar{F}_4$             |
| 1.2.5 | Какой вектор силового многоугольника является равнодействующей силой?   |  | A) $\bar{F}_1$<br>Б) $\bar{F}_2$<br>В) $\bar{F}_3$<br>Г) $\bar{F}_4$ | Равнодействующей силой является вектор $\bar{F}_4$             |
| 1.2.6 | Уравнения равновесия плоской системы сходящихся сил имеют вид:<br><br>а) $\begin{cases} \sum F_{ix} = 0 \\ \sum M_A(\bar{F}_i) = 0 \end{cases}$<br><br>б) $\begin{cases} \sum F_{ix} = 0 \\ \sum F_{iy} = 0 \end{cases}$<br><br>в) $\begin{cases} \sum M_A(\bar{F}_i) = 0 \\ \sum M_B(\bar{F}_i) = 0 \end{cases}$ | A) а<br>Б) б<br>В) в  | $\begin{cases} \sum F_{ix} = 0 \\ \sum F_{iy} = 0 \end{cases}$       | Уравнения равновесия плоской системы сходящихся сил имеют вид: |
| 1.2.7 | Геометрическое условие равновесия системы   | А) Для равновесия системы сходящихся сил  | Геометрическое условие равновесия системы сходящихся                 |  |

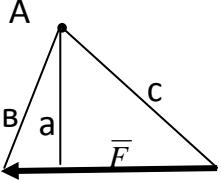
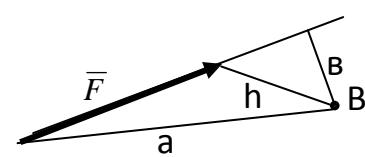
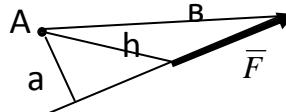
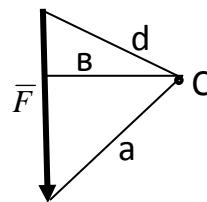
|       |  |   |   |
|-------|--|---|---|
|       | <p>сходящихся сил:</p>   | <p>необходимо и достаточно, чтобы силовой многоугольник был замкнут.</p> <p>Б) Для равновесия системы сходящихся сил необходимо и достаточно, чтобы последний вектор был направлен из начала первого складываемого вектора в конец последнего.</p> <p>В) Для равновесия системы сходящихся сил необходимо и достаточно, чтобы алгебраическая сумма всех сил равнялась нулю.</p> | <p>сил: Для равновесия системы сходящихся сил необходимо и достаточно, чтобы силовой многоугольник был замкнут.</p> |
| 1.2.8 | <p>Какой силовой многоугольник соответствует уравновешенной системе сил?</p> <p>a)</p> <p>b)</p> <p>c)</p> | <p>А) а<br/>Б) б<br/>В) с</p>   | <p>Уравновешенной системе сил соответствует силовой многоугольник а)</p>  |

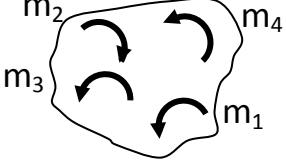
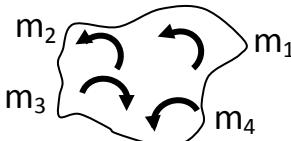
|        |  |                               |  |
|--------|--|-------------------------------|--|
| 1.2.9  | <p>Какой силовой многоугольник соответствует уравновешенной системе сил?</p> <p>a) </p> <p>б) </p> <p>в) </p>       | <p>A) а<br/>Б) б<br/>В) с</p> | <p>Уравновешенной системе соответствует силовой многоугольник в)</p> |
| 1.2.10 | <p>Какой силовой многоугольник соответствует уравновешенной системе сил?</p> <p>a) </p> <p>б) </p> <p>в) </p>  | <p>A) а<br/>Б) б<br/>В) с</p> | <p>Уравновешенной системе соответствует силовой многоугольник в)</p> |
| 1.2.11 | <p>Какой силовой многоугольник соответствует уравновешенной системе сил?</p> <p>a) </p> <p>б) </p> <p>в) </p> | <p>A) а<br/>Б) б<br/>В) с</p> | <p>Уравновешенной системе соответствует силовой многоугольник б)</p> |

|        |   |  |   |
|--------|---|--|---|
| 1.2.12 | Определить проекцию силы $\bar{F}$ на ось X | А) $F_x = +F$<br>Б) $F_x = -F$<br>В) $F_x = 1$<br>Г) $F_x = 0$   | Проекция силы $\bar{F}$ на ось X равна $F_x = 0$                      |
| 1.2.13 | Определить проекцию силы $\bar{F}$ на ось X | А) $R_x = F \cdot \cos 30^\circ$<br>Б) $F_x = F \cdot \cos 60^\circ$<br>В) $F_x = F \cdot \sin 30^\circ$<br>Г) $F_x = F \cdot \cos 30^\circ$     | Проекция силы $\bar{F}$ на ось X равна $F_x = F \cdot \cos 30^\circ$  |
| 1.2.14 | Определить проекцию силы $\bar{F}$ на ось X | А) $F_x = F \cdot \cos 55^\circ$<br>Б) $F_x = -F \cdot \cos 55^\circ$<br>В) $R_x = -F \cdot \cos 55^\circ$<br>Г) $F_x = F \cdot \sin 55^\circ$   | Проекция силы $\bar{F}$ на ось X равна $F_x = -F \cdot \cos 55^\circ$ |
| 1.2.15 | Определить проекцию силы $\bar{F}$ на ось Y | А) $F_y = -F \cdot \sin 65^\circ$<br>Б) $F_y = -F \cdot \cos 25^\circ$<br>В) $F_y = -F \cdot \cos 65^\circ$<br>Г) $F_y = +F \cdot \cos 65^\circ$ | Проекция силы $\bar{F}$ на ось Y равна $F_y = -F \cdot \cos 65^\circ$ |
| 1.2.16 | Определить проекцию силы $\bar{F}$ на ось X | А) $F_x = +F$<br>Б) $F_x = -F$<br>В) $F_x = 1$<br>Г) $F_x = 0$   | Проекция силы $\bar{F}$ на ось X равна $F_x = 0$                      |
| 1.2.17 | Определить проекцию силы $\bar{F}$ на ось X | А) $F_x = +F$<br>Б) $F_x = -F$<br>В) $F_x = 0$<br>Г) $F_x = 1$   | Проекция силы $\bar{F}$ на ось X равна $F_x = -F$                     |

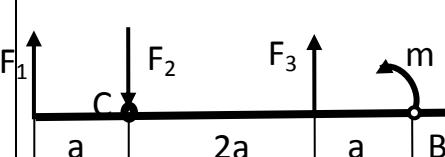
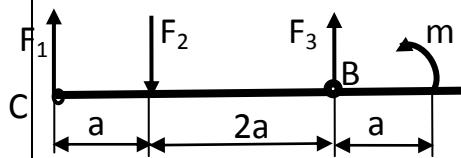
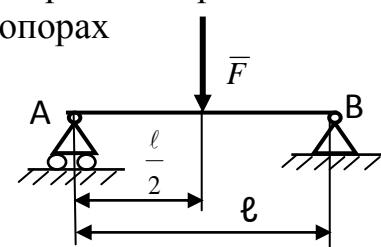
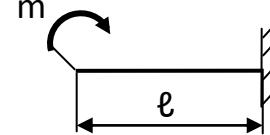
### Тема 1.3

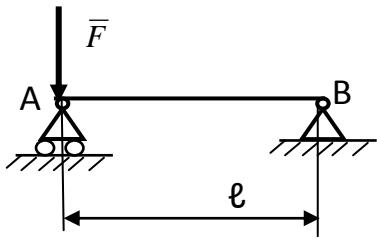
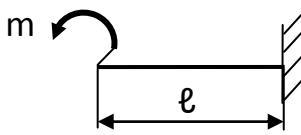
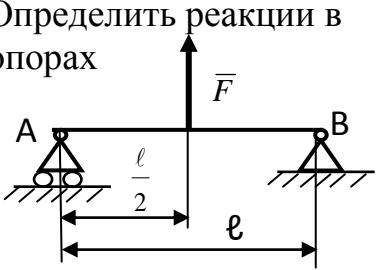
| №                  | Вопрос  | Варианты ответов  | Правильные ответы   |
|--------------------|---|---|---|
| Простые по 1 баллу |   |   |   |
| 1.3.1              | Определить момент пары сил.                     | A) $M=F \cdot a$<br>Б) $M = F \cdot b$<br>В) $M= - F \cdot c$   | Момент пары сил равен<br>$M = F \cdot b$                                    |
| 1.3.2              | Определить момент пары сил.                     | A) $M= -F \cdot f$<br>Б) $M= F \cdot d$<br>В) $M= F \cdot c$  | Момент пары сил равен<br>$M= F \cdot c$                                     |
| 1.3.3              | Определить момент пары сил.                     | A) $M = -F \cdot h$<br>Б) $M = -F \cdot k$<br>В) $M = +F \cdot c$                                     | Момент пары сил равен<br>$M = -F \cdot h$                                   |
| 1.3.4              | Определить момент пары сил.                     | A) $M= F \cdot h$<br>Б) $M= -F \cdot k$<br>В) $M= -F \cdot c$   | Момент пары сил равен<br>$M= -F \cdot c$                                    |
| 1.3.5              | Определить момент пары сил.                     | A) $M= F \cdot h$<br>Б) $M=F \cdot \ell$<br>В) $M=F \cdot a$  | Момент пары сил равен<br>$M=F \cdot a$                                      |
| 1.3.6              | Определить момент силы $F$ относительно точки A | A) $M_A( \bar{F} )=F \cdot a$<br>Б) $M_A( \bar{F} )= - F \cdot b$<br>В) $M_A( \bar{F} )= - F \cdot h$ | Момент силы $F$ относительно точки A равен<br>$M_A( \bar{F} )= - F \cdot h$ |

|        |   |  |   |
|--------|---|--|---|
| 1.3.7  | Определить момент силы $F$ относительно точки $A$   | <p>A) <math>M_A(\bar{F}) = -F \cdot a</math><br/>         Б) <math>M_A(\bar{F}) = +F \cdot b</math><br/>         В) <math>M_A(\bar{F}) = -F \cdot c</math></p>    | Момент силы $F$ относительно точки $A$ равен<br>$M_A(\bar{F}) = -F \cdot a$   |
| 1.3.8  | Определить момент силы $F$ относительно точки $B$   | <p>A) <math>M_B(\bar{F}) = -F \cdot h</math><br/>         Б) <math>M_B(\bar{F}) = -F \cdot b</math><br/>         В) <math>M_B(\bar{F}) = -F \cdot a</math></p>    | Момент силы $F$ относительно точки $B$ равен<br>$M_B(\bar{F}) = -F \cdot b$   |
| 1.3.9  | Определить момент силы $F$ относительно точки $A$   | <p>A) <math>M_A(\bar{F}) = +F \cdot h</math><br/>         Б) <math>M_A(\bar{F}) = +F \cdot b</math><br/>         В) <math>M_A(\bar{F}) = +F \cdot a</math></p>    | Момент силы $F$ относительно точки $A$ равен<br>$M_A(\bar{F}) = +F \cdot a$   |
| 1.3.10 | Определить момент силы $F$ относительно точки $C$   | <p>A) <math>M_C(\bar{F}) = +F \cdot a</math><br/>         Б) <math>M_C(\bar{F}) = +F \cdot d</math><br/>         В) <math>M_C(\bar{F}) = +F \cdot b</math></p>  | Момент силы $F$ относительно точки $C$ равен<br>$M_C(\bar{F}) = +F \cdot b$   |
| 1.3.11 | Что можно сказать о плоской системе произвольно расположенных сил, если при приведении ее к некоторому центру главный вектор $F_{\text{гл}}$ и главный момент $M_{\text{гл}}$ равны нулю? | <p>А) Заданная система сил не уравновешена.<br/>         Б) Заданная система сил уравновешена.<br/>         В) Заданная система сил заменена равнодействующей.</p>   | Если при приведении плоской системы произвольно расположенных сил к некоторому центру главный вектор $F_{\text{гл}}$ и главный момент $M_{\text{гл}}$ равны нулю, то заданная система сил уравновешена. |
| 1.3.12 | Уравнения равновесия плоской системы произвольно расположенных сил  | <p>А) а<br/>         Б) б<br/>         В) с</p>  | Уравнения равновесия плоской системы произвольно расположенных сил  |

|                                |  |   |   |
|--------------------------------|--|---|---|
|                                | имеют вид:<br><br>а) $\begin{cases} \sum F_{ix} = 0 \\ \sum F_{iy} = 0 \\ \sum M_A(\bar{F_i}) = 0 \end{cases}$ б) $\begin{cases} \sum F_{ix} = 0 \\ \sum F_{iy} = 0 \\ \sum M_B(\bar{F_i}) = 0 \end{cases}$<br><br>в) $\begin{cases} \sum F_i = 0 \\ \sum M_B(\bar{F_i}) = 0 \\ \sum M_A(\bar{F_i}) = 0 \end{cases}$ |   | имеют вид:<br><br>$\begin{cases} \sum F_{ix} = 0 \\ \sum F_{iy} = 0 \\ \sum M_A(\bar{F_i}) = 0 \end{cases}$ |
|                                |  |   |   |
| Средней сложности по 1.5 балла |  |   |   |
| 1.3.13                         | Определить результирующий момент системы пар сил, если:<br>$m_1=2\text{kNm}$ , $m_2=4\text{kNm}$ ,<br>$m_3=7\text{kNm}$ , $m_4=3\text{kNm}$ .<br>  | A) $M=-2\text{kNm}$<br>Б) $M=+2\text{kNm}$<br>В) $M=16\text{kNm}$<br>Г) $M=-2\text{kN}$     | Результирующий момент системы пар сил равен $M=-2\text{kN}$   |
| 1.3.14                         | Определить результирующий момент системы пар сил, если:<br>$m_1=7\text{kNm}$ , $m_2=1\text{kNm}$ ,<br>$m_3=5\text{kNm}$ , $m_4=3\text{kNm}$ .<br>   | A) $M=+15\text{kNm}$<br>Б) $M=+14\text{kNm}$<br>В) $M=-1\text{kNm}$<br>Г) $M=-14\text{kNm}$ | Результирующий момент системы пар сил равен $M=+14\text{kNm}$   |
| 1.3.15                         | Определить результирующий момент системы пар сил, если:<br>$m_1=5\text{kNm}$ , $m_2=3\text{kNm}$ ,<br>$m_3=9\text{kNm}$ , $m_4=2\text{kNm}$ .<br>   | A) $M=-9\text{kNm}$<br>Б) $M=+19\text{kNm}$<br>В) $M=-1\text{kNm}$<br>Г) $M=+1\text{kNm}$   | Результирующий момент системы пар сил равен $M=+1\text{kNm}$  |

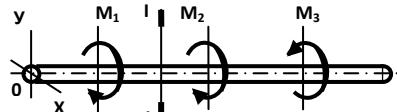
|                    |   |   |  |
|--------------------|---|---|--|
| 1.3.16             | Определить результирующий момент системы пар сил, если:<br>$m_1=2\text{ кНм}$ , $m_2=4\text{ кНм}$ ,<br>$m_3=3\text{ кНм}$ , $m_4=3\text{ кНм}$ . | A) $M = -2 \text{ кНм}$<br>Б) $M = +2 \text{ кНм}$<br>В) $M = -12 \text{ кНм}$<br>Г) $M = +12 \text{ кНм}$  | Результирующий момент системы пар сил равен<br>$M = +2 \text{ кНм}$  |
| 1.3.17             | Определить результирующий момент системы пар сил, если:<br>$m_1=5\text{ кНм}$ , $m_2=1\text{ кНм}$ , $m_3=5\text{ кНм}$ , $m_4=3\text{ кНм}$ .    | A) $M = +6 \text{ кНм}$<br>Б) $M = +14 \text{ кНм}$<br>В) $M = -8 \text{ кНм}$<br>Г) $M = -6 \text{ кНм}$   | Результирующий момент системы пар сил равен<br>$M = -6 \text{ кНм}$  |
| Сложные по 3 балла |   |   |  |
| 1.3.18             | Определить сумму моментов всех сил относительно точки С.  | <p>A) <math>\sum M_C(F_i) = F_1 \cdot 4a - F_2 \cdot a + F_3 \cdot 3a + m;</math></p> <p>Б) <math>\sum M_C(F_i) = F_2 \cdot a - F_3 \cdot 3a - m;</math></p> <p>В) <math>\sum M_C(F_i) = -F_2 \cdot a + F_3 \cdot 3a + m</math><br/> <math>\sum M_C(F_i) = -F_2 \cdot a + F_3 \cdot 3a + m \cdot 4a</math></p>  | Сумма моментов всех сил относительно точки С равна<br>$\sum M_C(F_i) = -F_2 \cdot a + F_3 \cdot 3a + m$                |
| 1.3.19             | Определить сумму моментов всех сил относительно точки В.  | <p>A) <math>\sum M_B(F_i) = F_1 \cdot 4a - F_2 \cdot 3a + F_3 \cdot 3a - m;</math></p> <p>Б) <math>\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - F_3 \cdot a;</math></p> <p>В) <math>\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot a + F_2 \cdot 2a - F_3 \cdot a + m;</math></p> <p>Г) <math>\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - F_3 \cdot a + m</math></p> | Сумма моментов всех сил относительно точки В равна<br>$\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - F_3 \cdot a + m$ |
| 1.3.20             | Определить сумму моментов всех сил относительно точки С.  | <p>А) <math>\sum M_C(F_i) = -F_1 \cdot a + F_3 \cdot 2a + m \cdot 3a;</math></p> <p>Б) <math>\sum M_C(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - F_3 \cdot a;</math></p>   | Сумма моментов всех сил относительно точки С равна<br>$\sum M_C(F_i) = -F_1 \cdot a + F_3 \cdot 2a + m$                |

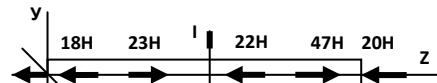
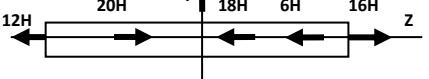
|        |   |  |   |   |
|--------|---|--|---|---|
|        |  | B) $M_C(F_i) = +F_1 \cdot a - F_3 \cdot 2a - m$<br>Г) $\sum M_C(F_i) = -F_1 \cdot a + F_3 \cdot 2a + m$  |   |   |
| 1.3.21 | Определить сумму моментов всех сил относительно точки В.                          | A) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 3a + F_2 \cdot 2a + m$<br>Б) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 3a + F_2 \cdot 2a + m \cdot a$<br>В) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - F_3 \cdot a$<br>Г) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 2a + F_3 \cdot a + m$ | Сумма моментов всех сил относительно точки В равна $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 3a + F_2 \cdot 2a + m$   |   |
|        |  |  |   |   |
| 1.3.22 | Определить сумму моментов всех сил относительно точки В.                          | A) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - m \cdot a$<br>Б) $\sum M_B(F_i) = +F_1 \cdot 4a - F_2 \cdot 3a + m$<br>В) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - m$<br>Г) $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - m + F_3$                   | Сумма моментов всех сил относительно точки В равна $\sum M_B(F_i) = -F_1 \cdot 4a + F_2 \cdot 3a - m$   |   |
| 1.3.23 | Определить реакции в опорах   |   | A) $R_{Ax}=0, R_{Ay}=0, M_R=F \cdot l$<br>Б) $R_{Ax}=0, R_{Ay}=F, R_{By}=F$<br>В) $R_{Ax}=0; R_{Ay}=-0.5F; R_{By}=-0.5F$<br>Г) $R_{Ay}=0.5F, R_{Bx}=0, R_{By}=0.5F$ | Реакции в опорах равны $R_{Ay} = 0.5F, R_{Bx}=0, R_{By} = 0.5F$ |
| 1.3.24 | Определить реакции жесткой заделки  |   | A) $R_{Ax}=0, R_{Ay}=0, M_R=-m$<br>Б) $R_{Ax}=0, R_{Ay}=0, M_R=m$<br>В) $R_{Ax}=0, R_{Ay}=m, M_R=0$<br>Г) $R_{Ax}=0, R_{Ay}=0, M_R=0$                               | Реакции в опорах равны $R_{Ax}=0, R_{Ay}=0, M_R=m$              |
| 1.3.25 | Определить реакции в  | A) $R_{Ax}=0; R_{Ay}=F;$   | Реакции в опорах  |   |

|        |                                    |   |  |  |
|--------|------------------------------------|---|--|--|
|        | опорах                             |    | $R_{By} = F$<br>Б) $R_{Ax} = 0; R_{Ay} = 0.5F; R_{By} = 0.5F$<br>Б) $R_{Ax} = F; R_{Ay} = 0; R_{By} = 0$<br>Г) $R_{Ay} = F; R_{Bx} = 0; R_{By} = 0$                                      | равны<br>$R_{Ay} = F; R_{Bx} = 0; R_{By} = 0$                          |
| 1.3.26 | Определить реакции жесткой заделки |    | A) $R_{Ax} = 0, R_{Ay} = 0, M_R = m \cdot l$<br>Б) $R_{Ax} = 0, R_{Ay} = 0, M_R = -m$<br>Б) $R_{Ax} = 0, R_{Ay} = m, M_R = 0$<br>Г) $R_{Ax} = 0, R_{Ay} = 0, M_R = m$                    | Реакции жесткой заделки равны<br>$R_{Ax} = 0, R_{Ay} = 0, M_R = -m$    |
| 1.3.27 | Определить реакции в опорах        |  | A) $R_{Ax} = 0; R_{Ay} = 0.5F; R_{By} = 0.5F$<br>Б) $R_{Ay} = -0.5F; R_{Bx} = 0; R_{By} = -0.5F$<br>Б) $R_{Ax} = 0; R_{Ay} = -F; R_{By} = -F$<br>Г) $R_{Ax} = F; R_{Ay} = 0; R_{By} = 0$ | Реакции в опорах равны<br>$R_{Ay} = -0.5F; R_{Bx} = 0; R_{By} = -0.5F$ |

## Тема 2.1 Основные положения сопротивления материалов

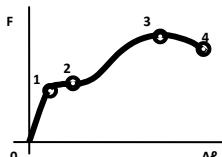
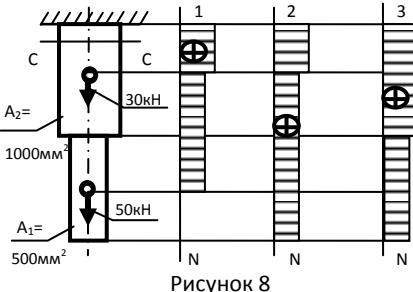
| №                        | Вопрос  | Варианты ответов  | Правильные ответы |
|--------------------------|---|---|-------------------|
| Тесты простые по 1 баллу |   |   |                   |
| 2.1.1                    | Прямой брус нагружается внешней силой F. После снятия нагрузки его форма и размеры полностью восстанавливаются. В данном случае имели место деформации... | А) Пластические<br>Б) Незначительные<br>В) Остаточные<br>Г) Упругие | Г) Упругие        |

|       |   |  |                          |
|-------|---|--|--------------------------|
| 2.1.2 | Способность конструкции сопротивляться упругим деформациям называют...  | А) Устойчивость<br>Б) Прочность<br>В) Жесткость<br>Г) Выносливость                                       | В) Жесткость             |
| 2.1.3 | Прямой брус нагружен силой F (рисунок 1).<br>После снятия нагрузки форма бруса изменилась (рисунок 2).<br>При этом брус получил деформацию... | А) Незначительную<br>Б) Пластическую<br>В) Остаточную<br>Г) Упругую                                      | В) Остаточную            |
|       | <br>Рисунок 1  |  |                          |
|       | <br>Рисунок 2  |  |                          |
| 2.1.4 | Способность конструкции сопротивляться усилиям, стремящимся вывести ее из исходного состояния равновесия называется...                        | А) Прочность<br>Б) Устойчивость<br>В) Выносливость<br>Г) Жесткость                                       | Б)<br>Устойчивость       |
| 2.1.5 | Пользуясь методом сечений, продольную силу в сечении можно определить по формуле...   | А) $Q_y = \sum F_{iy}$<br>Б) $M_z = \sum M_z(F_i)$<br>В) $Q_x = \sum F_{ix}$<br>Г) $N_z = \sum F_{iz}$   | Г) $N_z = \sum F_{iz}$   |
| 2.1.6 | Для определения внутренних силовых факторов в сечении 1-1 (рисунок 3) методом сечения нужно использовать уравнение...                         | А) $M_y = \sum M_y(F_i)$<br>Б) $N_z = \sum F_{iz}$<br>В) $Q_y = \sum F_{iy}$<br>Г) $M_z = \sum M_z(F_i)$ | Г) $M_z = \sum M_z(F_i)$ |
|       | <br>Рисунок 3  |  |                          |
| 2.1.7 | При растяжении бруса в поперечном сечении возникает внутренний силовой фактор...  | А) $N_z$<br>Б) $Q_x$<br>В) $Q_y$<br>Г) $M_z$   | А) $N_z$                 |
| 2.1.8 | Возникновение нормальных напряжений в сечении бруса вызывают внутренние силовые факторы...  | А) $N_z$<br>Б) $Q_x$<br>В) $Q_y$<br>Г) $M_k$   | А) $N_z$                 |
| 2.1.9 | Касательные напряжения  | А) $\sigma$  | Г) $\tau$                |

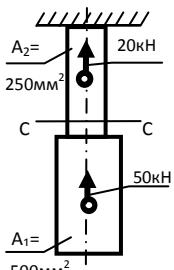
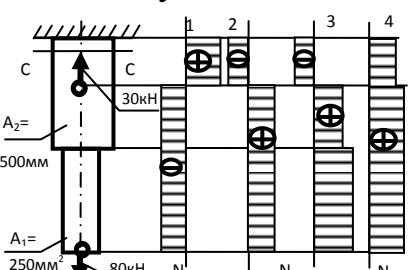
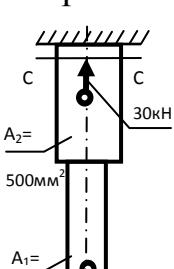
|                                       |  |   |               |
|---------------------------------------|--|---|---------------|
|                                       | обозначаются...  | Б) Р<br>В) $\sqrt{(\tau^2 + \sigma^2)}$<br>Г) $\tau$  |               |
| Тесты средней сложности- по 1,5 балла |  |   |               |
| 2.1.10                                | В сечении I-I (рисунок 4 ) возникает вид нагружения...   | A) изгиб<br>Б) сжатие<br>В) растяжение<br>Г) кручение | B) растяжение |
|                                       |  <p>Рисунок 4</p>       |   |               |
| 2.1.11                                | При указанном на рисунке 5 нагружении бруса величина внутреннего силового фактора в сечении I-I равна... | A) 45 кН<br>Б) 35 кН<br>В) 52 кН<br>Г) 11 кН          | B) 52 кН      |
|                                       |  <p>Рисунок 5</p>       |   |               |
| 2.1.12                                | При указанном на рисунке 6 нагружении бруса величина внутреннего силового фактора в сечении I-I равна... | A) 18 кН<br>Б) 36 кН<br>В) 32 кН<br>Г) -8 кН          | Г) -8 кН      |
|                                       |  <p>Рисунок 6</p>     |   |               |

## Тема 2.2 Растяжение и сжатие

| Тесты простые по 1 баллу |   |  |                                 |
|--------------------------|---|--|---------------------------------|
| 2.2.1                    | Напряжение, при котором деформации растут при постоянной нагрузке, называется и обозначается... | А) Допускаемое напряжение, $[\sigma]$<br>Б) Предел прочности, $\sigma_B$<br>В) Предел текучести, $\sigma_T$<br>Г) Предел пропорциональности, | В) Предел текучести, $\sigma_T$ |

|                                      |   | $\sigma_{пц}$   |   |
|--------------------------------------|---|---|---|
| 2.2.2                                | На диаграмме растяжения, изображенной на рисунке 7, образование шейки на образце соответствует точке ...    | A) 1<br>Б) 2<br>В) 3<br>Г) 4  | B) 3                                    |
|                                      | <br>Рисунок 7              |   |   |
| 2.2.3                                | В материале выполняется зависимость $\sigma = E \cdot \epsilon$ до напряжения...                            | A) До $\sigma_{пц}$<br>Б) До $\sigma_y$<br>В) До $\sigma_t$<br>Г) До $\sigma_B$   | A) До $\sigma_{пц}$                     |
| 2.2.4                                | Точная запись условия прочности при растяжении и сжатии соответствует...                                    | A) $\sigma = \frac{N}{A} = [\sigma]$<br>Б) $\sigma = \frac{N}{A} \leq [\sigma]$<br>В) $\sigma = \frac{N}{A} < [\sigma]$<br>Г) $\sigma = \frac{N}{A} > [\sigma]$ | B) $\sigma = \frac{N}{A} \leq [\sigma]$ |
| Тесты средней сложности – по 2 балла |   |   |   |
| 2.2.5                                | Эпюра продольных сил в поперечных сечениях бруса, изображенного на рисунке 8, соответствует схеме...        | A) 1<br>Б) 2<br>В) 3<br>Г) Соответствующей эпюры не представлено  | A) 1                                    |
|                                      | <br>Рисунок 8            |   |   |
| 2.2.6                                | Для бруса, изображенного на рисунке 9, наибольшая продольная сила, возникшая в поперечном сечении, равна... | A) 50кН<br>Б) 30кН<br>В) 80кН<br>Г) 20кН  | B) 80кН                                 |

|       |   |   |           |
|-------|---|---|-----------|
|       | <p>Рисунок 9</p>  |   |           |
| 2.2.7 | <p>Эпюра продольных сил в поперечных сечениях бруса, изображенного на рисунке 10, соответствует схеме...</p> <p>Рисунок 10</p>        | <p>А) 1<br/>Б) 2<br/>В) 3<br/>Г) 4</p>                    | B) 3      |
| 2.2.8 | <p>Для бруса, изображенного на рисунке 11, наибольшая продольная сила, возникшая в поперечном сечении, равна...</p> <p>Рисунок 11</p> | <p>А) 70 kN<br/>Б) 130 kN<br/>В) -30 kN<br/>Г) 100 kN</p> | Г) 100 kN |
| 2.2.9 | <p>Эпюра продольных сил в поперечных сечениях бруса, изображенного на рисунке 12, соответствует схеме...</p> <p>Рисунок 12</p>        | <p>А) 1<br/>Б) 2<br/>В) 3<br/>Г) 4</p>                    | A) 1      |

|                            |   |  |          |
|----------------------------|---|--|----------|
| 2.2.10                     | Для бруса, изображенного на рисунке 13 , наибольшая продольная сила, возникшая в поперечном сечении, равна... | A) -50кН<br>Б) -70кН<br>В) 20кН<br>Г) 30кН   | Б) -70кН |
|                            |  <p>Рисунок 13</p>           |  |          |
| 2.2.11                     | Эпюра продольных сил в поперечных сечениях бруса, изображенного на рисунке 14, соответствует схеме...         | A) 1<br>Б) 2<br>В) 3<br>Г) 4                 | Г) 4     |
|                            |  <p>Рисунок 14</p>          |  |          |
| 2.2.12                     | Для бруса, изображенного на рисунке 15, наибольшая продольная сила, возникшая в поперечном сечении, равна...  | A) 80кН<br>Б) 50кН<br>В) 110кН<br>Г) 30кН    |          |
|                            |  <p>Рисунок 15</p>         |  |          |
| Тесты сложные - по 3 балла |   |  |          |
| 2.2.13                     | Нормальное напряжение в сечении С-С бруса, изображенного на рисунке 16, равно...                              | A) 50МПа<br>Б) 80МПа<br>В) 30МПа<br>Г) 20МПа | Б) 80МПа |

|        |   |   |                   |
|--------|---|---|-------------------|
|        | <p>Рисунок 16</p>   |   |                   |
| 2.2.14 | <p>Нормальное напряжение в сечении С-С бруса, изображенного на рисунке 17, равно...</p> <p>Рисунок 17</p> | <p>А) 100 МПа<br/>Б) 200 МПа<br/>В) 10 МПа<br/>Г) -60 МПа</p> | <p>Б) 200 МПа</p> |
| 2.2.15 | <p>Нормальное напряжение в сечении С-С бруса, изображенного на рисунке 18, равно...</p> <p>Рисунок 18</p> | <p>А) 200 МПа<br/>Б) 80 МПа<br/>В) 120 МПа<br/>Г) 280 МПа</p> | <p>А) 200 МПа</p> |
| 2.2.16 | <p>Нормальное напряжение в сечении С-С бруса, изображенного на рисунке 19, равно...</p> <p>Рисунок 19</p> | <p>А) 160 МПа<br/>Б) 60 МПа<br/>В) 100 МПа<br/>Г) 220 МПа</p> | <p>В) 100 МПа</p> |

### **3.2 Контрольная работа**

Формой контроля в 3 семестре, согласно учебного плана, является контрольная работа. Для проведения контрольной работы на последнем занятии 3 семестра используются теоретические задания по темам 1.1 (ТЗ 1.1.1-1.1.5), 1.2 (ТЗ 1.2.1-1.2.17), 1.3 (ТЗ 1.3.1-1.3.27), из которых формируются 4 варианта тестов по 12 заданий в каждом.

### **3.3 Время на выполнение:**

Тесты 1.1.1-1.1.5; 1.2.1- 1.2.17; 1.3.1-1.3.12— 1 минута на 1 задание;

Тесты 1.3.13-1.3.17—2 минуты на 1 задание;

Тесты 1.3.18-1.3.27—3 минуты на 1 задание;

Тесты 2.1.1— 2.1.12; 2.2.1—2.2.4 —1 минута на 1 задание;

Тесты 2.2.5—2.2.12 — 2 минуты на 1 задание;

Тесты 2.2.13—2.2.16 — 3 минуты на 1 задание.

### **3.4 Критерии оценки**

| <i>Оценка</i>           | <i>Критерии: правильно выполненные задания</i> |
|-------------------------|--|
| 5 «отлично»»            | от 85% до 100%                                 |
| 4 «хорошо»              | от 75% до 85%                                  |
| 3 «удовлетворительно»   | от 61% до 75%                                  |
| 2 «неудовлетворительно» | до 61%   |

## **4 Практические задания (ПЗ)**

### **4.1 Текст задания**

#### **Практическая работа № 1 (ПР-1): Определение усилий в стержнях**

Для заданной стержневой системы определить реакции жестких стержней и выполнить проверку построением силового многоугольника и аналитически.

#### **Практическая работа № 2 (ПР-2): Определение реакций опор балочных систем**

Жестко закрепленная (защемленная) балка нагружена силой  $F$ , парой сил с моментом  $m$  и распределенной нагрузкой, интенсивностью  $q$ . Определить реакции жесткой заделки консольной балки.

### **Лабораторная работа № 1 (ЛР-1): Определение центра тяжести плоских фигур**

Определить координаты центра тяжести плоской фигуры, состоящей из простых геометрических фигур аналитически и практически подвешиванием фигуры за 3 точки с отвесом. Сделать вывод.

### **Практическая работа № 3 (ПР-3): Определение центра тяжести составных сечений, состоящих из прокатных профилей**

Определить координаты центра тяжести сечения, состоящего из профилей проката. Необходимые геометрические параметры взять из ГОСТа.

### **Практическая работа № 4 (ПР-4): Определение силы тяги локомотива методом кинетостатики**

Тело весом  $G$  передвигали согласно графику скорости по плоскости с коэффициентом трения  $f$ . Определить силу тяги ( $F_{\text{тяги}}$ ) методом кинетостатики и построить графики изменения ускорения и изменения силы ( $F_{\text{тяги}}$ ), действующей на тело, от времени и график изменения силы тяги ( $F_{\text{тяги}}$ ) от ускорения.

### **Практическая работа № 5 (ПР-5): Расчет ступенчатого бруса на прочность при растяжении**

Построить эпюры продольных сил, нормальных напряжений и график перемещений по длине бруса. Определить перемещение свободного конца бруса. Выполнить проверочный расчет на прочность опасного сечения. Двухступенчатый стальной брус нагружен силами  $F_1$ ,  $F_2$ . Площади поперечных сечений  $A_1$  и  $A_2$ . Принять модуль упругости  $E = 2 \cdot 10^5$  Н/мм<sup>2</sup>, допускаемое напряжение  $[\sigma] = 160$  МПа.

## **Практическая работа №6 (ПР-6): Определение диаметра болта из условия прочности на срез и смятие**

Определить диаметр болта из расчета на срез и смятие.

Допускаемые напряжения смятия и среза для материала болтов:

$$[\sigma_{\text{см}}] = 300 \text{ МПа}, [\tau_c] = 100 \text{ МПа}$$

## **Практическая работа № 7 (ПР-7): Расчет на прочность и жесткость при кручении**

Для заданного вала построить эпюры крутящих моментов. Из условия прочности и жесткости определить диаметр каждого участка вала для круглого сечения. Нарисовать эскиз вала. Материал – сталь,  $G = 0,8 \cdot 10^5 \text{ МПа}$ ;  $[\tau] = 30 \text{ МПа}$ ;

$$[\phi_0] = 5,23 \cdot 10^{-3} \frac{\text{рад.}}{\text{м}}$$

## **Практическая работа № 8 (ПР-8): Построение эпюр поперечных сил и изгибающих моментов**

Построить эпюры поперечных сил и изгибающих моментов для жестко закрепленной балки. Подобрать сечение балки в виде прямоугольника с заданным соотношением сторон и двутавра. Материал- сталь, допускаемое напряжение

$$[\sigma] = 160 \text{ МПа.}$$

## **Лабораторная работа №2 (ЛР-2): Определение параметров зубчатых колес по их замерам**

Определить основные геометрические параметры зубчатого колеса и выполнить эскиза колеса.

## **Лабораторная работа №3 (ЛР №3): Изучение конструкции червячного редуктора**

Определить основные геометрические параметры червяка и червячного колеса

## **Практическая работа № 9 (ПР-9): Расчет многоступенчатой передачи**

Для заданной механической передачи определить передаточное число, угловые скорости вращения всех валов привода, окружную скорость ременной передачи, врачающие моменты на валах. Выполнить проверку.

## **Практическая работа № 10 (ПР-10): Расчет одноступенчатого редуктора**

В соответствии со своим вариантом определить к.п.д. передачи, мощность двигателя, скорость вращения ротора, выбрать двигатель по ГОСТу, определить врачающие моменты.

### **4.2 Время на выполнение:**

ПР-1 – ПР- 10, ЛР- 1 – ЛР-3 — по 2 академ. часа.

### **4.3. Критерии оценки:**

| <i>Оценка</i>          | <i>Критерии</i>  |
|------------------------|--|
| 5 «отлично»»           | Студент глубоко и полно овладел содержанием учебного материала, умеет связывать теорию с практикой, решать практические задачи, высказывать и обосновывать свои суждения. Грамотно, логично излагает ответа, как в устной, так и в письменной форме, качественное внешнее оформление.      |
| 4 «хорошо»             | Студент полно освоил учебный материал в полном объеме, владеет понятийным аппаратом, ориентируется в изученном материале, осознанно применяет знания для решения практических задач, грамотно излагает ответ, в содержании и форме ответа имеются отдельные неточности.                    |
| 3 «удовлетворительно»» | Студент имеет разрозненные, бессистемные знания, не умеет выделять главное и второстепенное, неполно, непоследовательно излагает материал, допускает неточности в определении понятий, в применении знаний для решения практических задач, не умеет доказательно обосновать свои суждения. |

|                          |  |
|--------------------------|--|
| 2 «неудовлетворитель но» | Студент имеет разрозненные, бессистемные знания, не умеет выделять главное и второстепенное, допускает ошибки в определении понятий, искажает их смысл, беспорядочно и неуверенно излагает материал, не умеет применять знания к решению практических задач. |
|--------------------------|--|

#### 4.4 Экзаменационные вопросы

##### *Теоретическая механика*

- 1 Основные понятия статики.
- 2 Аксиомы статики.
- 3 Связи и их реакции. Принцип освобождения от связей.
- 4 Система сходящихся сил. Способы сложения двух сил.
- 5 Силовой многоугольник. Условия равновесия плоской системы сходящихся сил в векторной форме.
- 6 Проекция силы на ось. Определение силы по ее проекциям на оси координат.
- 7 Аналитическое определение равнодействующей плоской системы сходящихся сил (метод проекций). Аналитическое условие равновесия.
- 8 Пара сил. Свойства, сложение, условие равновесия пар.
- 9 Момент силы относительно точки.
- 10 Приведение силы к точке. Главный вектор и главный момент плоской системы произвольно расположенных сил.
- 11 Равновесие плоской системы произвольно расположенных сил. Три вида уравнений равновесия.
- 12 Балочные системы. Классификация нагрузок и виды опор.
- 13 Определение реакций опор и моментов защемления.
- 14 Момент силы относительно оси.

- 15 Уравнения равновесия пространственной системы произвольно расположенных сил.
- 16 Центр тяжести. Определение положения центра тяжести плоской фигуры.
- 17 Положение центра тяжести сечений прокатных профилей.
- 18 Основные понятия кинематики: траектория, путь, время, скорость и ускорение.
- 19 Скорость и полное, нормальное, касательное ускорение точки.
- 20 Равномерное и равнопеременное поступательное движение точки и твердого тела.
- 21 Вращательное движение твердого тела вокруг оси. Угловая скорость. Угловое ускорение.
- 22 Равномерное и равнопеременное вращение, характеристики.
- 23 Зависимость между линейными и угловыми характеристиками точек вращающегося тела.
- 24 Аксиомы динамики. Основной закон динамики.
- 25 Понятие о силе инерции.
- 26 Сила инерции при криволинейном движении.
- 27 Принцип Даламбера, метод кинетостатики.
- 28 Работа и мощность при поступательном движении.
- 29 Работа и мощность при вращательном движении.
- 30 Понятие о механическом коэффициенте полезного действия.

### *Сопротивление материалов.*

- 1 Основные понятия курса сопротивление материалов.
- 2 Основные гипотезы и допущения сопротивления материалов.
- 3 Принцип начальных размеров и независимости действия сил.
- 4 Классификация нагрузок. Понятие о брусе, оболочке, пластине, массивном теле.
- 5 Метод сечений.

- 6      Определение внутренних силовых факторов в поперечных сечениях при растяжении и сжатии, сдвиге (метод сечений).
- 7      Определение внутренних силовых факторов в поперечных сечениях при кручении и изгибе (метод сечений).
- 8      Напряжения: полное, касательное, нормальное. Единицы измерения.
- 9      Продольные силы и нормальные напряжения при растяжении.
- 10     Эпюры продольных сил.
- 11     Продольные и поперечные деформации при растяжении. Закон Гука.
- 12     Испытания материалов на растяжение. Диаграмма растяжения низкоуглеродистой стали.
- 13     Механические характеристики прочности и пластичности материалов.
- 14     Допускаемые и предельные напряжения. Коэффициент запаса прочности.
- 15     Расчеты на прочность при растяжении.
- 16     Срез. Основные расчетные предпосылки, расчетные формулы.
- 17     Смятие. Основные расчетные предпосылки, расчетные формулы.
- 18     Чистый сдвиг. Закон Гука при сдвиге.
- 19     Крутящий момент. Построение эпюр крутящих моментов.
- 20     Геометрические характеристики плоских сечений при кручении: полярный момент инерции и полярный момент сопротивления круга и кольца.
- 21     Закон Гука при кручении. Рациональная форма поперечного сечения вала.
- 22     Условие прочности и жесткости при кручении.
- 23     Изгиб, основные понятия и определения. Классификация видов изгиба.
- 24     Внутренние силовые факторы при чистом и поперечном изгибе.
- 25     Нормальные напряжения при изгибе. Рациональные формы поперечного сечения балок.
- 26     Осевые моменты инерции и осевые моменты сопротивления простейших сечений при изгибе: круга и прямоугольника.
- 27     Условие прочности и расчеты на прочность при изгибе.

## *Детали машин*

- 1      Машина и механизм. Классификация машин.
- 2      Требования, предъявляемые к машинам и их деталям.
- 3      Циклы переменных напряжений и их характеристики.
- 4      Усталостное разрушение. Предел выносливости.
- 5      Предел выносливости. Факторы, влияющие на предел выносливости.
- 6      Заклепочные соединения.
- 7      Сварные соединения.
- 8      Клеевые соединения.
- 9      Резьбовые соединения. Общие сведения.
- 10     Шпоночные соединения.
- 11     Шлицевые соединения.
- 12     Механические передачи. Назначение. Классификация по принципу действия.
- 13     Основные кинематические и силовые соотношения в механических передачах.
- 14     Зубчатые передачи. Основные сведения и характеристика.
- 15     Классификация зубчатых передач.
- 16     Способы изготовления зубчатых колес. Материалы.
- 17     Виды разрушения зубьев зубчатых колес.
- 18     Прямозубые цилиндрические передачи. Основные геометрические соотношения. Силы в зацеплении.
- 19     Косозубые и шевронные передачи. Основные геометрические соотношения. Силы в зацеплении.
- 20     Сравнительная характеристика прямозубых, косозубых и шевронных передач.
- 21     Конические зубчатые передачи.
- 22     Винтовая передача.
- 23     Червячная передача.
- 24     Ременная передача.

- 25 Цепная передача.
- 26 Валы и оси. Их назначение, конструкция, материалы.
- 27 Опоры скольжения. Основные сведения.
- 28 Опоры качения. Основные сведения.
- 29 Муфты. Назначение. Классификация.

#### **4.5 Экзаменационные задачи**

**Задача №1**

Сложить силы способом силового многоугольника, если:

$$F_1=20 \text{ H}; \quad \alpha_1=30^\circ;$$

$$F_2=40 \text{ H}; \quad \alpha_2=90^\circ;$$

$$F_3=20 \text{ H}; \quad \alpha_3=180^\circ;$$

$$F_4=30 \text{ H}; \quad \alpha_4=330^\circ;$$

**Задача №2**

Сложить силы способом силового многоугольника, если:

$$F_1=15 \text{ H}; \quad \alpha_1=30^\circ;$$

$$F_2=30 \text{ H}; \quad \alpha_2=90^\circ;$$

$$F_3=20 \text{ H}; \quad \alpha_3=120^\circ;$$

$$F_4=20 \text{ H}; \quad \alpha_4=330^\circ;$$

**Задача №3**

Сложить силы способом силового многоугольника, если:

$$F_1=9 \text{ H}; \quad \alpha_1=60^\circ;$$

$$F_2=15 \text{ H}; \quad \alpha_2=180^\circ;$$

$$F_3=20 \text{ H}; \quad \alpha_3=120^\circ;$$

$$F_4=15 \text{ H}; \quad \alpha_4=230^\circ;$$

**Задача №4**

Сложить силы способом силового многоугольника, если:

$$F_1= 25\text{H}; \quad \alpha_1=45^\circ;$$

$$F_2= 30\text{H}; \quad \alpha_2=120^\circ;$$

$$F_3 = 35H; \quad \alpha_3 = 90^\circ;$$

$$F_4 = 30H; \quad \alpha_4 = 330^\circ;$$

Задача №5

Сложить силы способом силового многоугольника, если:

$$F_1 = 50H; \quad \alpha_1 = 125^\circ;$$

$$F_2 = 40H; \quad \alpha_2 = 180^\circ;$$

$$F_3 = 35H; \quad \alpha_3 = 230^\circ;$$

$$F_4 = 30H; \quad \alpha_4 = 30^\circ;$$

Задача №6

Определить равнодействующую системы сходящихся сил аналитически:

$$F_1 = 200 H; \quad \alpha_1 = 0^\circ;$$

$$F_2 = 400 H; \quad \alpha_2 = 60^\circ;$$

$$F_3 = 100 H; \quad \alpha_3 = 270^\circ;$$

$$F_4 = 300 H; \quad \alpha_4 = 315^\circ;$$

Задача №7

Определить равнодействующую системы сходящихся сил аналитически:

$$F_1 = 100 H; \quad \alpha_1 = 30^\circ;$$

$$F_2 = 200 H; \quad \alpha_2 = 180^\circ;$$

$$F_3 = 300 H; \quad \alpha_3 = 240^\circ;$$

Задача №8

Определить равнодействующую системы сходящихся сил аналитически:

$$F_1 = 20 H; \quad \alpha_1 = 30^\circ;$$

$$F_2 = 40 H; \quad \alpha_2 = 90^\circ;$$

$$F_3 = 20 H; \quad \alpha_3 = 180^\circ;$$

$$F_4 = 30 H; \quad \alpha_4 = 330^\circ;$$

Задача №9

Определить равнодействующую системы сходящихся сил аналитически:

$$F_1 = 15 H; \quad \alpha_1 = 30^\circ;$$

$$F_2 = 30 H; \quad \alpha_2 = 90^\circ;$$

$$F_3 = 20 H; \quad \alpha_3 = 120^\circ;$$

$$F_4=20 \text{ H}; \quad \alpha_4=330^\circ;$$

Задача №10

Определить равнодействующую системы сходящихся сил аналитически:

$$F_1=9 \text{ H}; \quad \alpha_1=60^\circ;$$

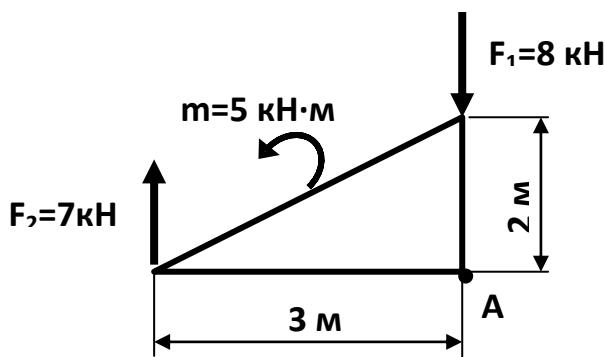
$$F_2=15 \text{ H}; \quad \alpha_2=180^\circ;$$

$$F_3=20 \text{ H}; \quad \alpha_3=120^\circ;$$

$$F_4=15 \text{ H}; \quad \alpha_4=230^\circ;$$

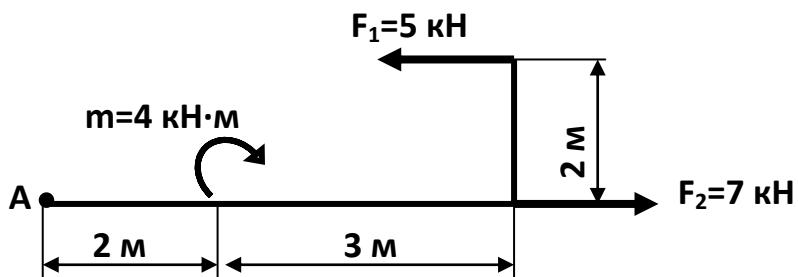
Задача № 11

Определить сумму моментов относительно точки А



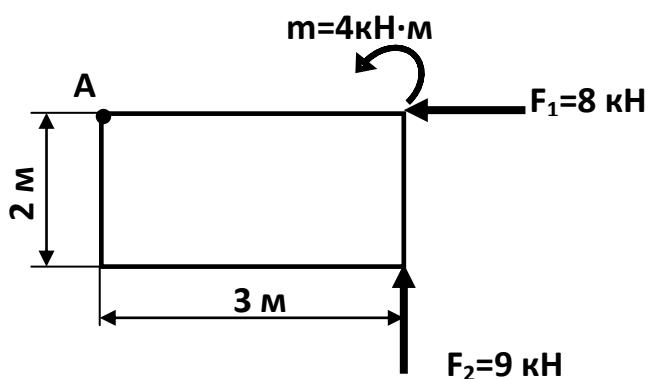
Задача №12

Определить главный момент относительно точки А



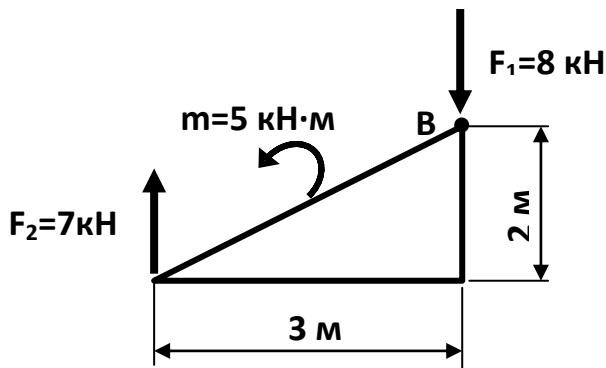
Задача №13

Определить главный вектор и главный момент относительно точки А.



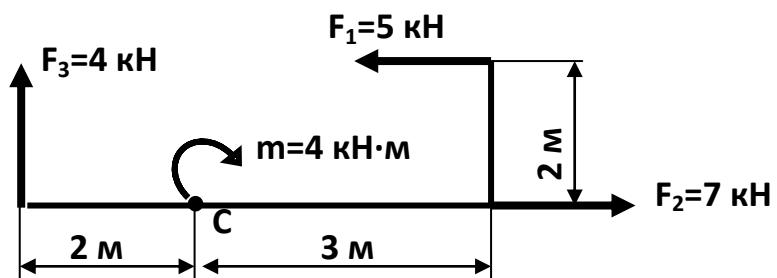
Задача № 14

Определить сумму моментов относительно точки В



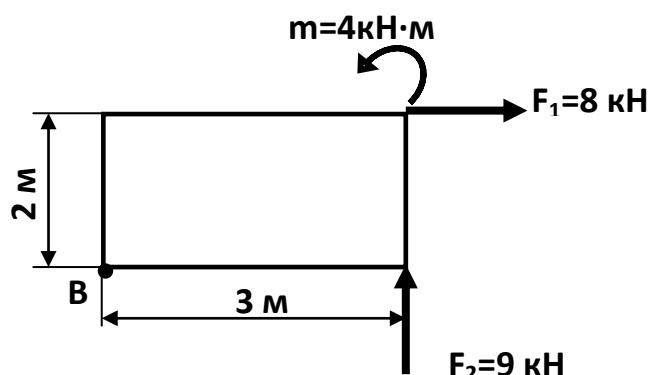
Задача №15

Определить главный момент относительно точки С



Задача №16

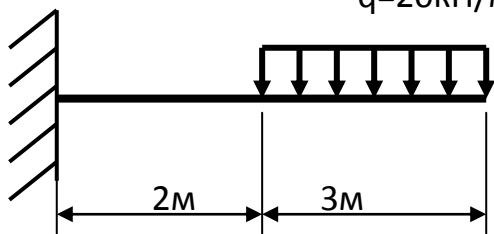
Определить главный вектор и главный момент относительно точки В.



Задача 17

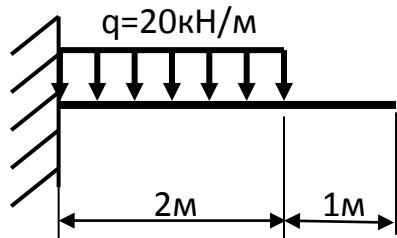
Определить реакции жесткой заделки консольной балки

$$q=20 \text{ кН/м}$$



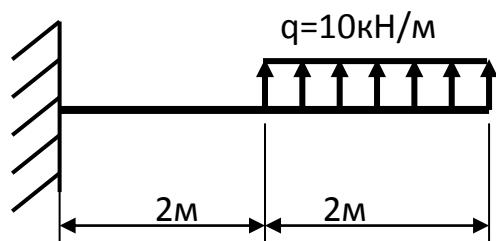
Задача 18

Определить реакции жесткой заделки консольной балки



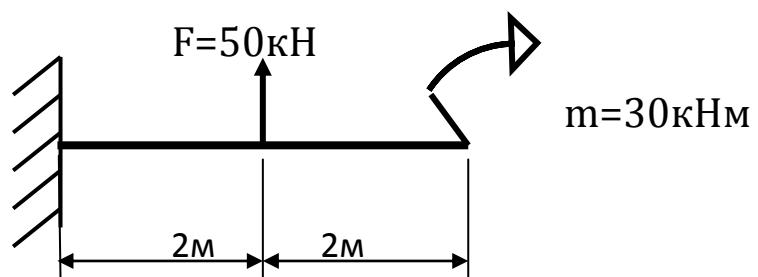
Задача 19

Определить реакции жесткой заделки консольной балки



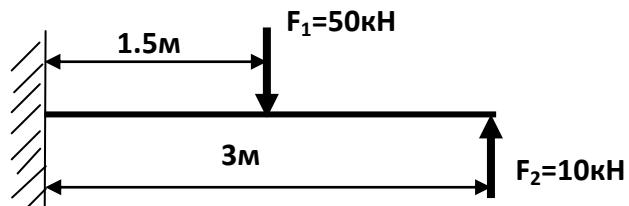
Задача 20

Определить реакции жесткой заделки консольной балки



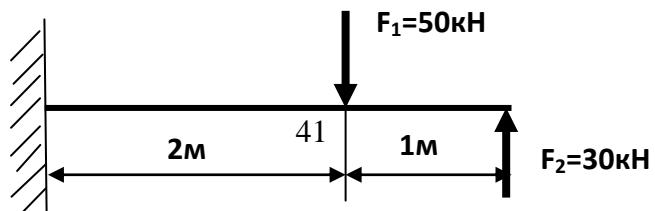
Задача №21

Определить реакции жесткой заделки консольной балки:



Задача №22

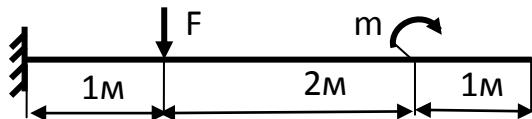
Определить реакции жесткой заделки консольной балки



Задача №23

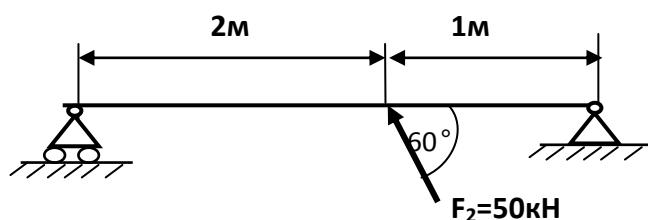
Определить реакции жесткой заделки консольной балки

$$F=20\text{кН}, m=10\text{кНм}$$



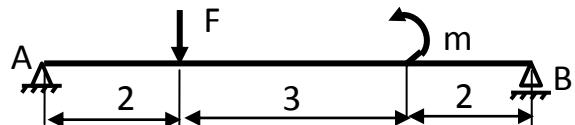
Задача №24

Определить реакции опор двухопорной балки:



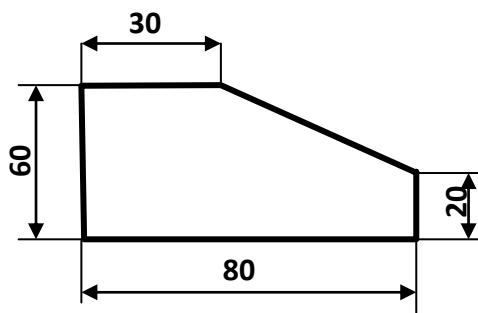
Задача №25

Определить реакции двухопорной балки АВ, если  $F=25\text{кН}, m=15\text{кНм}$



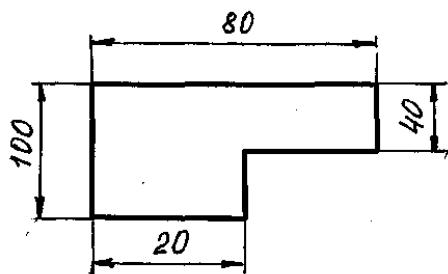
Задача № 26

Определить координаты центра тяжести плоской фигуры:



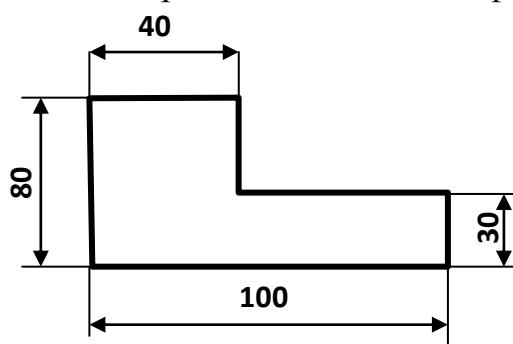
Задача №27

Определить координаты центра тяжести плоской фигуры:



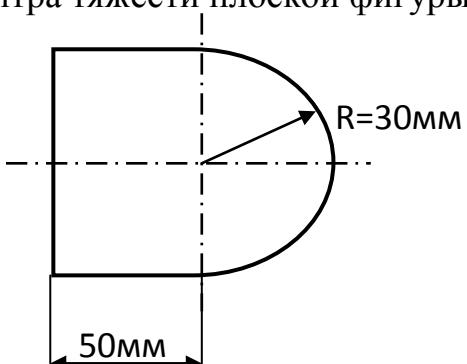
Задача №28

Определить координаты центра тяжести плоской фигуры:



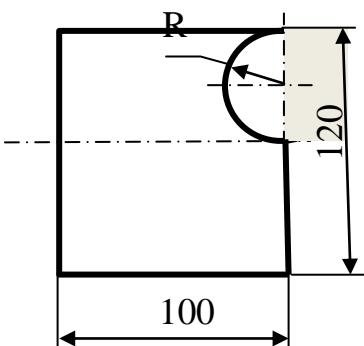
Задача 29

Определить координаты центра тяжести плоской фигуры:



Задача 30

Определить координаты центра тяжести плоского сечения, если  $R=30$  мм.



### Задача 31

Определить координаты центра тяжести плоского сечения (рисунок 4), если  $R=50$  мм.

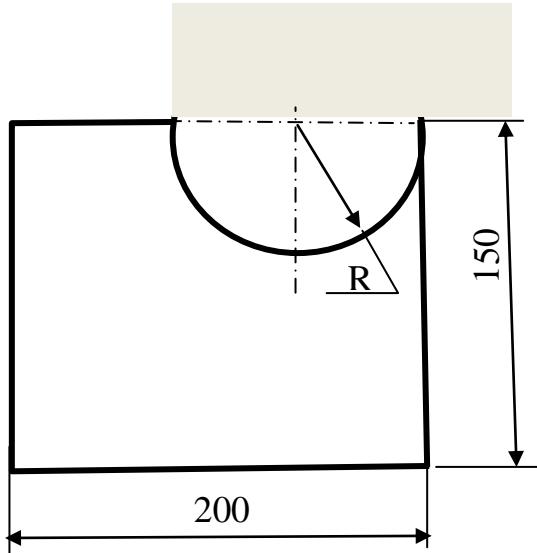


Рисунок 4

### Задача №32

Поезд движется по криволинейному участку пути со скоростью 72 км/час. При применении экстренного торможения ускорение  $a_t = -0.33 \text{ м/с}^2$ . Как велика длина тормозного пути?

### Задача №33

Определить время движения точки с постоянной скоростью  $V=4 \text{ м/с}$  по прямолинейной траектории до положения  $S=60 \text{ м}$ , если в начальный момент она находилась в положении  $S_0=24 \text{ м}$ .

### Задача №34

В период пуска двигателя закон движения маховика:  $\phi = 0.6 \cdot t^2$ . Определить линейную скорость, касательное, нормальное и полное ускорение точек, расположенных от оси вращения на расстоянии  $R=2 \text{ м}$ , в момент времени  $t=1$  секунда.

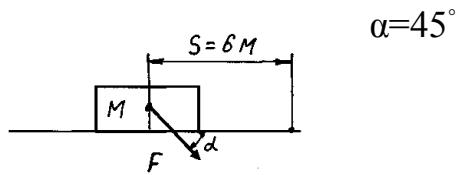
### Задача №35

Определить путь, скорость, ускорение точки при  $t=1$  секунда.

$$S=2 \cdot t^2 + t - 6$$

**Задача №36**

Под действием силы  $F$ , равной 10Н, тело  $M$  перемещается по прямолинейной траектории на расстояние 6 метров за бсекунд. Определить совершающую силой  $F$  работу и мощность, если

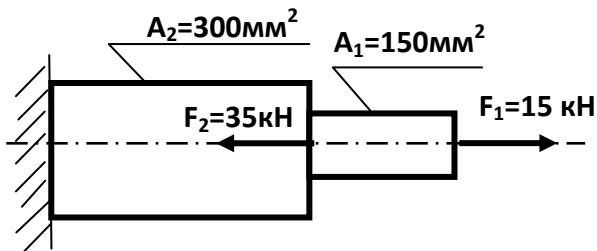


**Задача №37**

Мощность электродвигателя  $P=7 \text{ кВт}$  при частоте  $n=345 \text{ об/мин}$ . Определить вращающий момент  $M_{\text{вр}}$ .

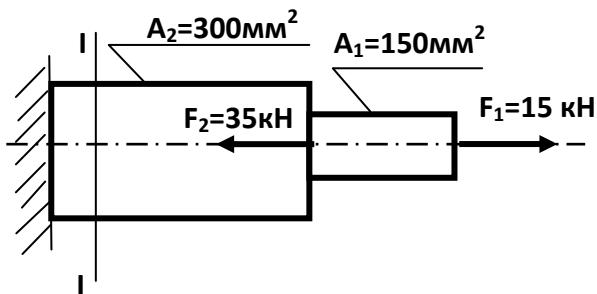
**Задача № 38**

Построить эпюру продольных сил и нормальных напряжений:



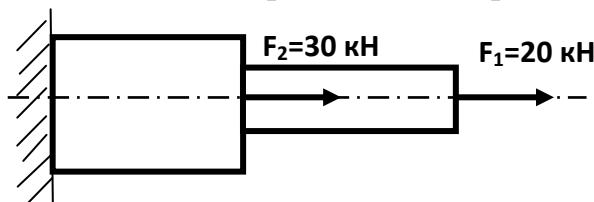
**Задача № 39**

Проверить прочность стального бруса в сечении I-I, если  $[\sigma] = 240 \text{ Н/мм}^2$



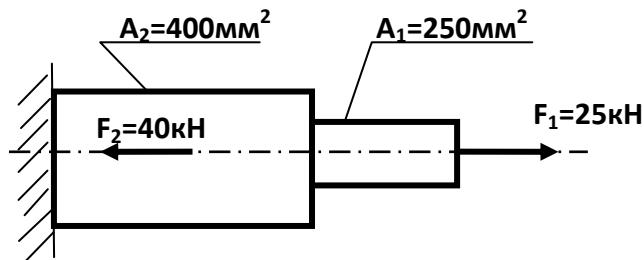
**Задача №40**

Построить эпюру продольных сил и нормальных напряжений:



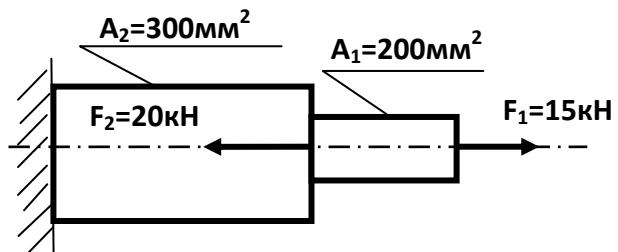
Задача №41

Построить эпюру продольных сил и нормальных напряжений:



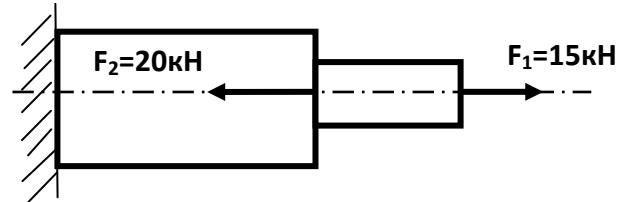
Задача №42

Проверить прочность стального бруса, если  $[\sigma] = 240 \text{ Н/мм}^2$



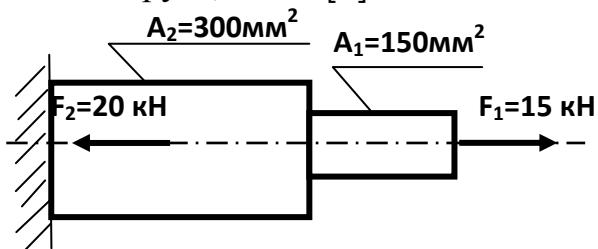
Задача №43

Подобрать прямоугольное сечение балки с соотношением сторон:  $h=3b$ , если  $[\sigma] = 240 \text{ Н/мм}^2$



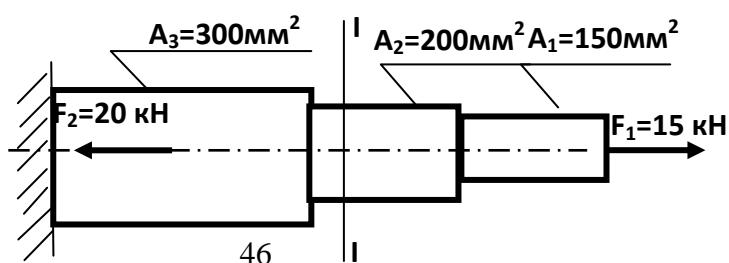
Задача №44

Проверить прочность стального бруса, если  $[\sigma] = 160 \text{ Н/мм}^2$



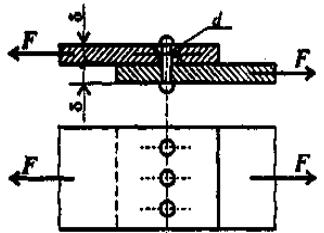
Задача №45

Проверить прочность стального бруса в сечении I-I, если  $[\sigma] = 160 \text{ Н/мм}^2$



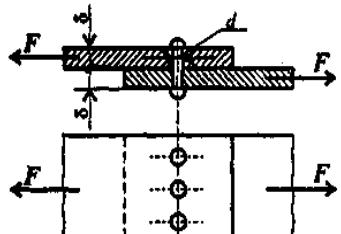
### Задача №46

Определить потребный диаметр заклепок из расчета на смятие, если для материала заклепок  $[\tau_{cp}] = 140 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_{cm}] = 320 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_p] = 160 \text{ МПа}$ , растягивающие силы  $F = 600 \text{ кН}$ ,  $\delta = 8 \text{ мм}$ , число заклепок  $z = 3$ .



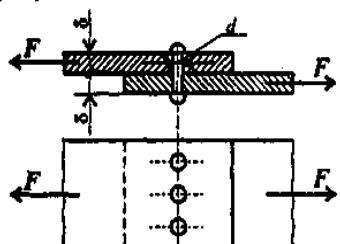
### Задача №47

Определить потребное количество заклепок из расчета на срез, если для материала заклепок  $[\tau_{cp}] = 140 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_{cm}] = 320 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_p] = 160 \text{ МПа}$ , растягивающие силы  $F = 300 \text{ кН}$ ,  $d = 5 \text{ мм}$ ,  $\delta = 6 \text{ мм}$ .



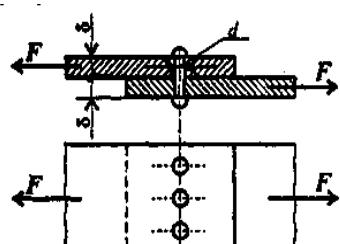
### Задача №48

Определить потребное количество заклепок из расчета на смятие, если для материала заклепок  $[\tau_{cp}] = 140 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_{cm}] = 320 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_p] = 160 \text{ МПа}$ , растягивающие силы  $F = 500 \text{ кН}$ ,  $d = 6 \text{ мм}$ ,  $\delta = 5 \text{ мм}$ .



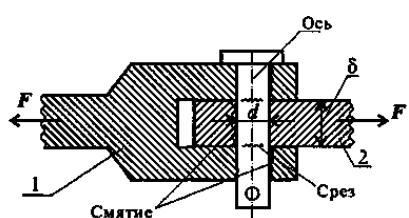
### Задача №49

Определить потребный диаметр заклепок из расчета на смятие, если для материала заклепок  $[\tau_{cp}] = 140 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_{cm}] = 320 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_p] = 160 \text{ МПа}$ , растягивающие силы  $F = 400 \text{ кН}$ ,  $\delta = 8 \text{ мм}$ , число заклепок  $z = 2$ .



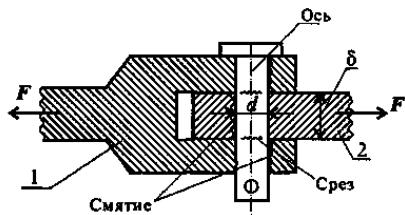
### Задача №50

Определить диаметр болта из условия прочности на срез, если сила  $F = 200 \text{ кН}$ , толщина детали №2  $\delta = 8 \text{ мм}$ , количество болтов – 2, для материала болтов  $[\tau_{cp}] = 140 \text{ МПа}$ ,  $[\sigma_{cm}] = 320 \text{ МПа}$ .



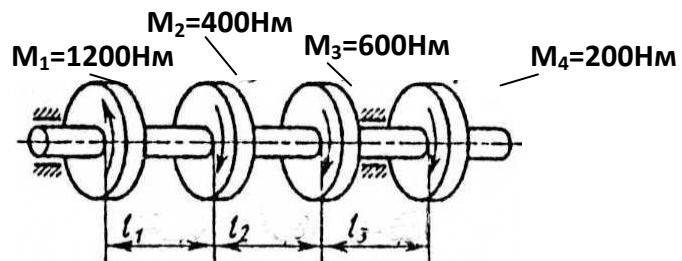
### Задача №51

Определить диаметр болта из условия прочности на смятие, если сила  $F=300\text{кН}$ , толщина детали №2  $\delta=10\text{мм}$ , количество болтов – 3, для материала болтов  $[\tau_{cp}]=140\text{МПа}$ ,  $[\sigma_{cu}]=320\text{МПа}$ .



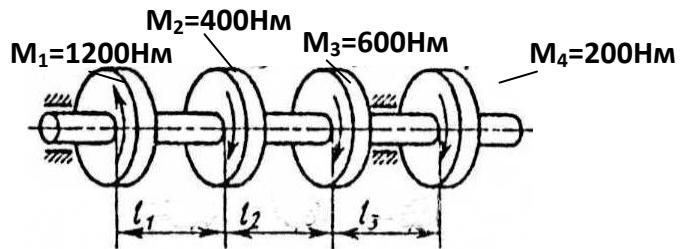
### Задача № 52

Построить эпюру крутящих моментов:



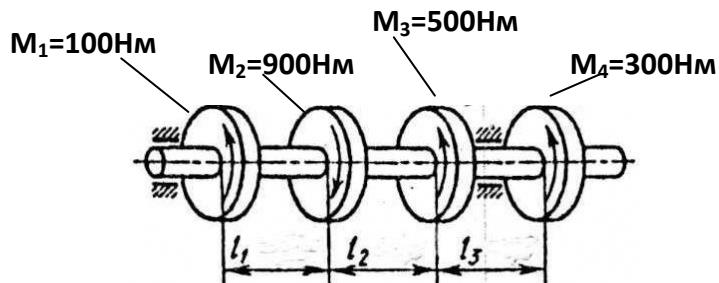
### Задача № 53

Определить диаметр вала на 3-м участке исходя из условия прочности, если  $[\tau]=100\text{МПа}$



### Задача №54

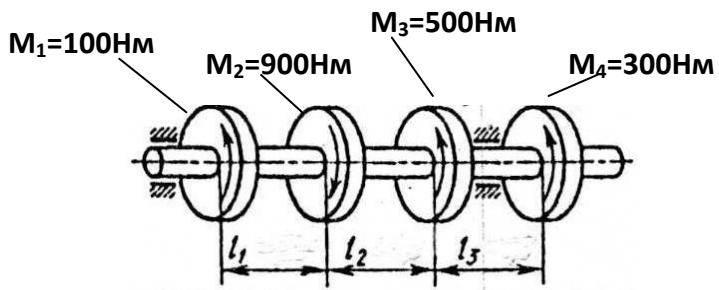
Построить эпюру крутящих моментов



Задача №55

Определить диаметр вала на 1-м участке исходя из условия прочности, если

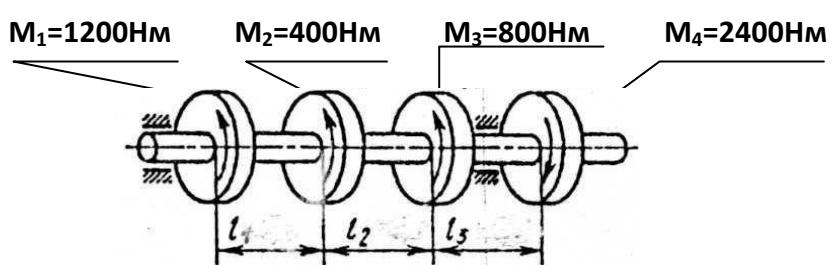
$$[\tau] = 30 \text{ МПа}$$



Задача №56

Определить диаметр вала на 2-м участке исходя из условия прочности, если

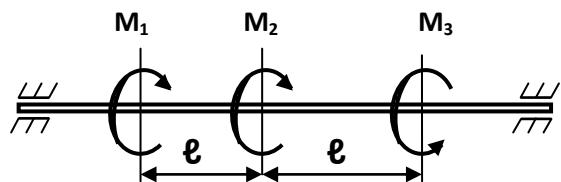
$$[\tau] = 100 \text{ МПа}$$



Задача №57

Определить диаметр вала на опасном участке исходя из условия прочности,

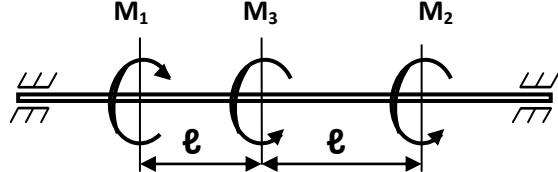
$$\text{если } [\tau] = 30 \text{ МПа}$$



Задача №58

Определить диаметр вала на опасном участке исходя из условия прочности,

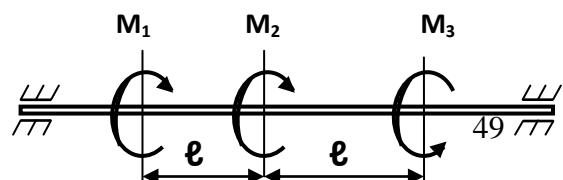
$$\text{если } [\tau] = 100 \text{ МПа}$$



Задача №59

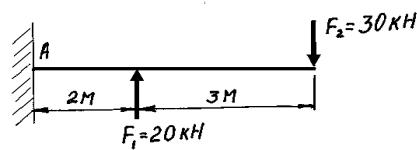
Определить диаметр вала на опасном участке исходя из условия прочности,

$$\text{если } [\tau] = 25 \text{ МПа}$$



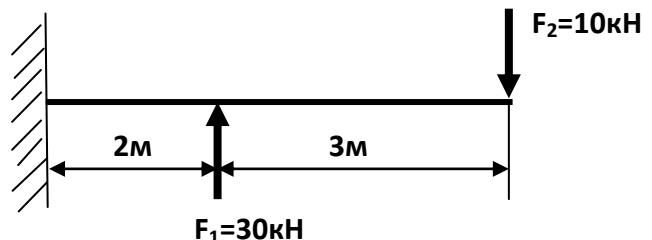
Задача №60

Построить эпюру поперечных сил:



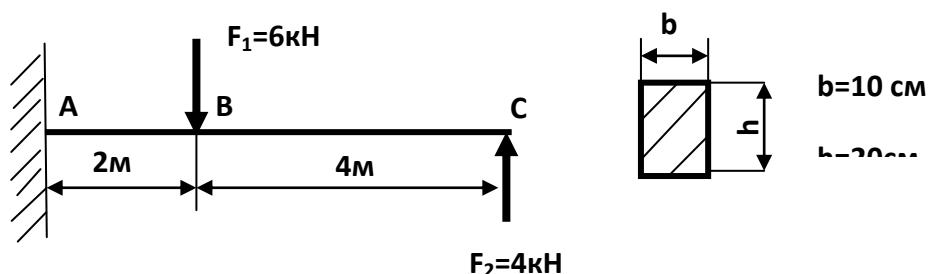
Задача №61

Построить эпюру изгибающих моментов:



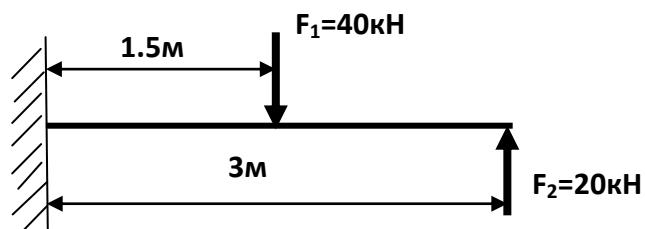
Задача №62

Проверить прочность балки, если  $[\sigma] = 160 \text{ Н/мм}^2$



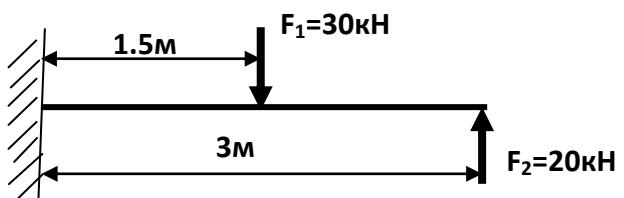
Задача №63

Проверить прочность балки, если  $[\sigma] = 240 \text{ Н/мм}^2$ , сечение балки- двутавр №20



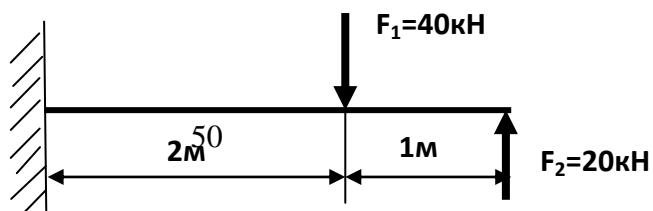
Задача №64

Построить эпюру поперечных сил



Задача №65

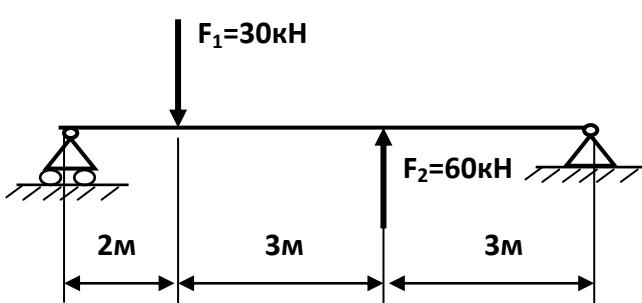
Проверить прочность балки, если  $[\sigma] = 240 \text{ Н/мм}^2$ , сечение балки- двутавр №18



### Задача №66

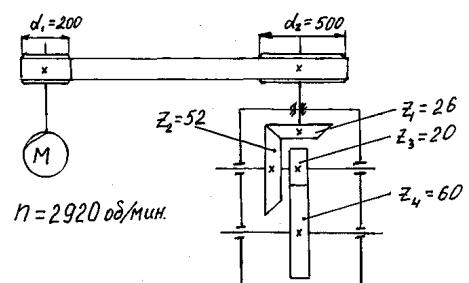
Определить размеры поперечного сечения балки в виде квадрата, если

$$[\sigma] = 160 \text{ Н/мм}^2$$



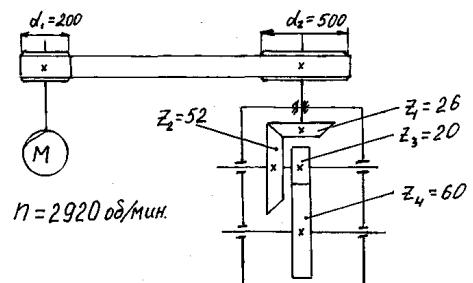
### Задача №67

Определить передаточное отношение и скорость вращения выходного вала:



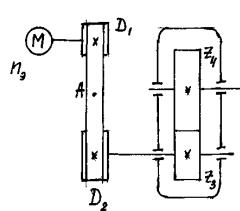
### Задача №68

Определить передаточные числа, угловые скорости валов, если число оборотов вала двигателя  $n_3 = 2920 \text{ об./мин.}$



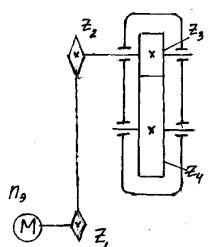
### Задача №69

Определить передаточные числа, угловые скорости валов, окружную скорость точки А ремня, если частота вращения вала двигателя  $n_3 = 1500 \text{ об./мин.}$ , диаметры шкивов:  $D_1 = 200 \text{ мм}$ ,  $D_2 = 400 \text{ мм}$ , число зубьев  $z_3 = 20$ ,  $z_4 = 40$ .



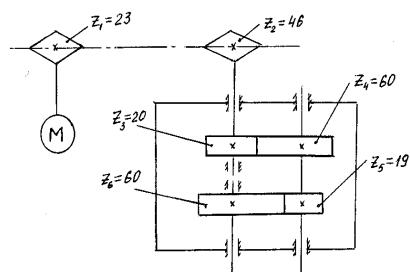
Задача №70

Определить передаточные числа, угловые скорости валов, если число оборотов вала двигателя  $n_9=3000$  об./мин.,  $z_1=25$ ,  $z_2=50$ ,  $z_3=30$ ,  $z_4=90$



Задача №71

Определить угловые скорости валов, передаточное число многоступенчатой передачи, если частота вращения вала двигателя  $n_9 = 2920$  об/мин.



Задача №72

Диаметр окружности выступов прямозубого колеса 190 мм, число зубьев 36.

Определить модуль зацепления и диаметр делительной окружности.

## **5 Пакет преподавателя (экзаменатора)**

### **Условия:**

**a) Вид и форма экзамена:** устный ответ по билетам

**б) Количество заданий для студента:**

- теоретические задания – 1;

- практические задания –2.

**в) Критерии оценок:**

| <b>Оценка</b>           | <b>Критерии</b>   |
|-------------------------|---|
| 5 «отлично»»            | <ul style="list-style-type: none"><li>- Полные, чёткие, аргументированные, грамотные ответы на теоретические вопросы экзаменационного билета;</li><li>- практическое задание выполнено правильно и полно, студент уверенно, чётко, аргументировано и грамотно разъясняет логику решения задания;</li><li>- увереные и правильные ответы на дополнительные вопросы и задания</li></ul>                           |
| 4 «хорошо»              | <ul style="list-style-type: none"><li>- Полные, чёткие, аргументированные, грамотные ответы на теоретические вопросы экзаменационного билета;</li><li>- практическое задание выполнено правильно и полно, студент не достаточно уверенно, чётко, аргументировано и грамотно разъясняет логику решения задания;</li><li>- не значительные затруднения при ответах на дополнительные вопросы и задания.</li></ul> |
| 3 «удовлетворительно»   | <ul style="list-style-type: none"><li>- не достаточно полные чёткие и аргументированные ответы на теоретические вопросы экзаменационного билета;</li><li>- практическое задание выполнено правильно, но не полно, студент не уверенно, не чётко, не аргументировано разъясняет логику решения задания;</li><li>- затруднения при ответах на дополнительные вопросы и задания.</li></ul>                         |
| 2 «неудовлетворительно» | <ul style="list-style-type: none"><li>- нет правильного ответа на один или оба теоретических вопроса экзаменационного билета;</li><li>- практическое задание не выполнено или выполнено не правильно, и студент не может разъяснять логику решения задания.</li></ul>   |

**г) Время на ответ по билету:**

На подготовку по билету отводится не более 30 мин.

На сдачу устного экзамена предусматриваются не более 15 минут на каждого студента.

***д) Оборудование, разрешённое для выполнения заданий:***

- калькулятор

***е) Литература для студента:***

Основные источники:

1 Сербин, Е. П. Техническая механика: учебник /Сербин Е. П. - Москва: КноРус, 2018. – 399 с. – (СПО). – ISBN 978-5-406-06354-5. – URL: <https://book.ru/930600>. - Текст: электронный.

2 Краткий курс лекций по дисциплине ОП.02 Техническая механика, раздел Детали машин, для студентов специальностей: Строительство железных дорог, путь и путевое хозяйство, Техническая эксплуатация подвижного состава железных дорог, составитель - Нужных М.Н., преподаватель филиала СамГУПС в г. Саратове.

Дополнительные источники:

1 Мещерский, И.В. Задачи по теоретической механике : учебное пособие / И.В. Мещерский ; под редакцией В.А. Пальмова, Д.Р. Меркина. — 52-е изд., стер. — Санкт-Петербург : Лань, 2019. — 448 с. — ISBN 978-5-8114-4190-7. — Текст : электронный // Лань : электронно-библиотечная система. — URL: <https://e.lanbook.com/book/115729>. — Режим доступа: для авториз. пользователей.

2 Эрдеди, А.А. Теория механизмов и детали машин : учебное пособие / Эрдеди А.А., Эрдеди Н.А. — Москва : КноРус, 2017. — 293 с. — (для бакалавров). — ISBN 978-5-406-02716-5. — URL: <https://book.ru/book/926889>. — Текст : электронный.

3 Эрдеди, А.А. Сопротивление материалов : учебное пособие / Эрдеди А.А., Эрдеди Н.А. — Москва : КноРус, 2017. — 160 с. — (для бакалавров). —

ISBN 978-5-406-01775-3. — URL: <https://book.ru/book/927683>). — Текст : электронный.

4 Эрдеди, А.А. Теоретическая механика : учебное пособие / Эрдеди А.А., Эрдеди Н.А. — Москва : КноРус, 2017. — 203 с. — (для бакалавров). — ISBN 978-5-406-05956-2. — URL: <https://book.ru/book/927678>. — Текст : электронный.

### 3.2.3 Ресурсы удаленного доступа (INTERNET):

При организации дистанционного обучения используются электронные платформы: Zoom, Moodle (режим доступа: сайт СТЖТ <https://sdo.stgt.site/>)

1 Лекции по технической механике. Режим доступа:

<http://www.technical-mechanics.narod.ru>

2 Образовательный проект А. Н. Варгина : Физика, химия, математика студентам и школьникам. Режим доступа: [http://www.ph4s.ru/book\\_teormex.html](http://www.ph4s.ru/book_teormex.html)

3 Основы технической механики. Режим доступа:

<http://www.ostemex.ru/statika/34-osnovnye-ponyatiya-statiki.html>

4 Плоская система сходящихся сил - решения задач по теоретической механике. Режим доступа:

[http://exir.ru/termeh/ploskaya\\_sistema\\_shodyaschisa\\_sil.htm](http://exir.ru/termeh/ploskaya_sistema_shodyaschisa_sil.htm)

5 А.Н. Тарских Основы технической механики - электронный учебник . Режим доступа: <http://www.cross-kpk.ru/ims/02708/OTM/Glava1/razdel2/razdel12.html>

6 Лекции и расчеты по технической механике. Режим доступа:  
[www.mehanikamopk.narod.ru](http://www.mehanikamopk.narod.ru)