

ФЕДЕРАЛЬНОЕ АГЕНТСТВО ЖЕЛЕЗНОДОРОЖНОГО ТРАНСПОРТА

Федеральное государственное бюджетное образовательное учреждение высшего образования

«Иркутский государственный университет путей сообщения»

Сибирский колледж транспорта и строительства

МЕТОДИЧЕСКИЕ УКАЗАНИЯ  
ПО ВЫПОЛНЕНИЮ САМОСТОЯТЕЛЬНЫХ РАБОТ

учебной дисциплины ОП.02. Техническая механика  
по специальности 23.02.07 Техническое обслуживание и ремонт двигателей,  
систем и агрегатов автомобилей  
*базовая подготовка среднего профессионального образования*

Иркутск, 2022

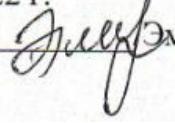
Электронный документ выгружен из ЕИС ФГБОУ ВО ИрГУПС и соответствует оригиналу

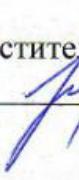
Подписант ФГБОУ ВО ИрГУПС Трофимов Ю.А.

00a73c5b7b623a969ccad43a81ab346d50 с 08.12.2022 14:32 по 02.03.2024 14:32 GMT+03:00

Подпись соответствует файлу документа



РАССМОТРЕНО:  
Цикловой методической  
комиссией технической механики и  
электротехнических дисциплин  
«08» июня 2022 г.  
Председатель:  Эмерсали Н.Б.

СОГЛАСОВАНО:  
Заместитель директора по УВР  
  
/А.П.Ресель  
«09» июня 2022 г.

Составитель: Л.А.Адамова – преподаватель ФГБОУ ВО ИрГУПС СКТиС

Методические указания по выполнению самостоятельных работ студентов составлены в соответствии с рабочей программой учебной дисциплины, разработанной на основе Федерального государственного образовательного стандарта по специальности среднего профессионального образования 23.02.07 Техническое обслуживание и ремонт двигателей, систем и агрегатов автомобилей.

## **Содержание**

- 1. Введение**
- 2. Пояснительная записка**
- 3. Перечень самостоятельных работ по технической механике**
- 4. Содержание самостоятельных работ**
- 5. Требования к написанию творческой работы**
- 6. Требования к выполнению заданий по алгоритму**
- 7. Требования к выполнению презентаций**
- 8. Контроль результатов самостоятельной работы студентов**
- 9. Критерии оценки результатов самостоятельной внеаудиторной работы студентов**
- 10. Критерии оценки написания творческой работы**
- 11. Критерии оценки выполнения заданий по алгоритму**
- 12. Учебно-методическое и информационное обеспечение**

## Введение

Самостоятельная учебная деятельность – нужная и плодотворная форма развития социальных и профессиональных качеств личности. В процессе учебного поиска, исследования, анализа, осуществляемого самостоятельно, растет интеллектуальный потенциал студента, повышается его креативность, укрепляется воля, совершенствуется профессиональное мастерство. Только через самообразование можно приобрести прочные знания, умения и навыки, необходимые в профессиональной деятельности.

Изучение учебной дисциплины ОП.02. Техническая механика базируется на знаниях, умениях и навыках, полученных учащимися при изучении математики, физики, химии, строительных материалов, инженерной графики в курсе основной общеобразовательной школы и на первом курсе колледжа.

Самостоятельная работа студентов проводится с целью:

- систематизации и закрепления полученных теоретических знаний и практических умений студентов;
- углубления и расширения теоретических знаний;
- формирования умений использовать нормативную, справочную документацию и специальную литературу;
- развития познавательных способностей и активности студента, творческой инициативы, ответственности и организованности;
- формирования самостоятельности мышления, способностей к саморазвитию, самосовершенствованию и самореализации;
- развития исследовательских умений.

Предлагаемые методические рекомендации по организации самостоятельной работы по дисциплине ОП.02. Техническая механика предназначены для студентов второго курса колледжа, позволяют систематизировать материалы по планированию и проведению самостоятельной работы студентов образовательного учреждения среднего профессионального образования.

## **Пояснительная записка**

Самостоятельная работа студентов – вид учебной деятельности, требующий большой подготовительной работы преподавателя технической механики. Самостоятельная работа позволяет оптимально сочетать теоретические и практические составляющие обучения. При этом обеспечивается переосмысление места и роли теоретических знаний, их упорядочивание, что, в итоге, приводит к повышению мотивации обучающихся в их освоении. Самостоятельная работа планируется и организуется с целью углубления и расширения теоретических знаний формирования логического мышления, осуществления дифференцированного подхода к студентам, овладения умениями решать прикладные задачи в области профессиональных деятельности. Планомерная организация этой работы позволяет оперативно обновлять содержание образования, создавая предпосылки для формирования общих и профессиональных компетенций и обеспечивая качества подготовки специалистов на конкурентно-способном уровне.

В ходе выполнения самостоятельной работы по технической механике у студентов формируются следующие компетенции:

ОК 01 Выбирать способы решения задач профессиональной деятельности, применительно к различным контекстам

ОК 03 Планировать и реализовывать собственное профессиональное и личностное развитие.

ОК 06 Проявлять гражданско-патриотическую позицию, демонстрировать осознанное поведение на основе традиционных общечеловеческих ценностей.

ОК 09 Использовать информационные технологии в профессиональной деятельности.

ПК 1.3. Проводить ремонт различных типов двигателей в соответствии с технологической документацией.

ПК 3.3. Проводить ремонт трансмиссии, ходовой части и органов управления автомобилей в соответствии с технологической документацией

Самостоятельная работа выполняется под руководством преподавателя, но не при прямой помощи преподавателя, а под его опосредованным руководством, наблюдением. Возможны следующие виды самостоятельной работы студента по технической механике:

- решение заданий по образцу;
- выполнение заданий по алгоритму;
- типовые расчеты;
- составление и решение самостоятельно составленных заданий;
- выполнение расчетно-графических работ;
- составление отчетов по лабораторным работам;
- ответы на контрольные вопросы;
- составление или решение тематических кроссвордов по технической механике;

- составление формульной схемы «Домино»;
- разработка проекта, включающего элементы самостоятельного исследования, направленного на поиск новых методов решения поставленной задачи (например: „Разрушение – друг или враг? ”).

Данные методические рекомендации составлены на основании «Рекомендации по планированию и организации самостоятельной работы студентов общеобразовательных учреждений среднего профессионального образования в условиях действия ГОС СПО»(Приложение к письму Министерства образования России от 29.12.2000 №16-52-138 ин. 16/13).

В новых социально – экономических условиях все более актуальной становится проблема формирования активной личности, способной самостоятельно ставить перед собой цели и задачи, а затем объективно оценивать результаты своей деятельности. Современному обществу требуются специалисты, обладающие логическим мышлением, умеющим рационально организовать свою деятельность и, главное, умеющим самостоятельно приобретать знания, необходимые для дальнейшего самообразования и карьерного профессионального роста.

**Перечень самостоятельных работ по технической механике для студентов  
2-го курса**

Разделы и темы	Кол-во часов	Вид работы	Цель	Контроль
<b>Раздел 1. Теоретическая механика</b>				
Тема 1 . Статика. Плоская система сходящихся сил.	0,25	Выполнение расчетно – графической работы №1 «Определение усилий в стержнях фермы».	Углубление изученного материала, формирование умений.	Индивидуальная защита выполненного задания
Тема 1. Статика. Определение опорных реакций в балочных системах.	0,25	Решение задачи по образцу. Выполнение расчетно – графической работы №2 Определение опорных реакций в балочных системах.	Углубление изученного материала, формирование умений	Индивидуальная защита выполненного задания
Тема 1. Статика. Пространственная система сил.	0,25	Выполнение РГР №3 «Определение опорных реакций в подшипниках вала».	Углубление изученного материала, формирование умений.	Индивидуальная защита выполненного задания
Тема 1. Статика . Центр тяжести.	0,25	Проработка конспекта занятий. Решение задачи по образцу, подготовка к практическому занятию. Выполнение расчетно – графической работы №3 «Определение координат центра тяжести плоских сечений»	Углубление изученного материала, формирование умений	Индивидуальная защита выполненного задания
<b>Раздел 2. Сопротивление материалов</b>				
Тема 2.2.Растяжение и сжатие.	0,5	Проработка конспекта занятий. Подготовка к лабораторной работе. Выполнение отчета	Углубление изученного материала, формирование	Индивидуальная защита выполненного задания

		по лабораторной работе №1 и отчета по лабораторной работе №2. Выполнение РГР №5 Построение эпюр продольных сил и нормальных напряжений для ступенчатого бруса.	ние умений	
Тема 2.4. Кручение.	0,5	Проработка конспекта занятий. Решение задачи по образцу, подготовка к практическому занятию. Выполнение РГР №6 Определение диаметра вала из расчёта на прочность.	Углубление изученного материала, формирование умений	Индивидуальная защита выполненного задания
Тема 2.5. Изгиб прямого бруса.	0,5	Проработка конспекта занятий, решение задачи по образцу. Выполнение РГР №7 Построить Эпюры $Q_u$ и $M_x$ ; подобрать сечение балки.	Углубление изученного материала, формирование умений	Индивидуальная защита выполненного задания
Тема 2.6 Сложное сопротивление.	0,5	Проработка конспекта занятий. Решение задачи по образцу, подготовка к практическому занятию. РГР №8 Расчет круглого бруса на прочность при сочетании изгиба с кручением.	Углубление изученного материала, формирование умений и навыков	Индивидуальная защита выполненного задания

### Раздел 3 Детали машин

Механические передачи. Детали и сборочные единицы передач	0,5	Проработка конспекта занятий. Выполнение расчетно – графической работы №9 Расчет цилиндрической прямозубой передачи. Выполнить расчет винта на износостойкость, проверка винта на прочность	Углубление и обобщение изученного материала.	Индивидуальная защита выполненного задания
---	-----	---	--	--

		и устойчивость.		
Тема 3.2. Валы и оси	0,5	Проработка конспекта занятий. Выполнение расчетно – графической работы №10 Расчет быстроходного вала.	Углубление и обобщение изученного материала.	Индивидуальная защита выполненного задания
	4			

Теоретическая механика. Статика.  
Тема: Плоская система сходящихся сил.

Последовательность выполнения решения

1. Указывают точку (или тело), равновесие которой (которого) рассматривается.
2. Прикладывают к рассматриваемой точке (телу) заданные (известные) силы.  
В задачах обычно заданной силой является груз, который направлен вниз (к центру тяжести земли).  
При наличии блока груз действует на рассматриваемую точку вдоль нити. Направление действия этой силы устанавливается из чертежа.
3. Мысленно отбрасывают связи, и, пользуясь принципом освобождаемости от связей, заменяют их действия реакциями связей, и прикладывают их к рассматриваемой точке (телу).  
Направление реакции стержня заранее неизвестно, поэтому предполагаем стержень растянутым, т.е.  
реакцию направляем от рассматриваемой точки (тела).
4. Выбирают положение прямоугольной системы координат. Начало координат совмещают с точкой, равновесие которой рассматривается. Одну из осей (любую) направляют так, чтобы она совпала с направлением одной из неизвестных реакций, а вторую перпендикулярно первой.  
Затем определяют углы между реакциями и координатными осями, и указывают их на чертеже.
5. Составляют уравнения проекций сил, сходящихся в рассматриваемой точке, на оси x и y.

$$\begin{aligned}\sum X &= 0 \\ \sum Y &= 0\end{aligned}$$

Решают систему двух уравнений с двумя неизвестными.

Знак минус в ответе означает, что направление реакции на чертеже было выбрано неверно, т.е. если

стержень предполагается растянутым, то в действительности он будет сжатым, и наоборот.

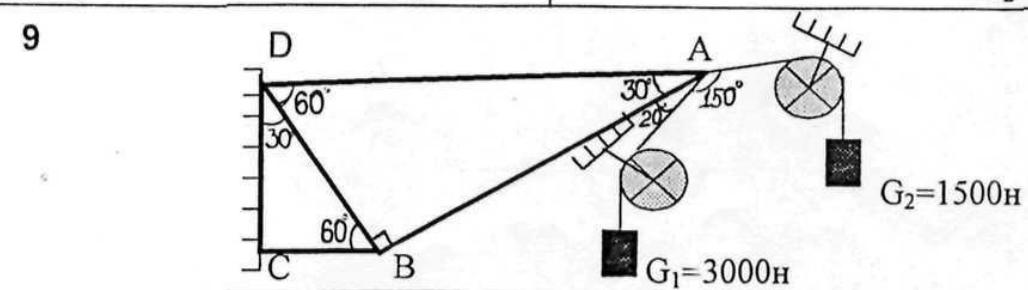
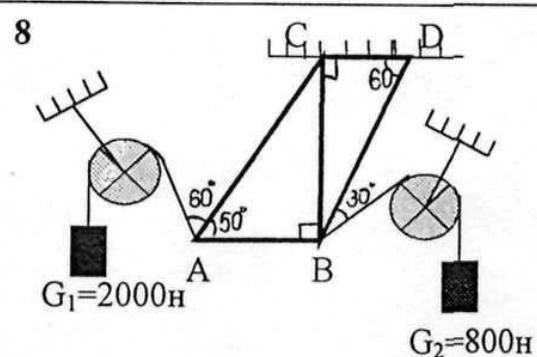
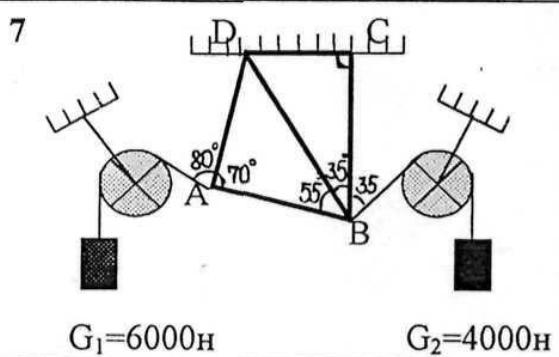
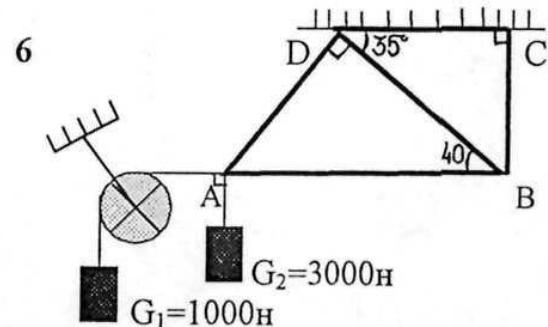
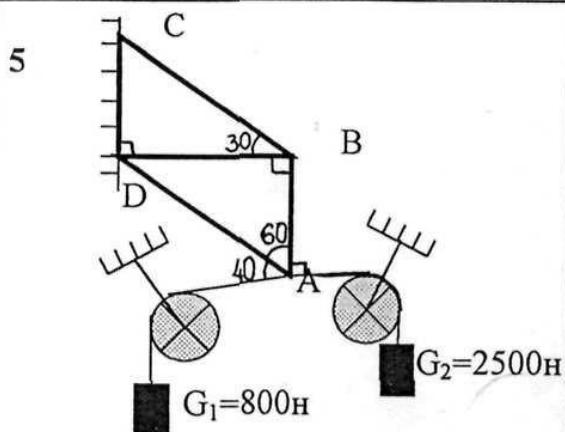
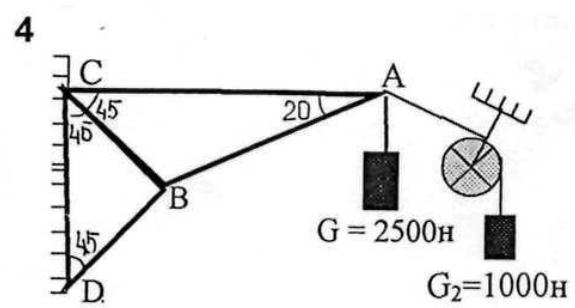
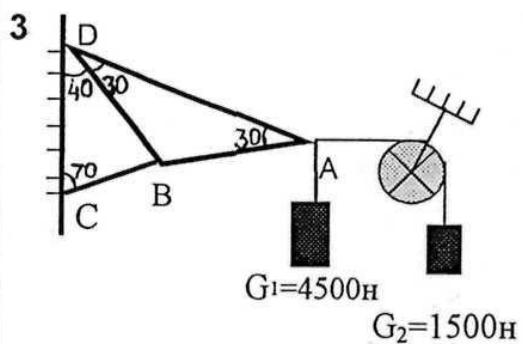
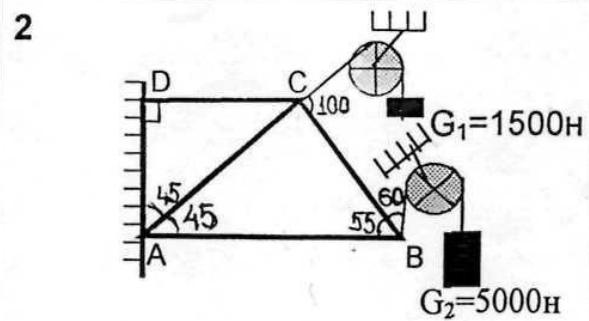
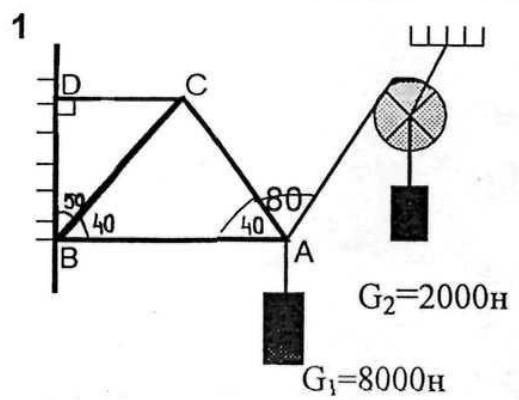
6. Решают задачу графическим способом.

На основе полученной схемы сил, в выбранном масштабе строят замкнутый силовой многоугольник, и определяют неизвестные реакции.

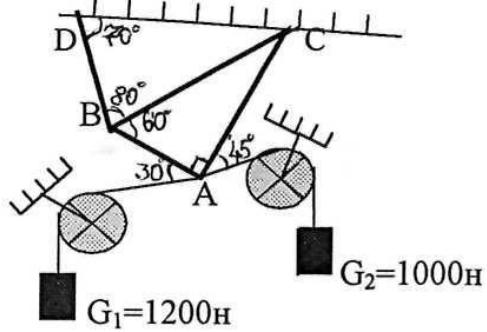
7. После решения полученные результаты необходимо проверить. Для этого нужно сравнить величины, полученные аналитическим и графическим способами, и подсчитать погрешность.

Задание к расчетно-графической работе №1:

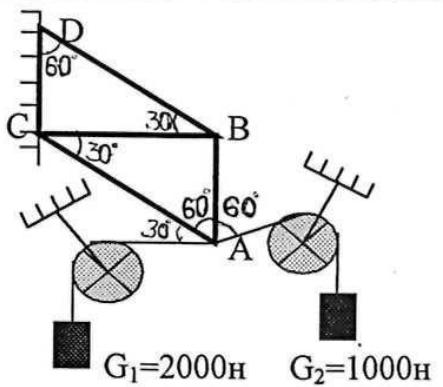
Определить усилия в стержнях фермы аналитическим и графическим способами. Задание выбрать согласно своего варианта.



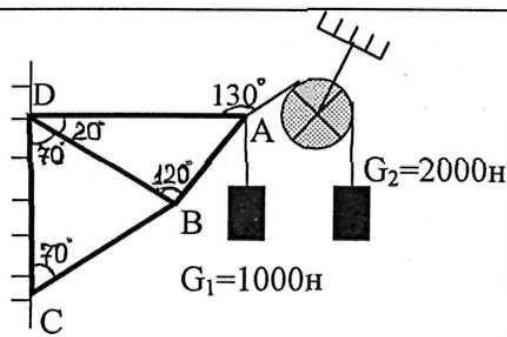
10



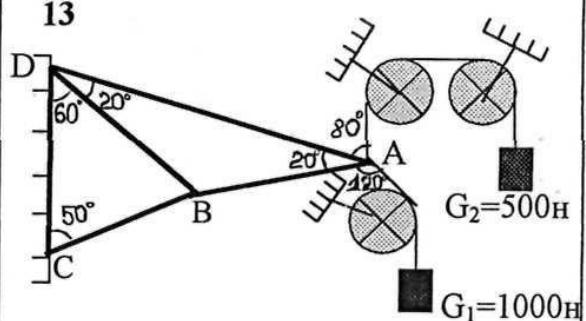
11



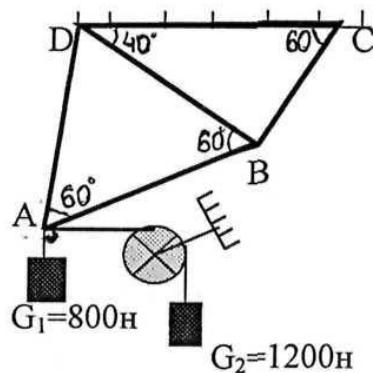
12



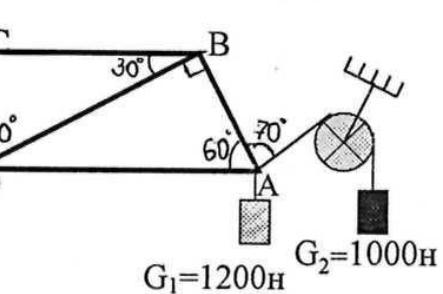
13



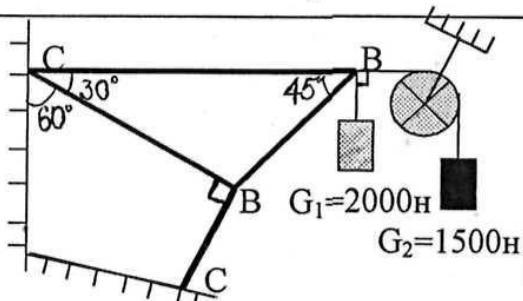
14



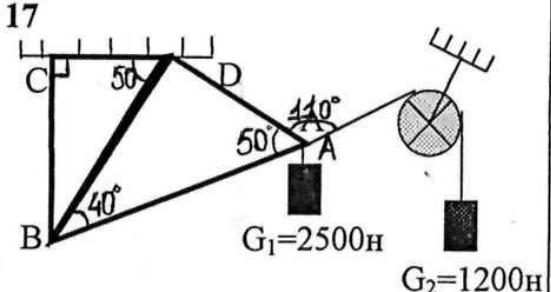
15



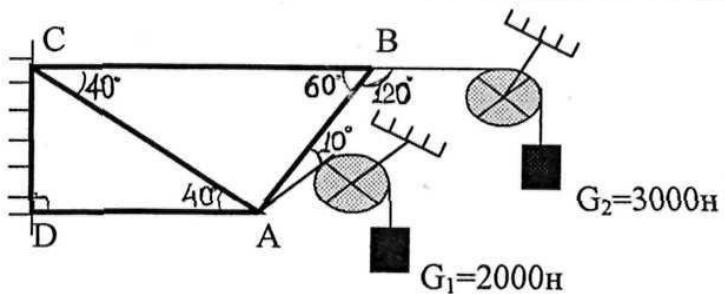
16



17

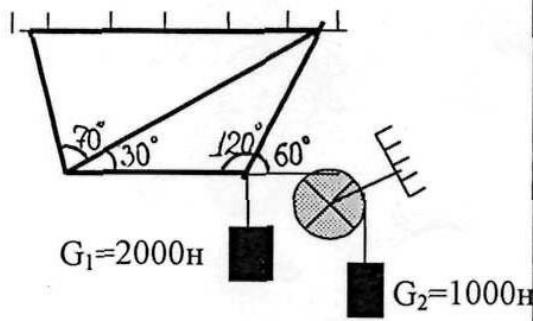


18

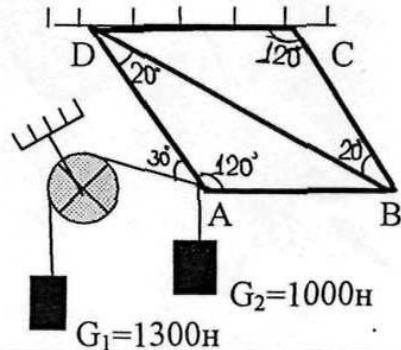




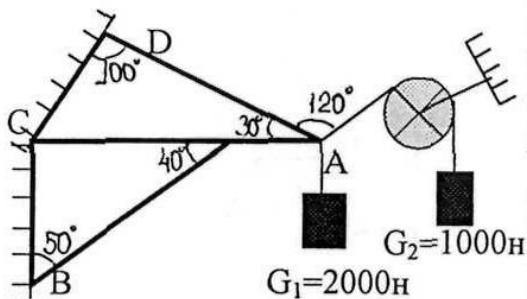
28



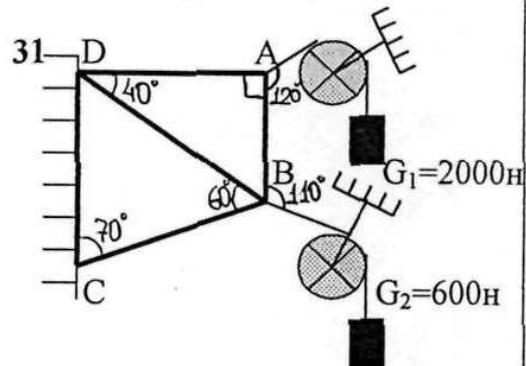
29



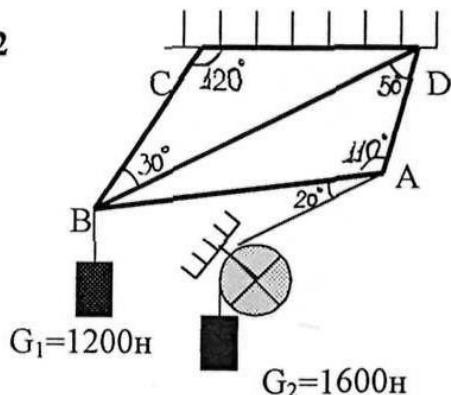
30



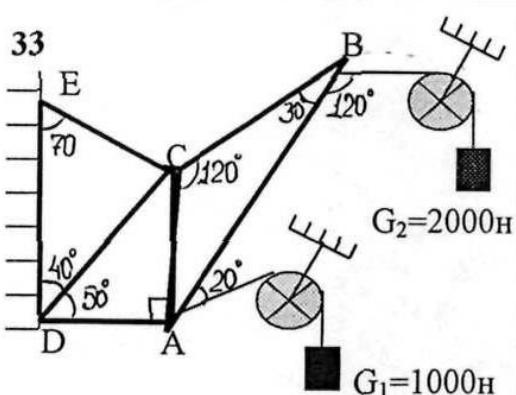
31



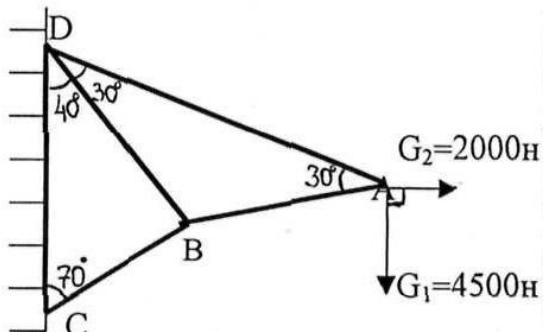
32



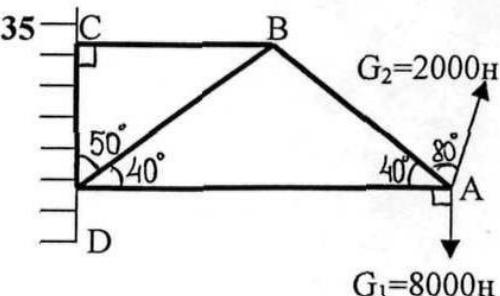
33



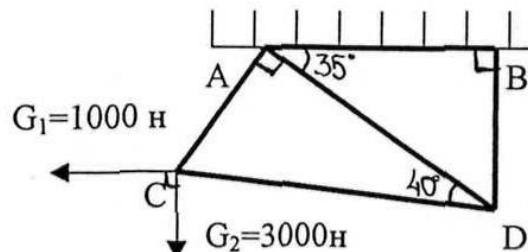
34



35



36



## **Теоретическая механика. Статика**

### **Тема: Плоская система произвольно расположенных сил**

Последовательность решения.

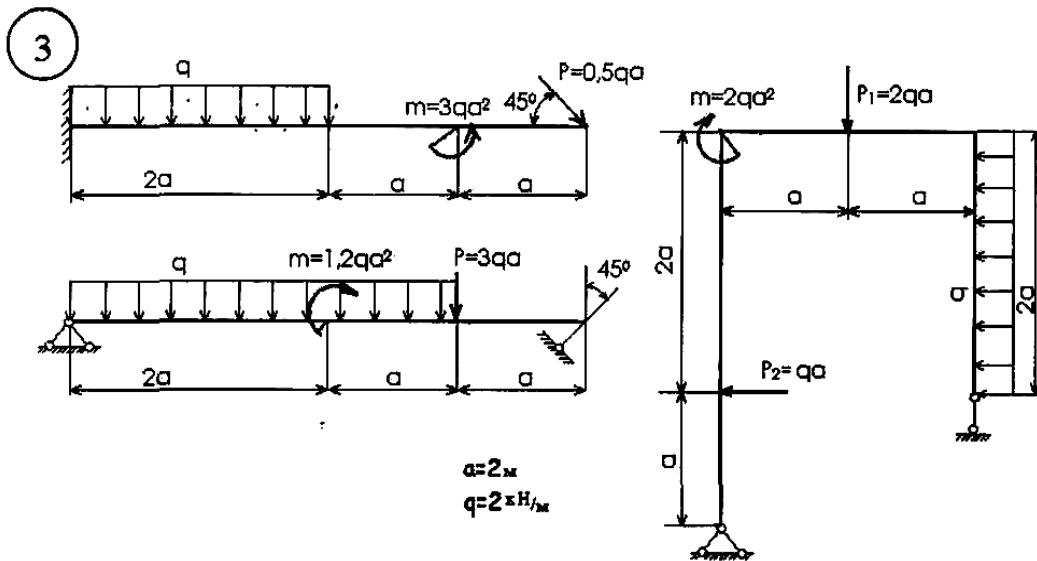
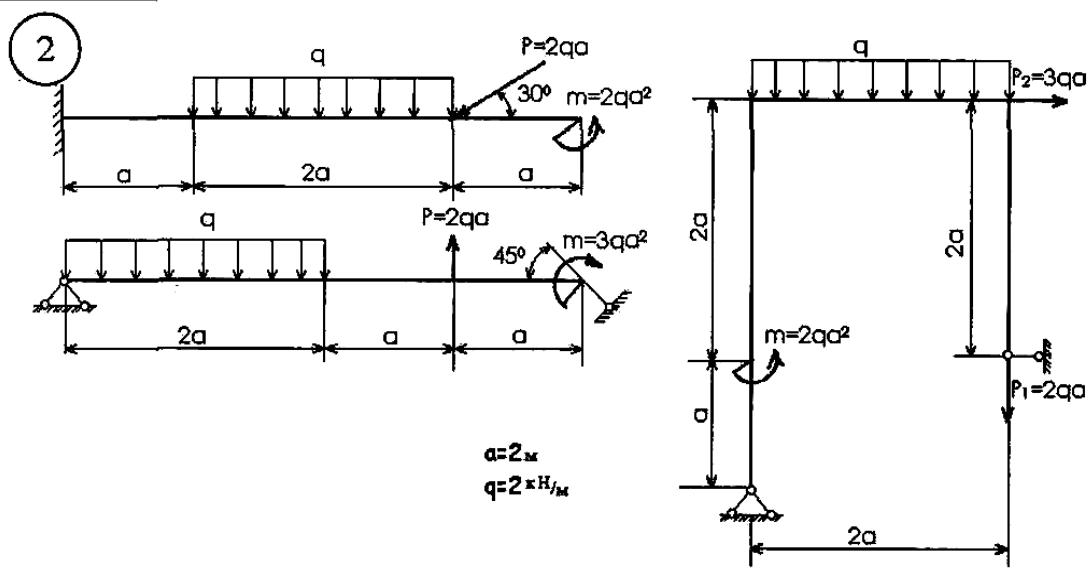
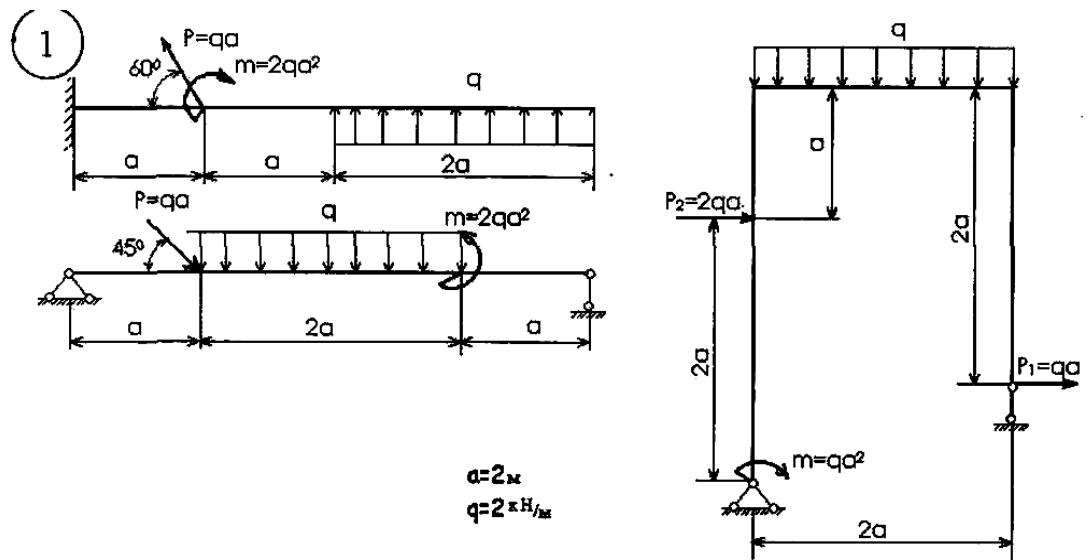
1. Освобождаются от опор и заменяют их действие на балку опорными реакциями. В шарнирно-неподвижной опоре в общем случае действия нагрузки возникают две реакции : горизонтальная  $H_A$  и вертикальная  $V_A$ . В шарнирно-подвижной опоре при любой нагрузке возникает одна реакция –по направлению опорного стержня  $V_B$ , то есть реакция перпендикулярна опорной плоскости.
2. Определяют плечо силы, не перпендикулярной оси балки. Плечо силы определяется относительно обеих опор. Для этого из каждой точки опоры опускают на силу или линию ее действия перпендикуляры – они являются плечами силы относительно левой и правой опоры. Рассматривая прямоугольный треугольник, образованный осью балки, линией действия силы и перпендикуляром, находят величину каждого плеча.
3. Составляют уравнения равновесия:

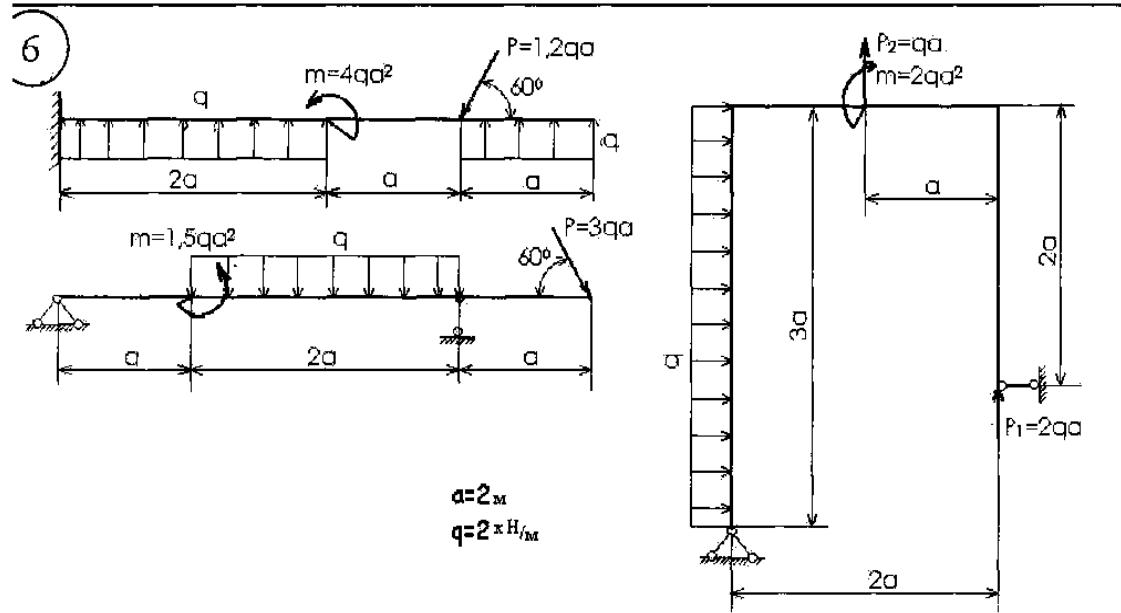
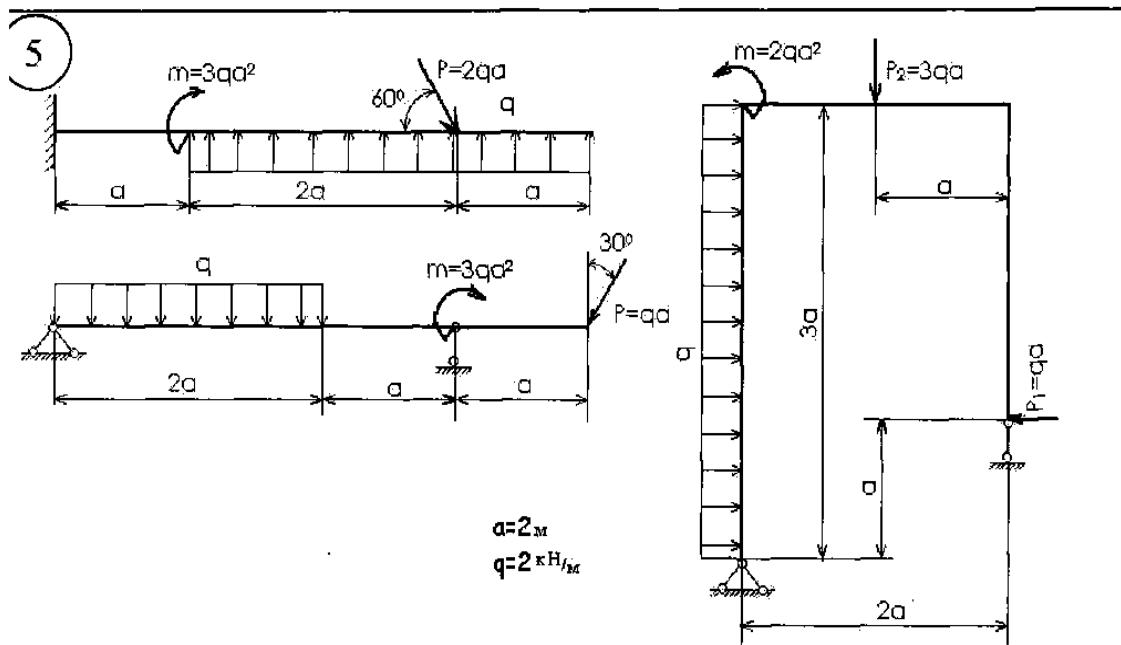
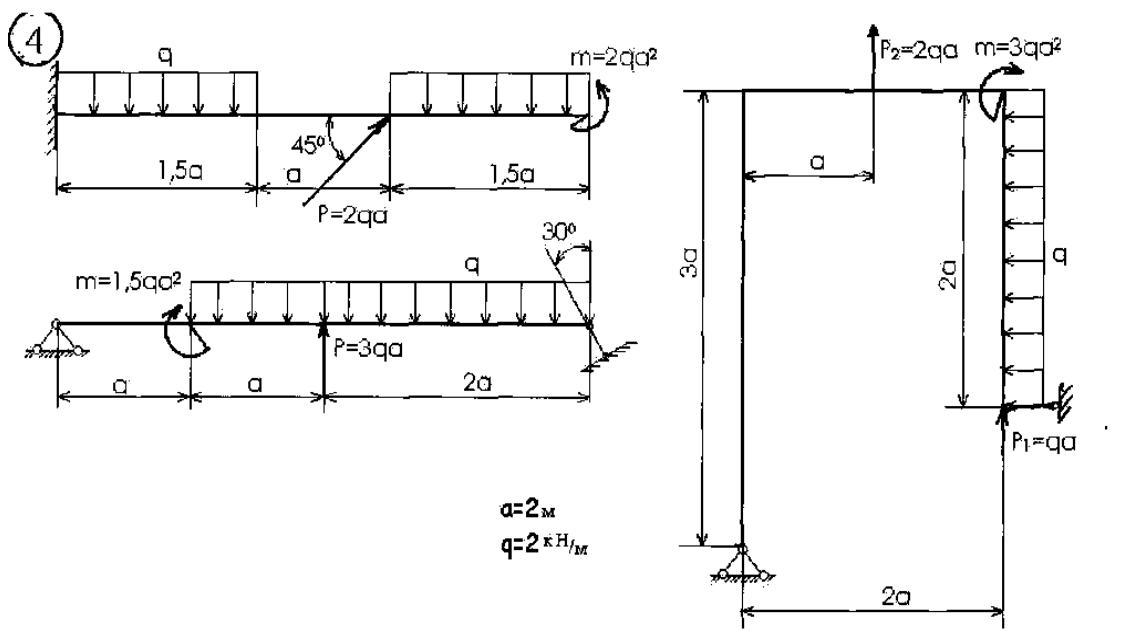
Решая уравнения, находят неизвестные реакции  $V_A$ ,  $H_A$ ,  $V_B$ .

4. Выполняют проверку решения по уравнению

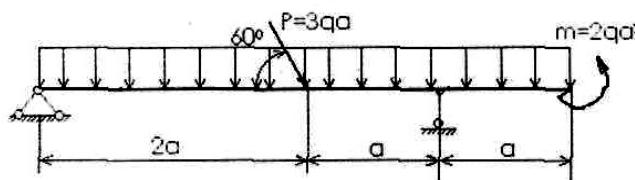
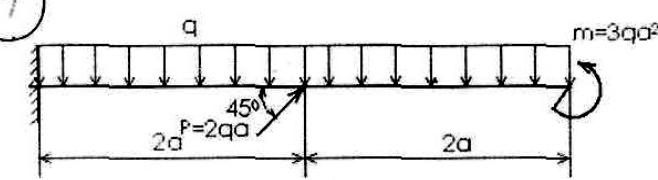
Задание к расчетно-графической работе №2:

Определить опорные реакции простых балок и рамы. Данные выбрать согласно своего варианта.



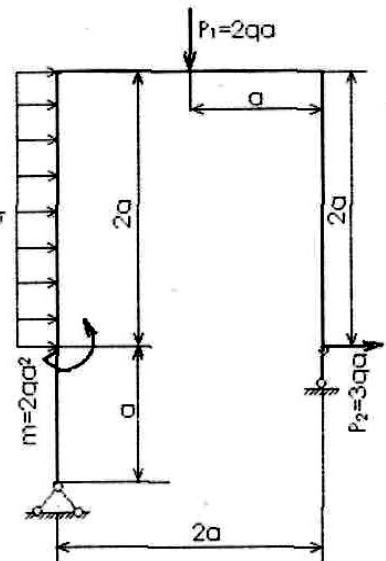


7

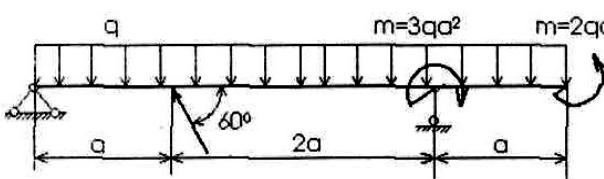
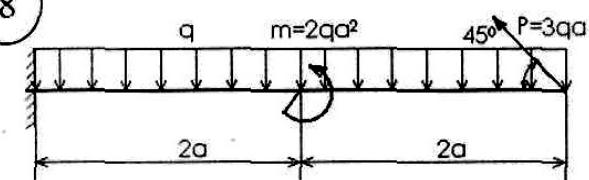


$$\alpha = 2_M$$

$$q = 2 \times H_M$$

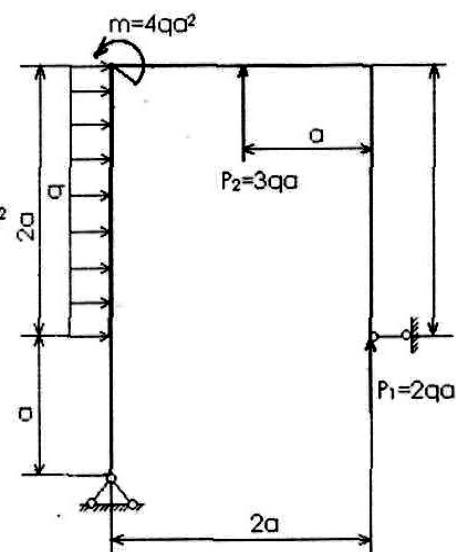


8

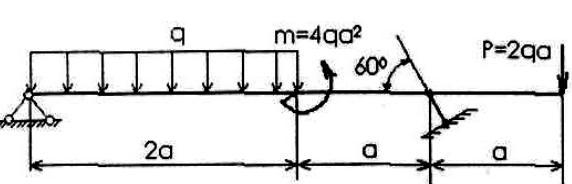
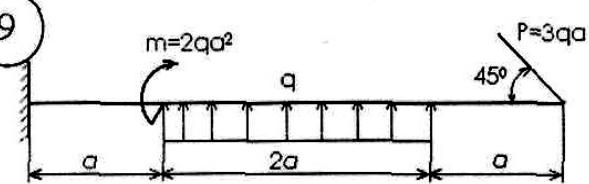


$$\alpha = 2_M$$

$$q = 2 \times H_M$$

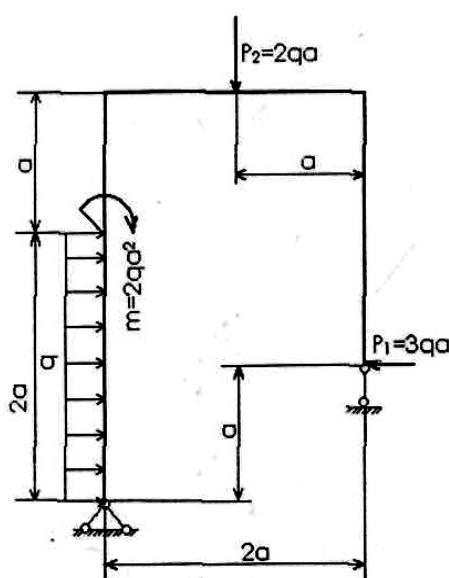


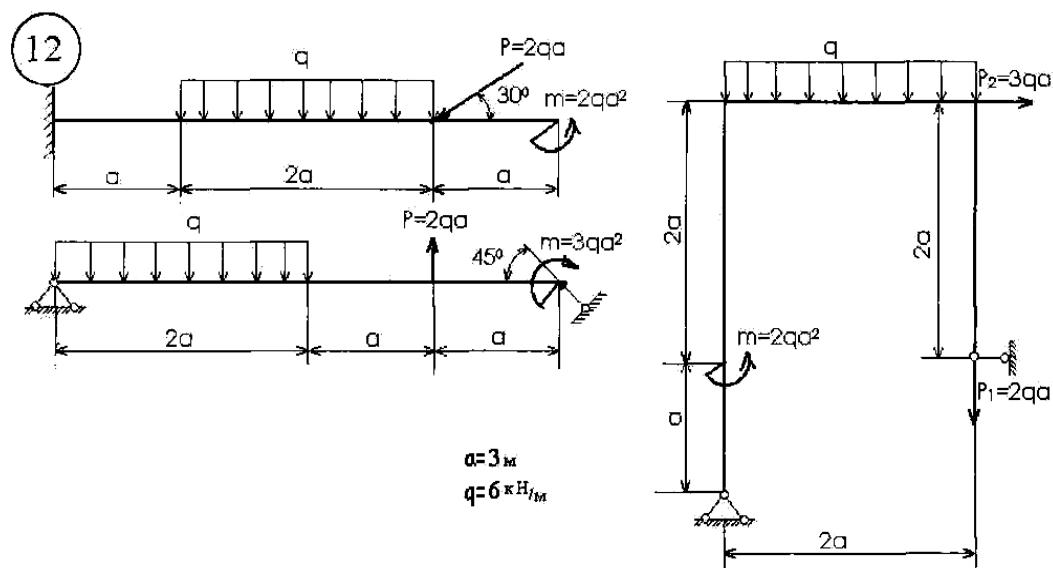
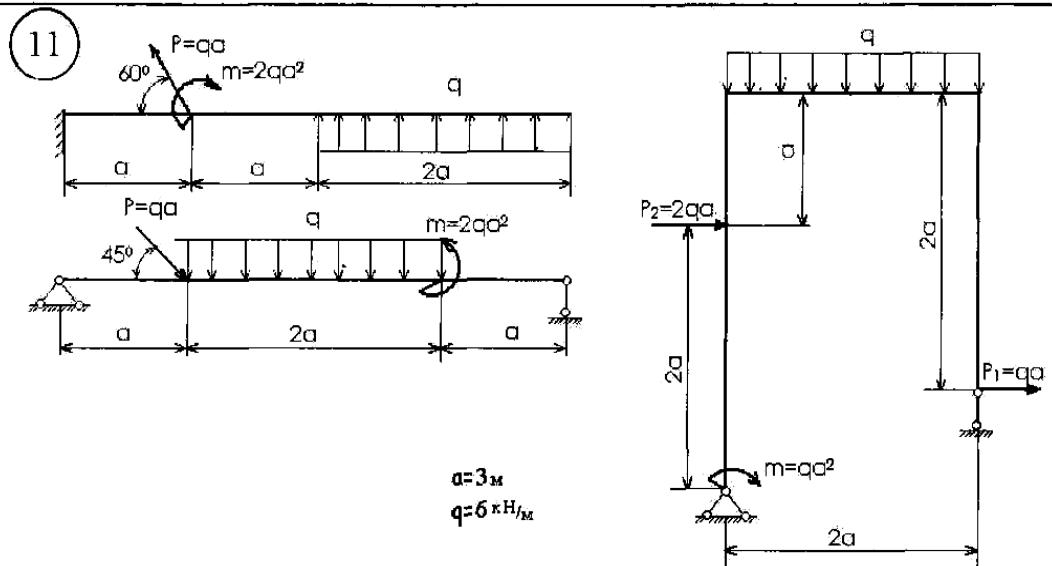
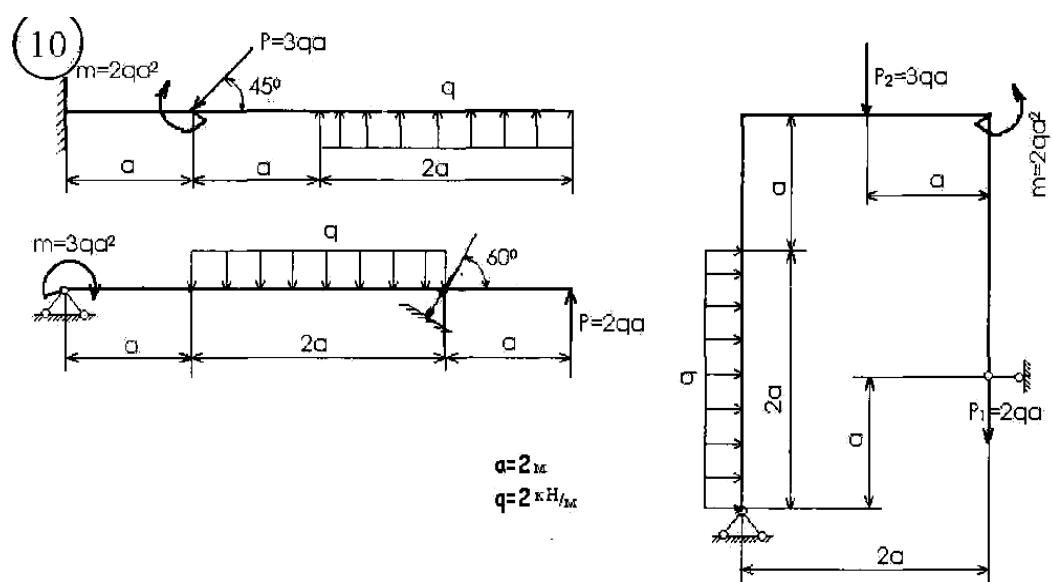
9



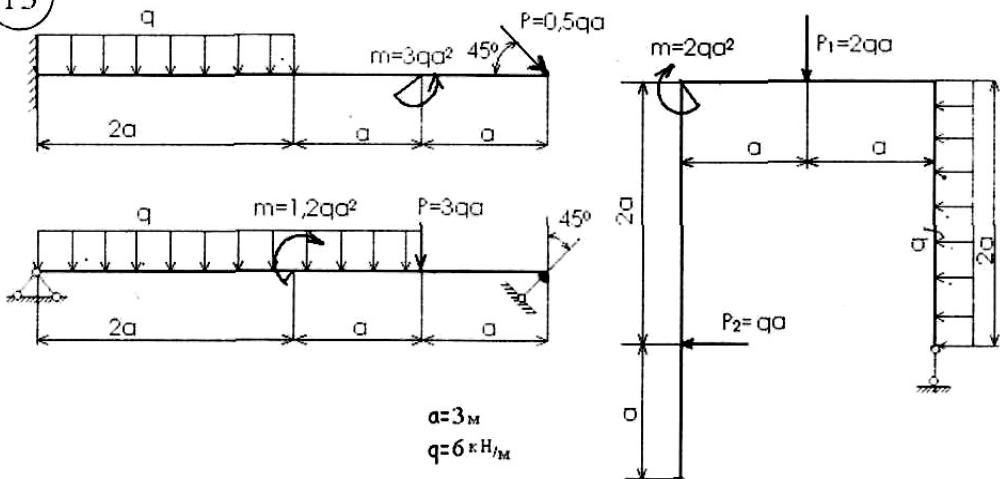
$$\alpha = 2_M$$

$$q = 2 \times H_M$$

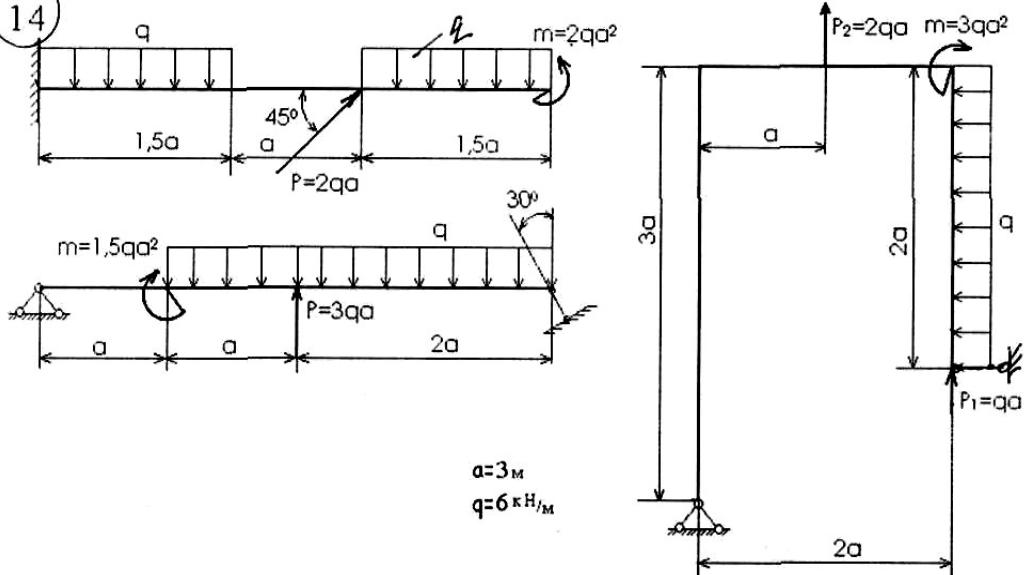




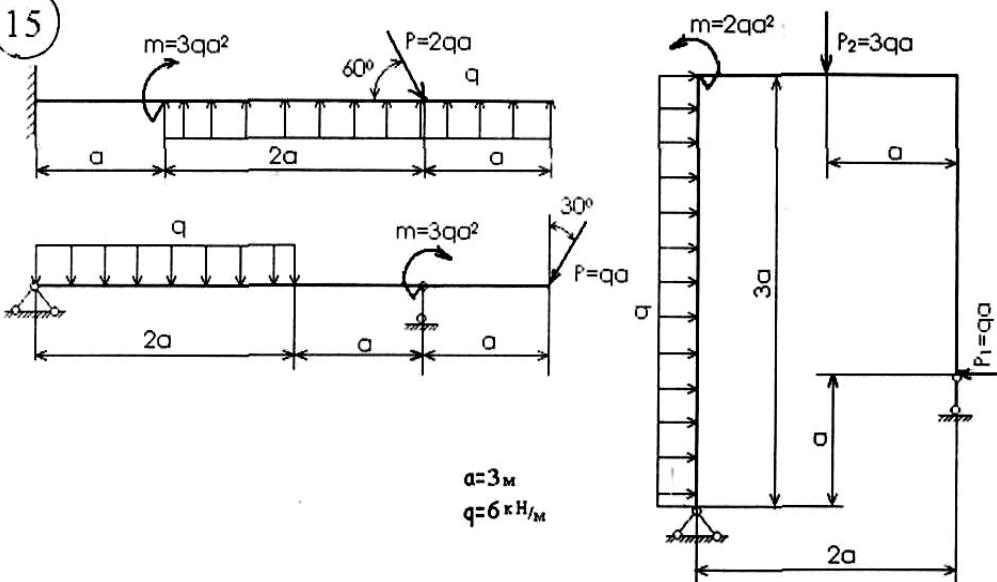
13



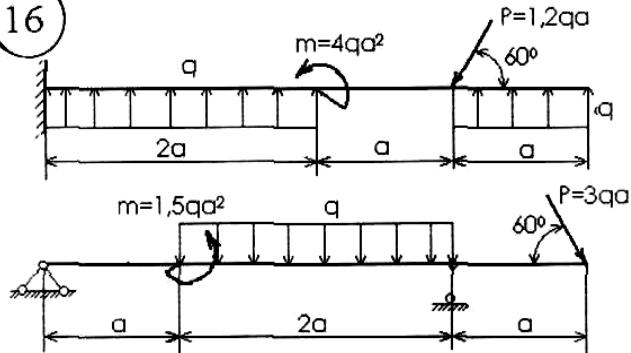
14



15

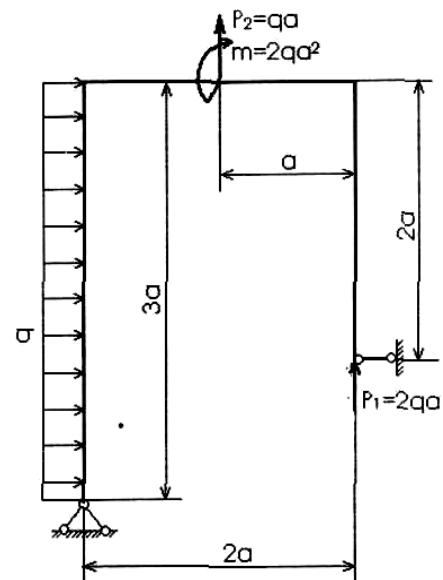


16

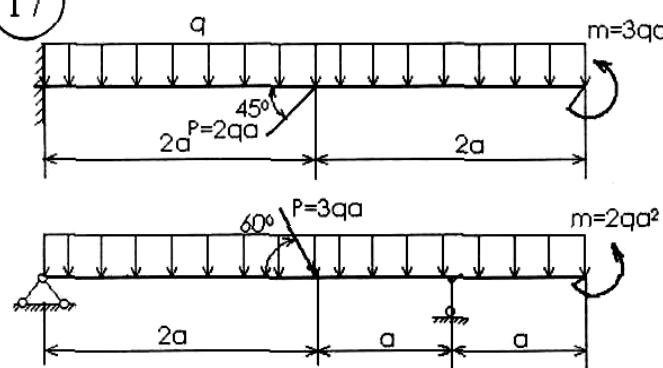


$$\alpha = 3 \text{ m}$$

$$q = 6 \text{ kN/m}$$

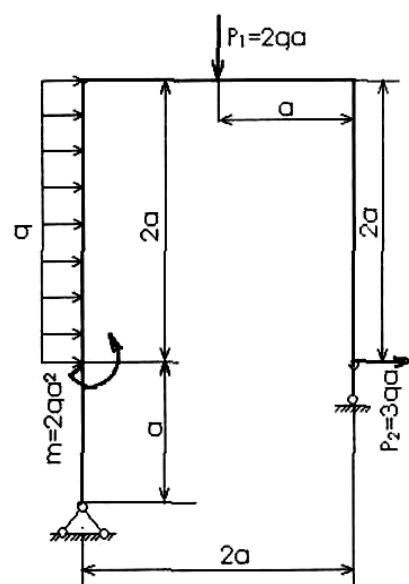


17

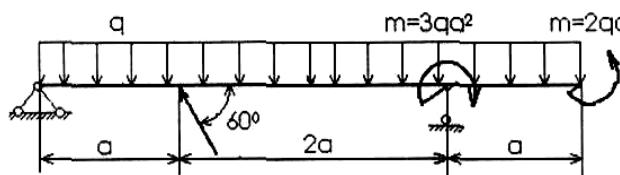
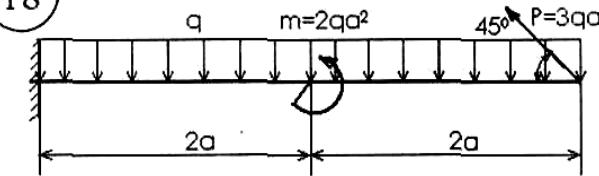


$$\alpha = 3 \text{ m}$$

$$q = 6 \text{ kN/m}$$

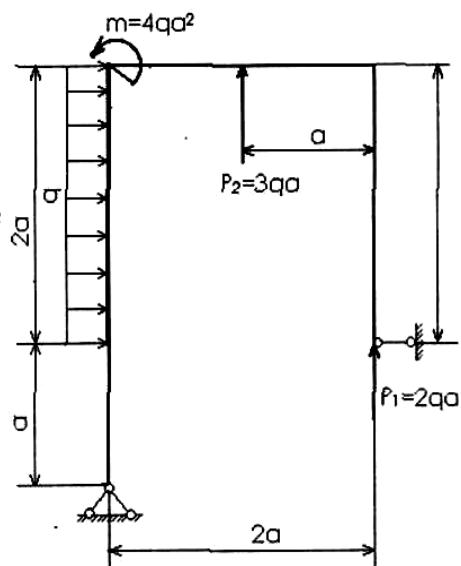


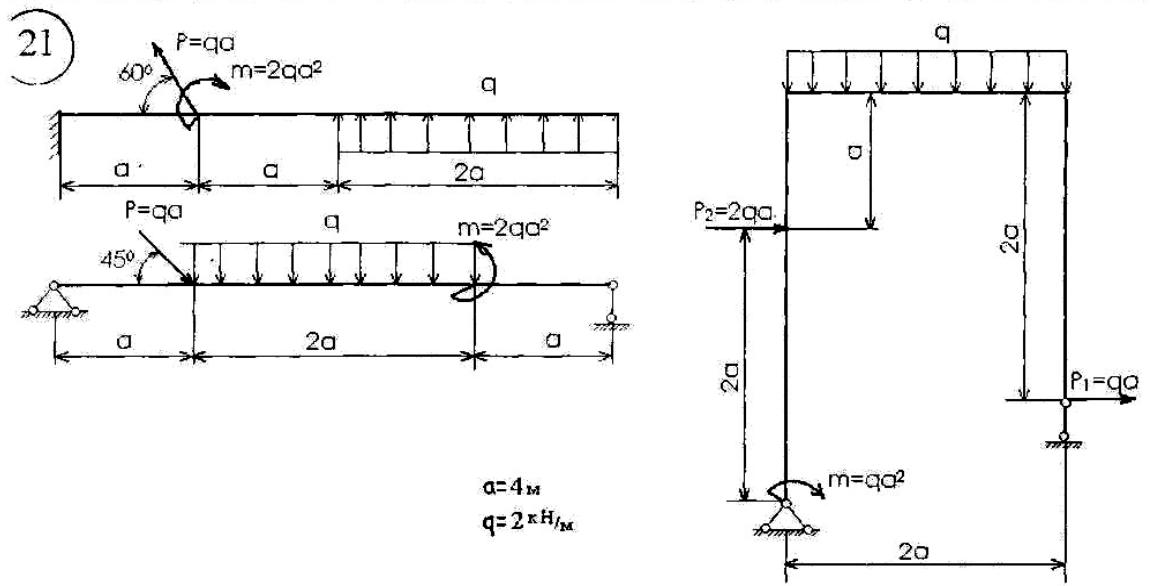
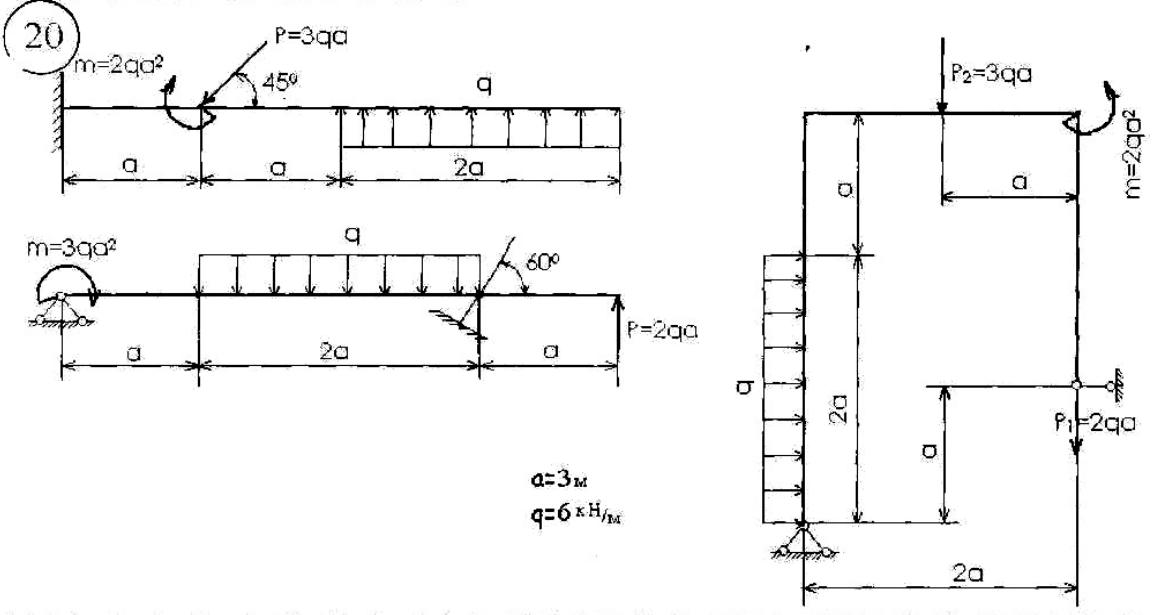
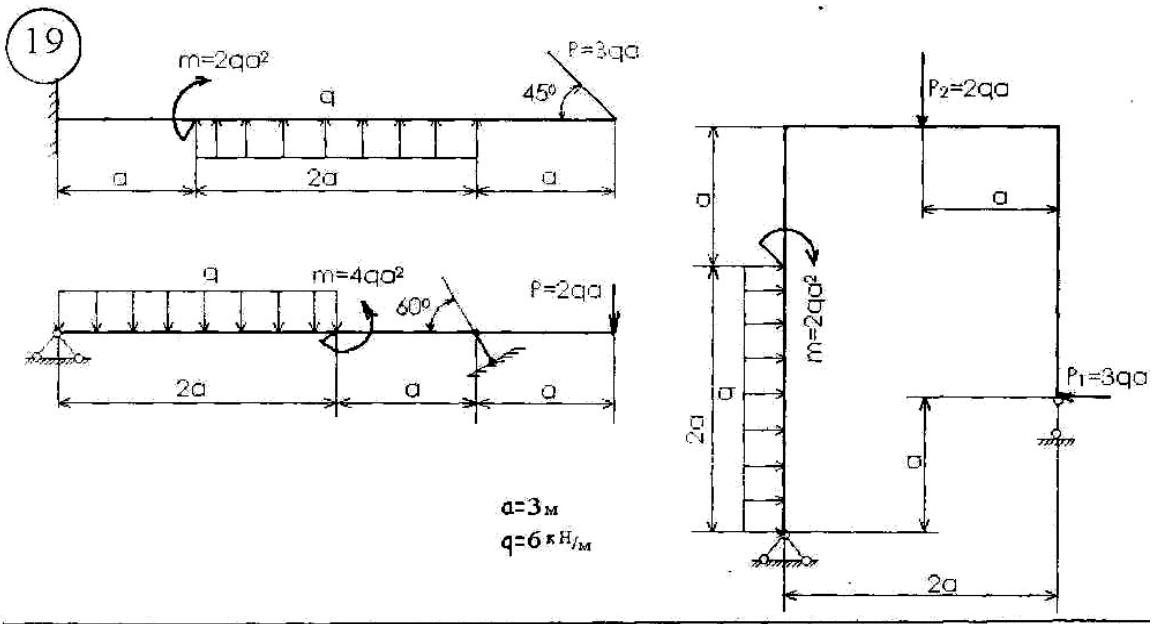
18



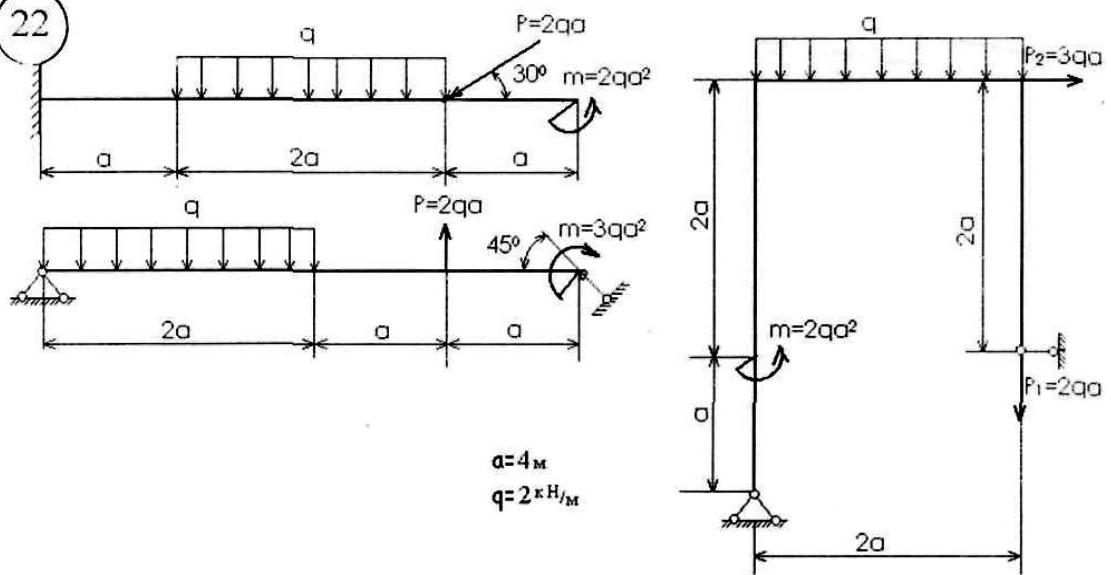
$$\alpha = 3 \text{ m}$$

$$q = 6 \text{ kN/m}$$

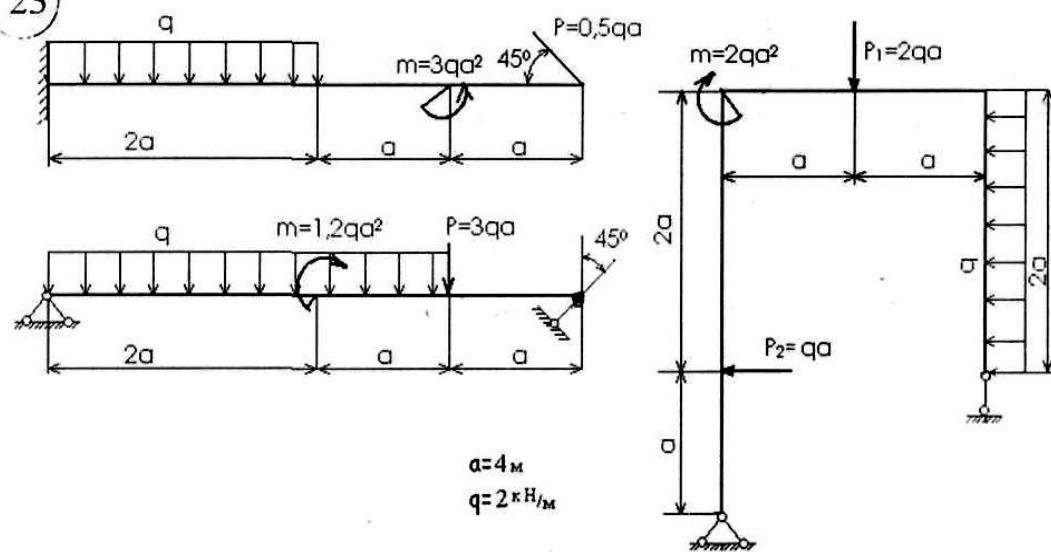




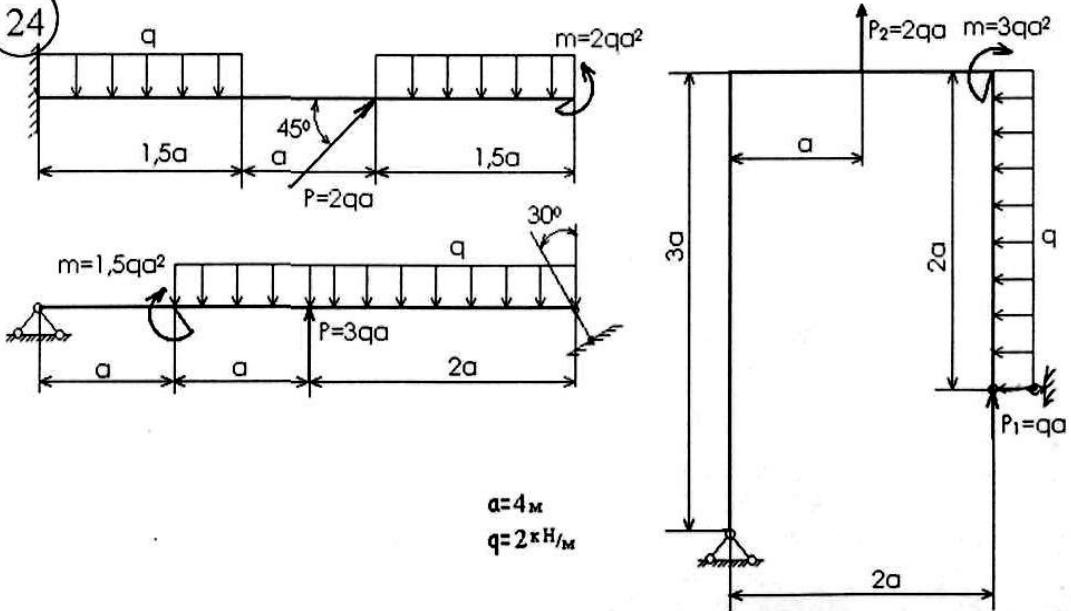
22

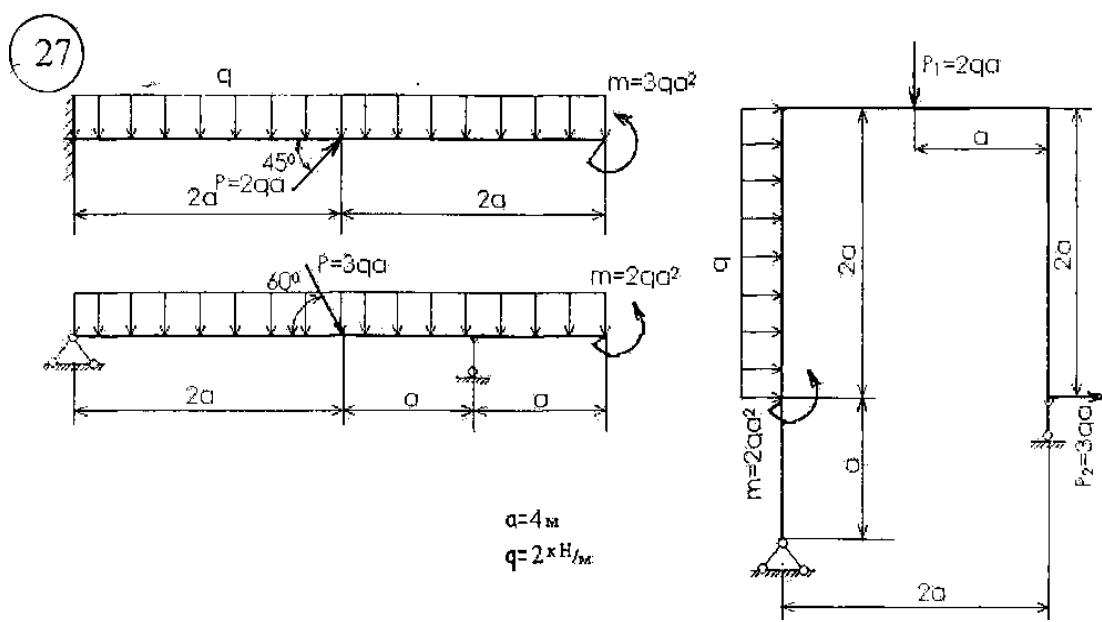
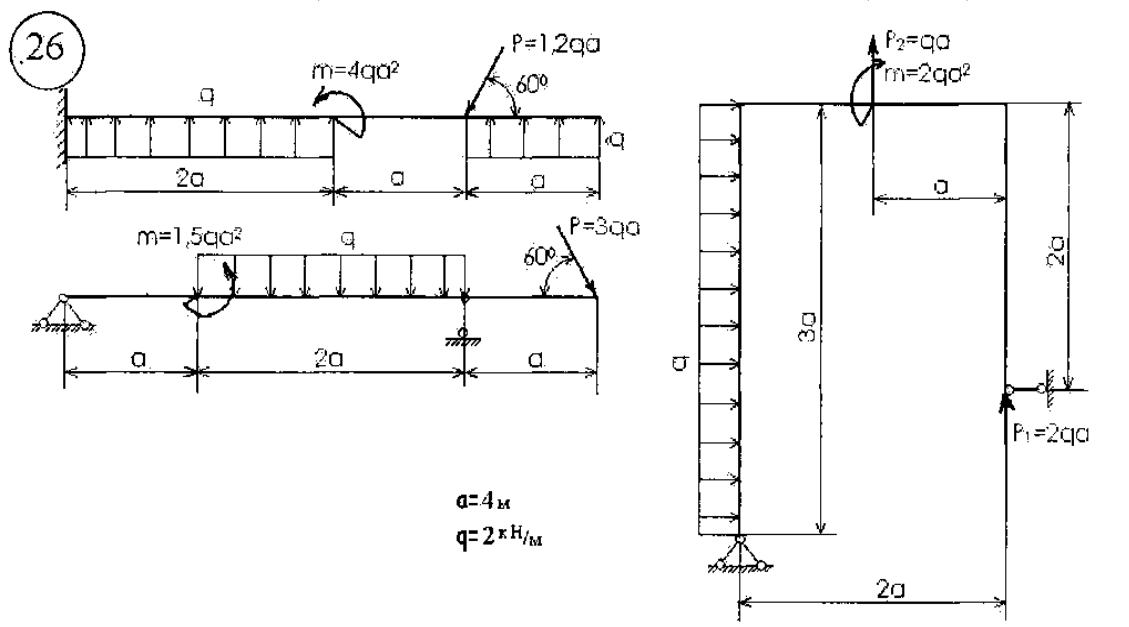
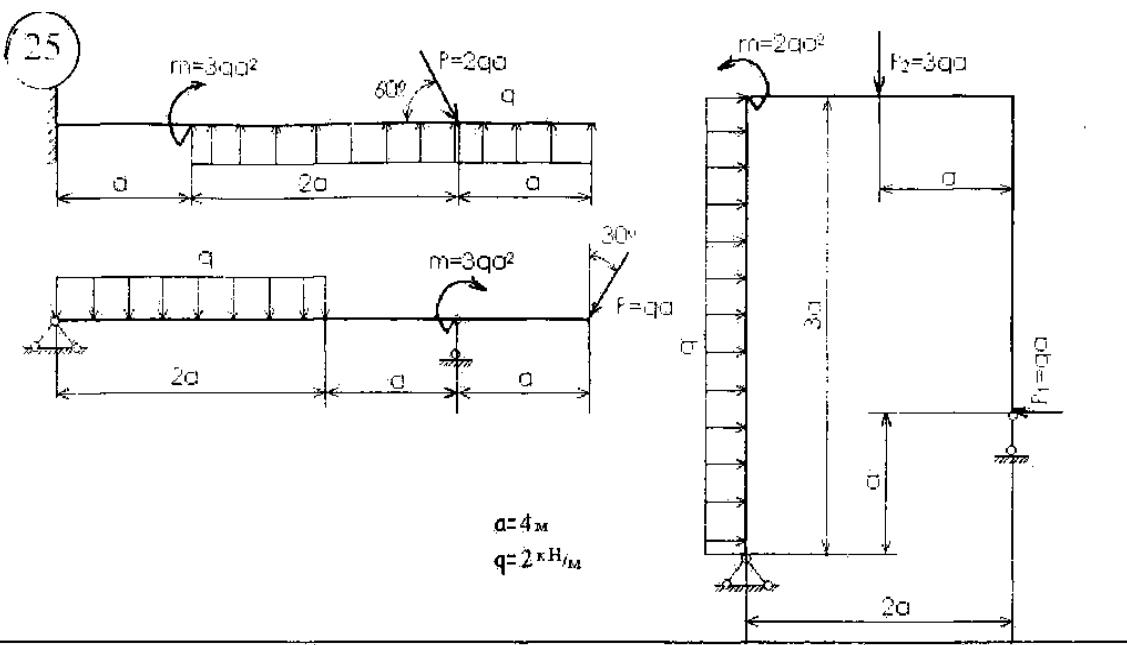


23

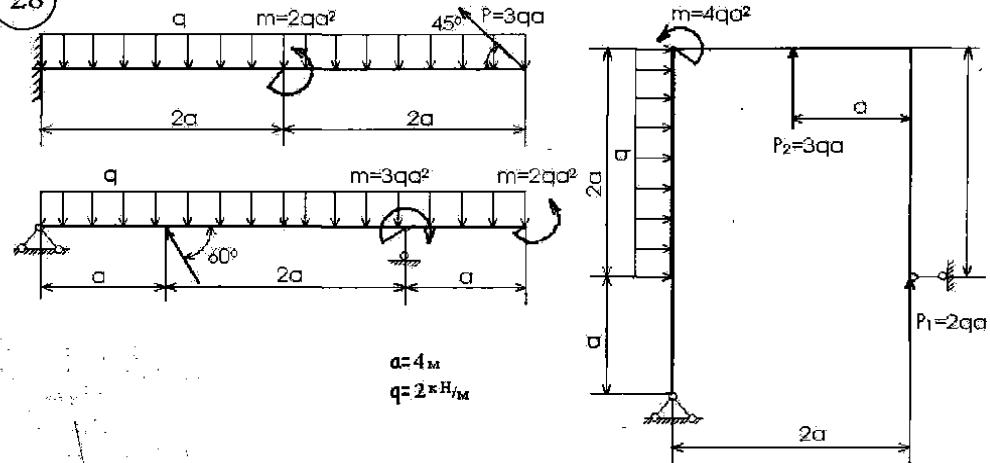


24

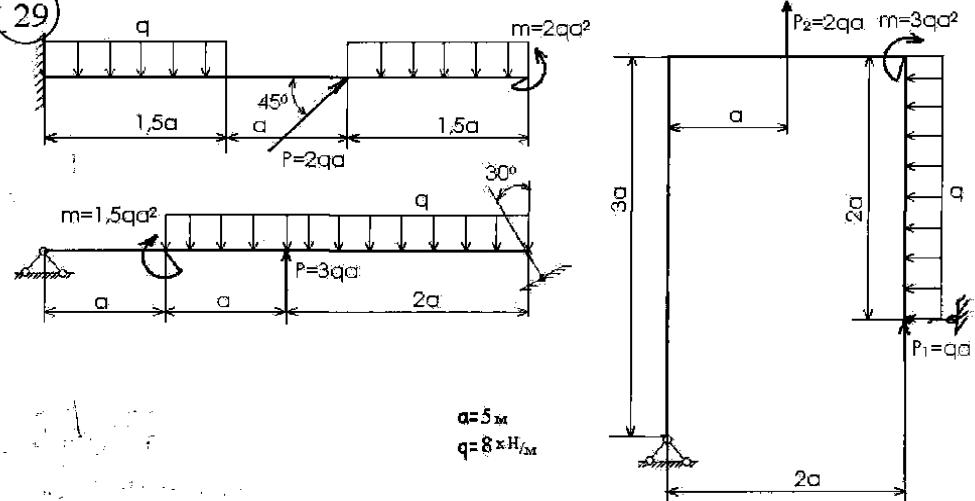




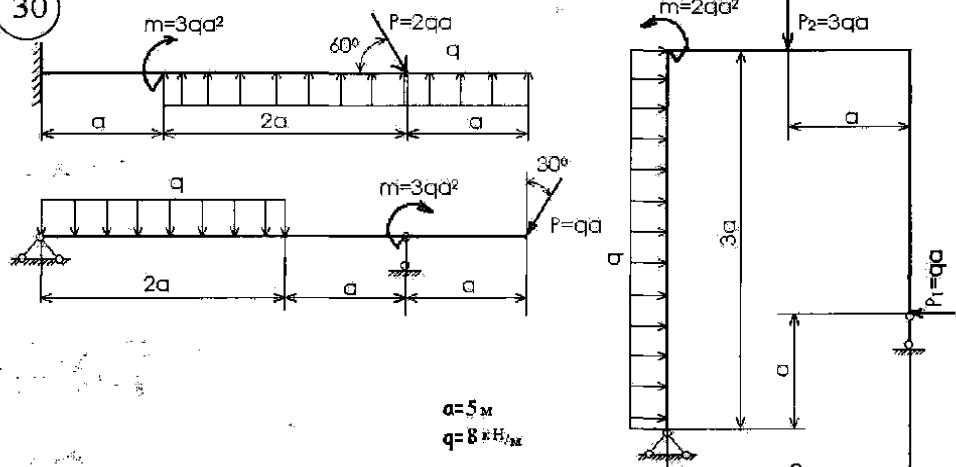
28



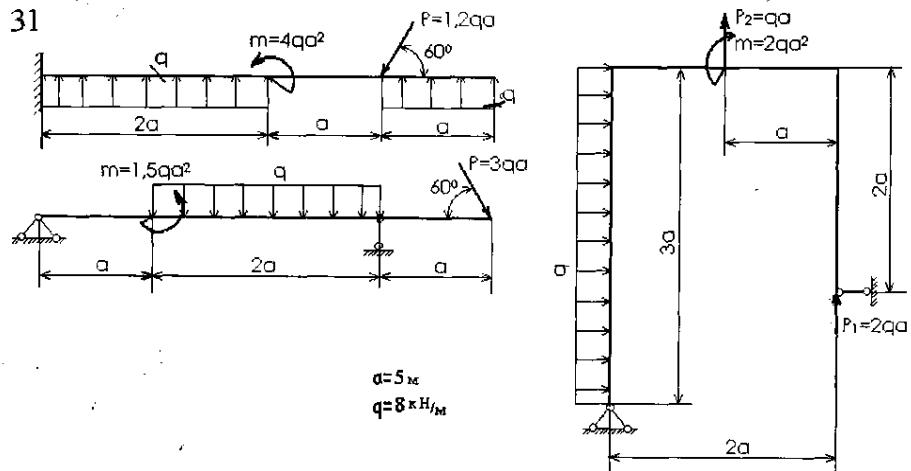
29



30



31



## **Теоретическая механика. Статика.**

### **Тема: Центр тяжести**

#### **Расчетно-графическая работа**

Последовательность решения задачи.

1. Разбивают сечение на простые фигуры. Такими фигурами являются стандартные профили прокатной стали, или простые геометрические фигуры. Простые фигуры, образующие сечение, обозначают цифрами 1, 2, 3, ..., n.
2. Пользуясь таблицами ГОСТов, указывают центры тяжести каждого профиля (фигуры) и обозначают их  $C_1, C_2, C_3, \dots, C_n$ .
3. Выбирают систему координатных осей. В задачах для самостоятельной работы все сечения имеют одну ось симметрии, поэтому рекомендуется одну из координатных осей совмещать с ней. Вторую ось координат направляют перпендикулярно к первой так, чтобы она пересекла центры тяжести одной или большего числа фигур. При этом начало координат может совпасть с центром тяжести одной из фигур или не совпасть с ним. Вторую ось можно направить так, чтобы она прошла через нижнюю (крайнюю) точку сечения. В первом случае вычисления окажутся более простыми.
4. Выписывают формулы для определения координат центра тяжести сечения:

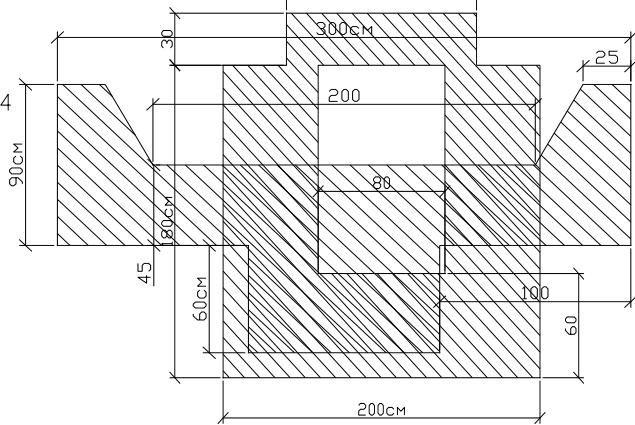
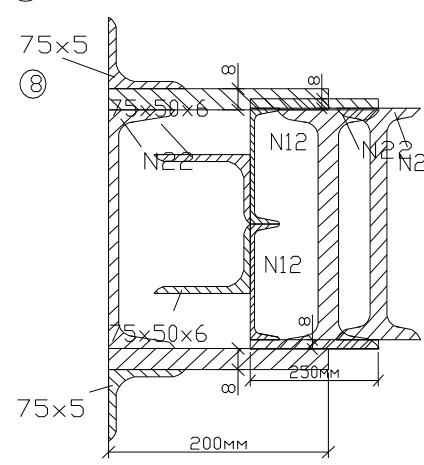
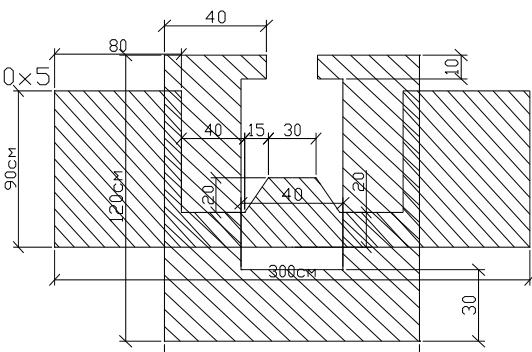
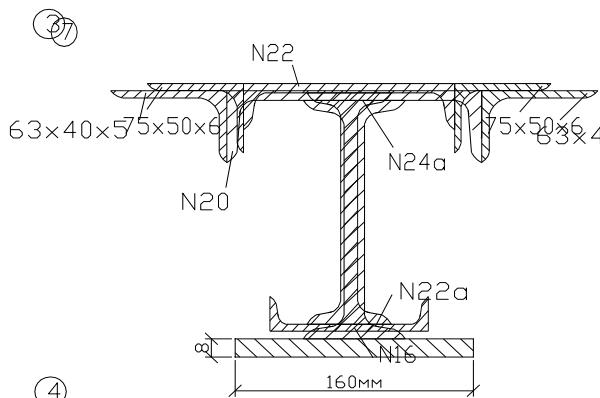
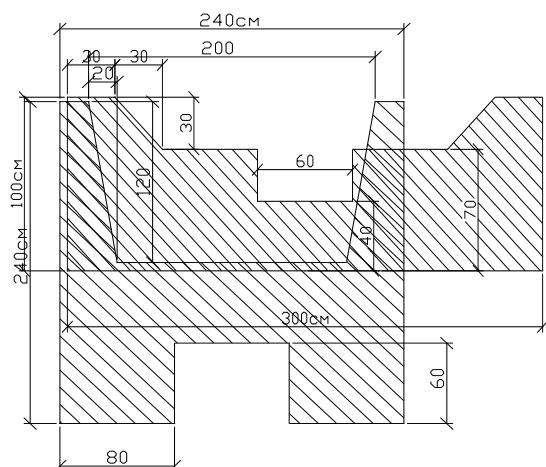
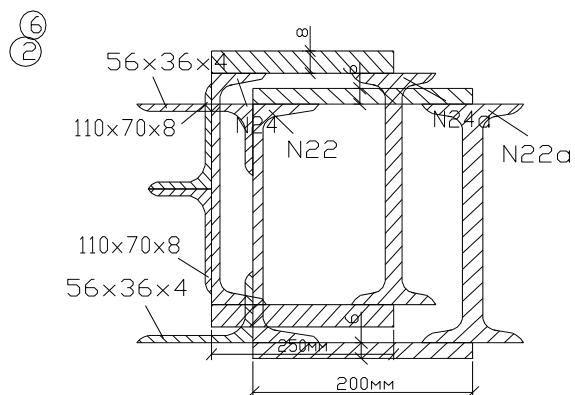
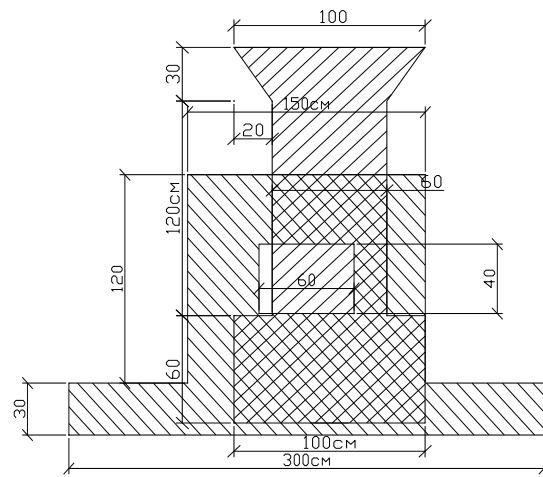
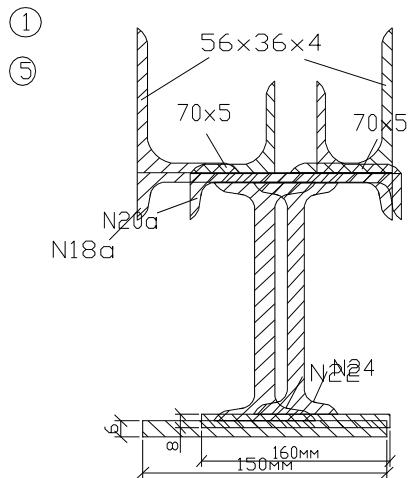
Пользуясь таблицами ГОСТов, определяют площади профилей прокатной стали  $A_1, A_2, A_3, \dots, A_n$ , координаты центров тяжести их  $x_1, x_2, \dots, x_n$ , и  $y_1, y_2, \dots, y_n$  относительно выбранных осей координат. Количество слагаемых в числителе и знаменателе формул зависит от числа профилей, из которых состоит сечение. Полученные величины подставляем в формулу и находим  $x_c$  и  $y_c$ . Следует помнить, что если координатная ось x совмещена с осью симметрии, то  $y_c=0$ , а если ось y совмещена с осью симметрии, то  $x_c=0$ .

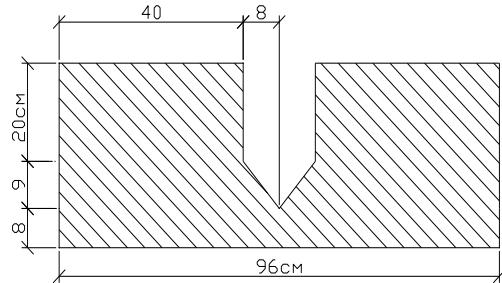
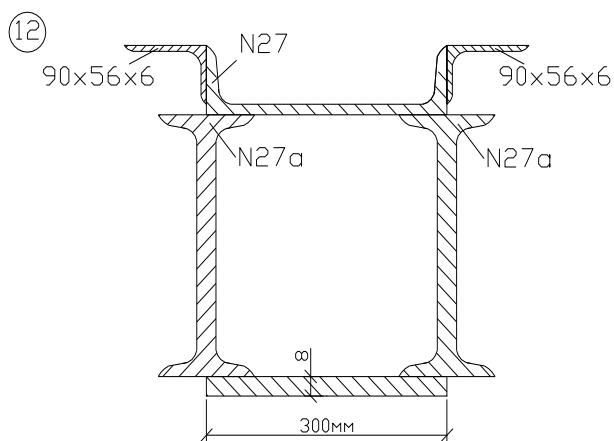
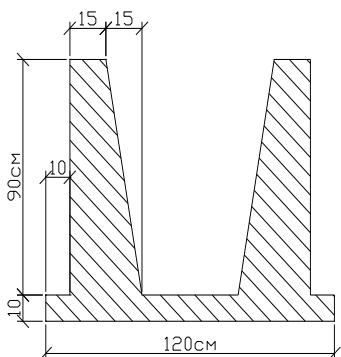
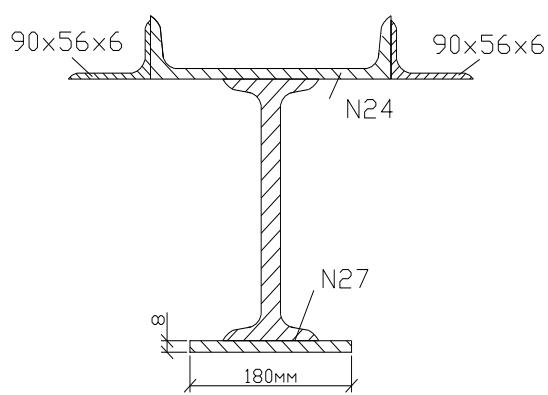
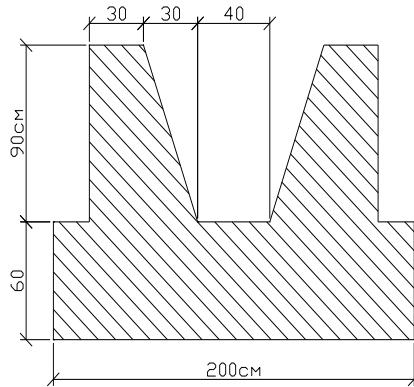
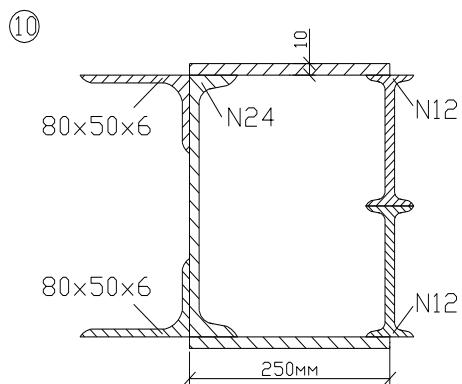
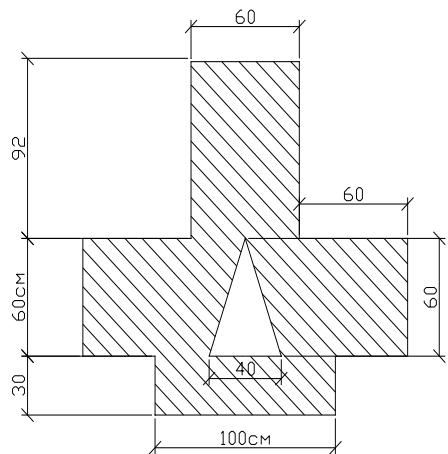
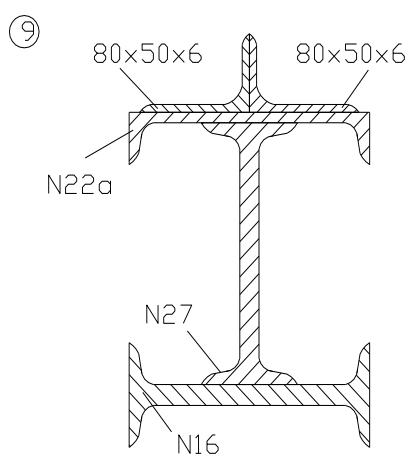
5. указывают положение центра тяжести на рисунке, придерживаясь определенного масштаба, и показывают расстояние от центра тяжести до координатных осей.

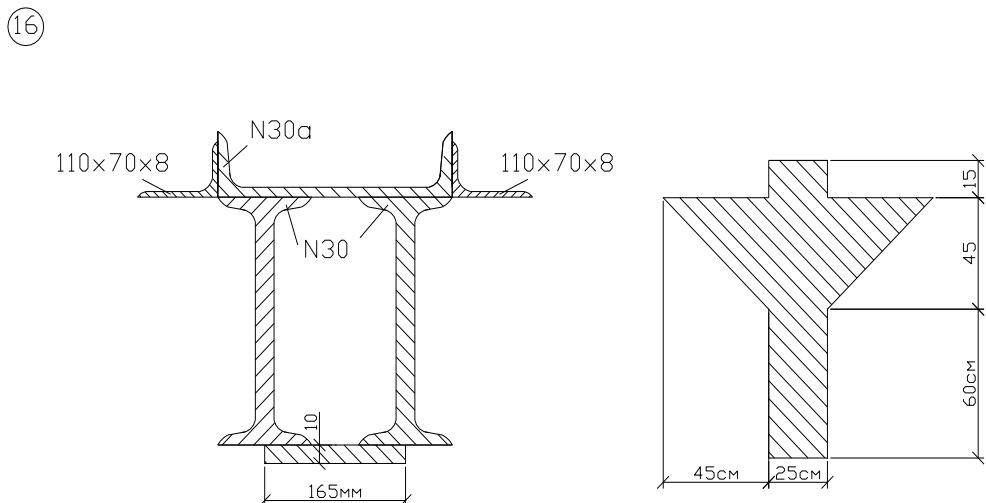
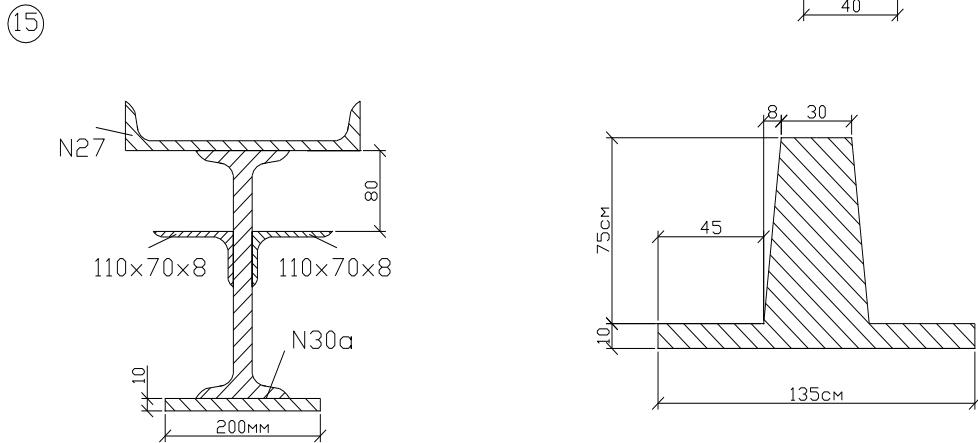
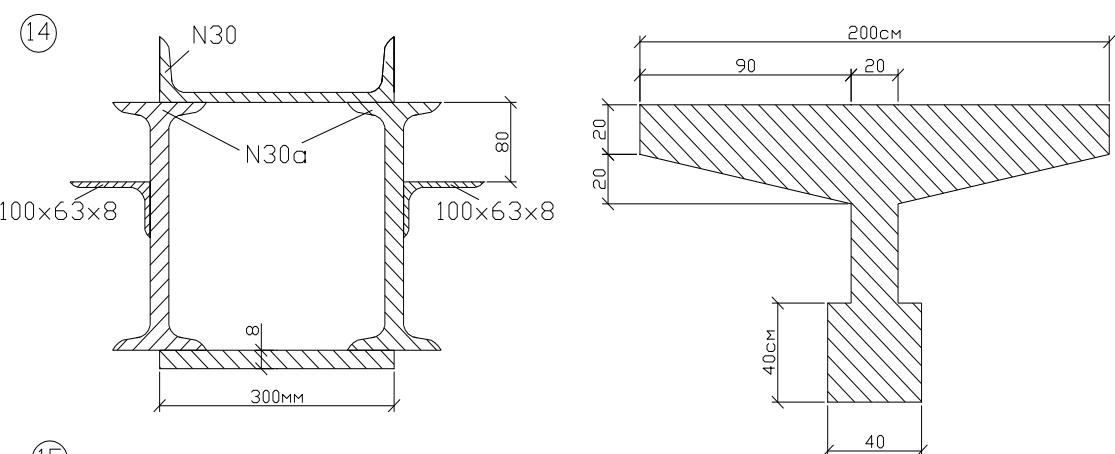
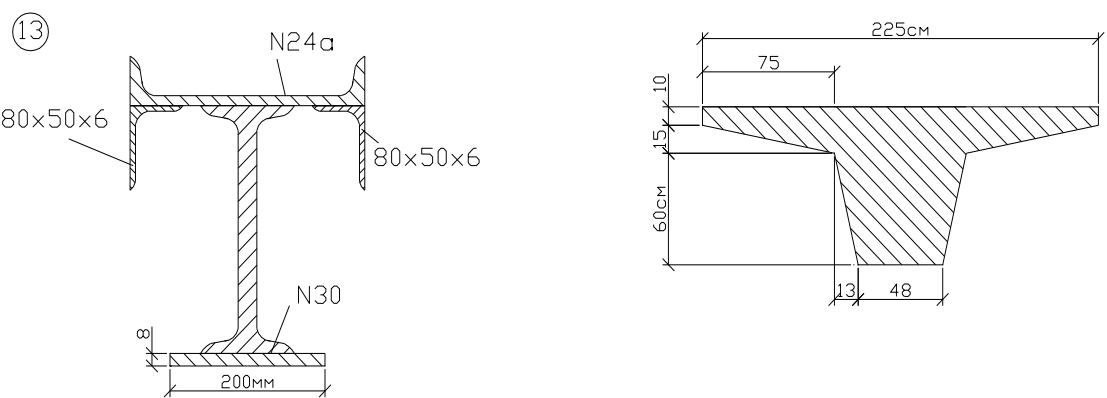
Для проверки решения можно изменить положение координатных осей (или одной оси) и найти координаты центра тяжести относительно новых осей. Положение центра тяжести не зависит от того, как выбрана система координатных осей.

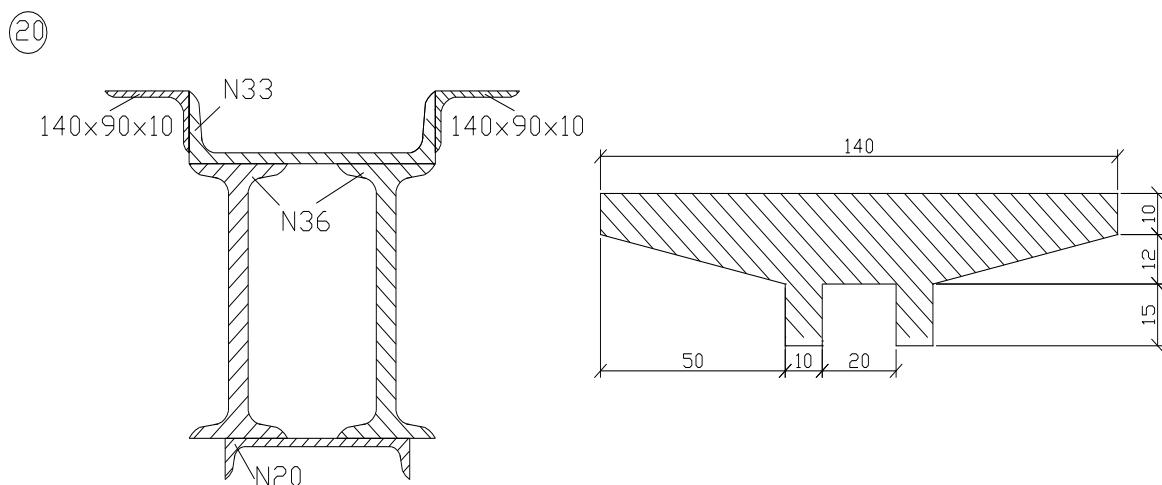
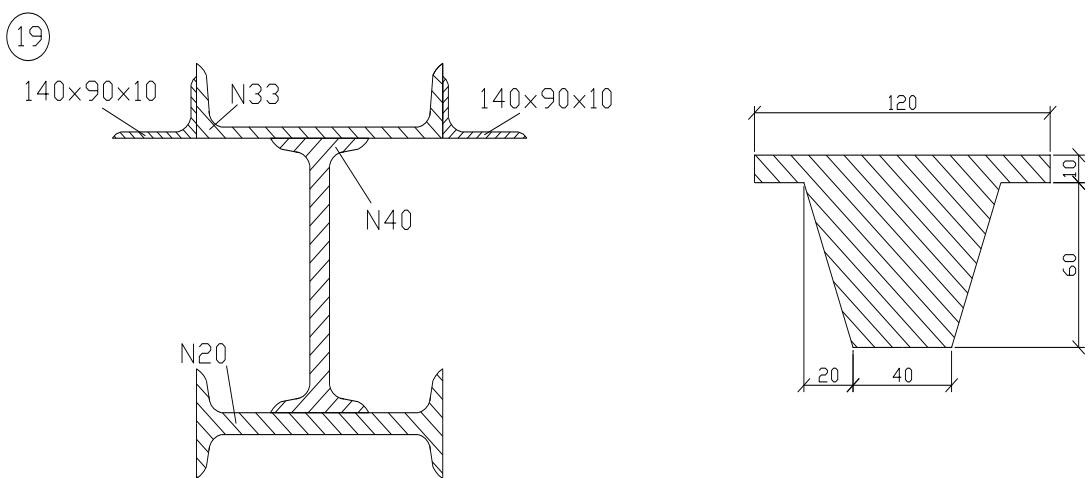
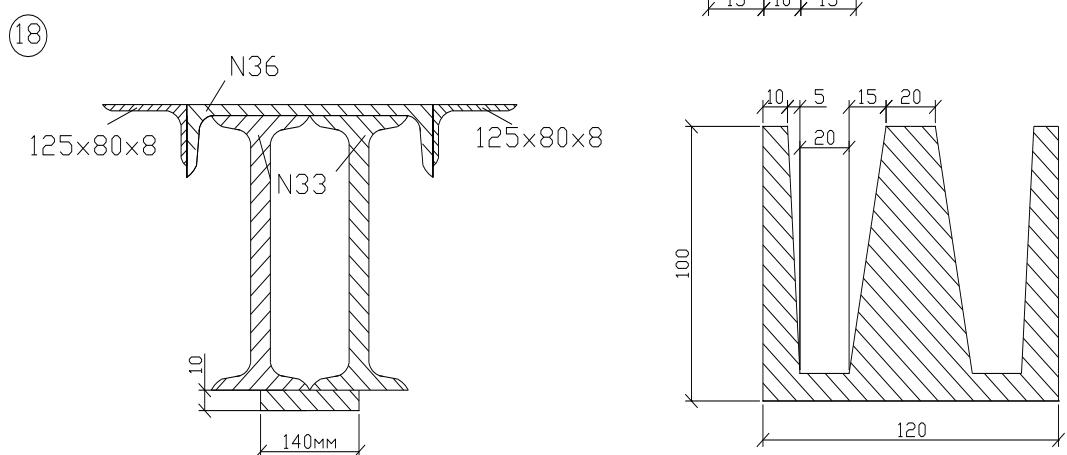
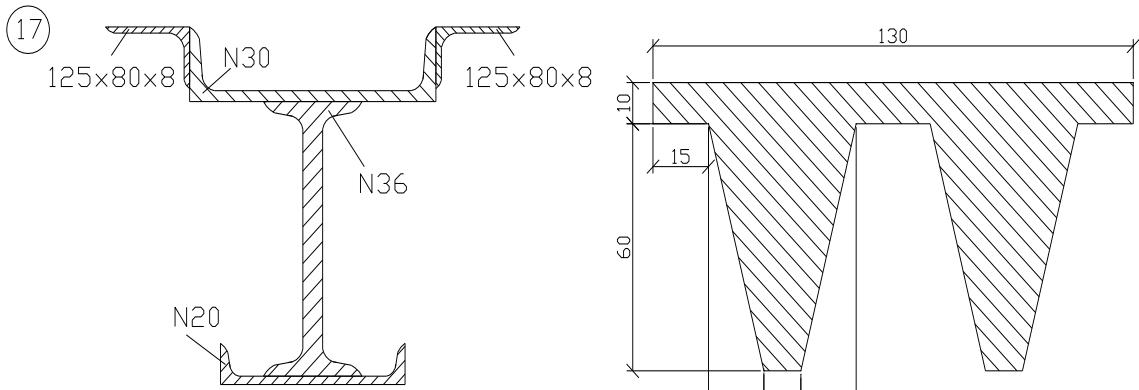
## Задание для расчетно-графической работы №4:

Определить координаты центра тяжести сечения по данным своего варианта. Показать положение центра тяжести на сечении. Чертеж выполнить в масштабе, на миллиметровой бумаге с обязательным соблюдением всех размеров.

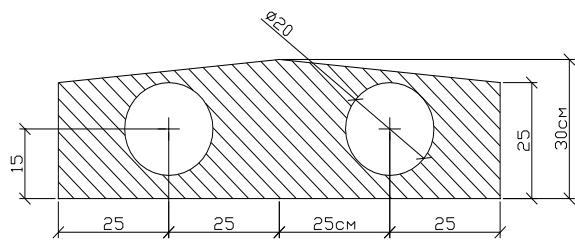
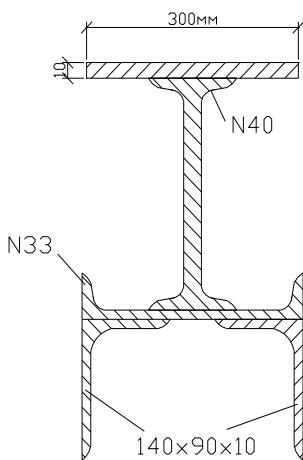




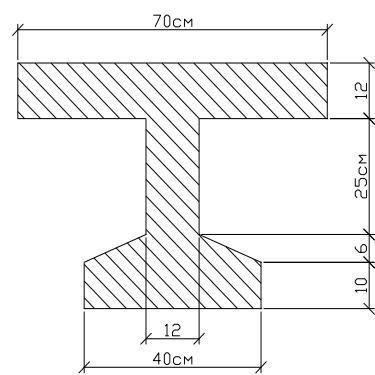
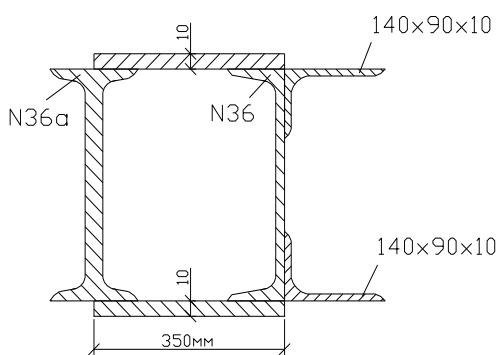




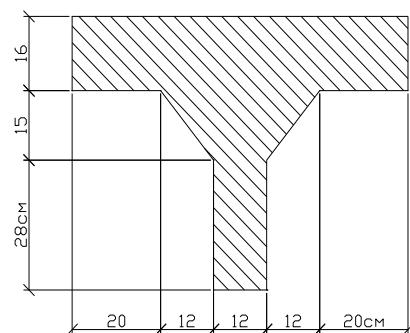
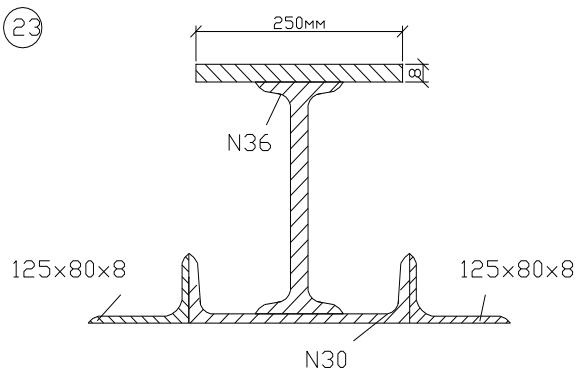
(21)



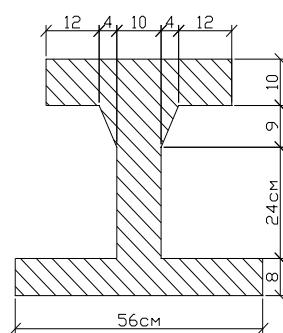
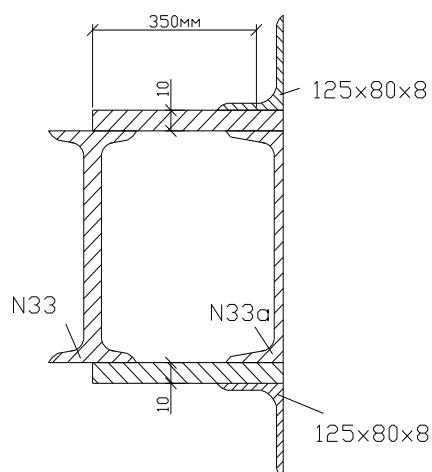
(22)



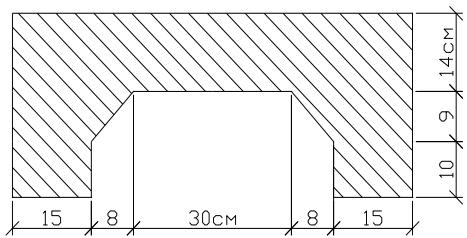
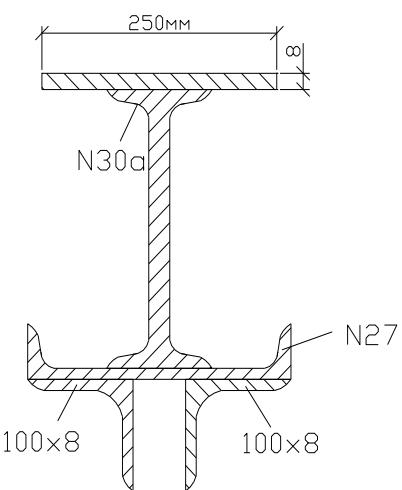
(23)



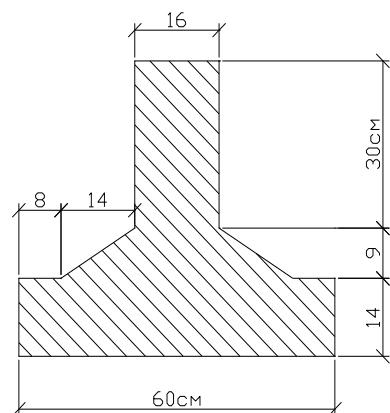
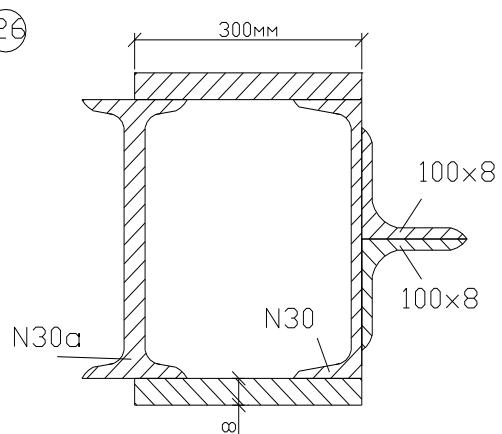
(24)



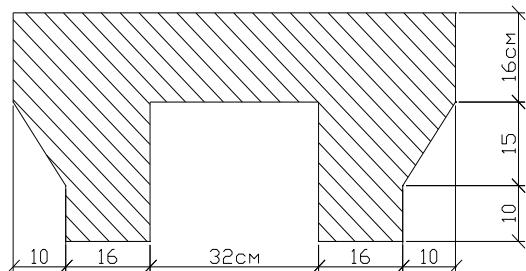
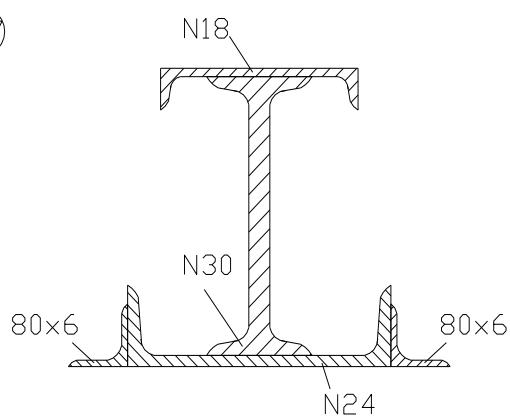
(25)



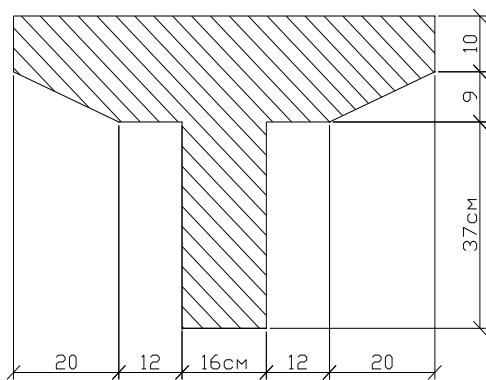
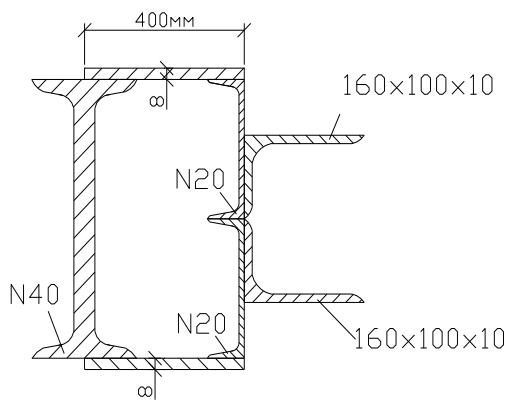
(26)

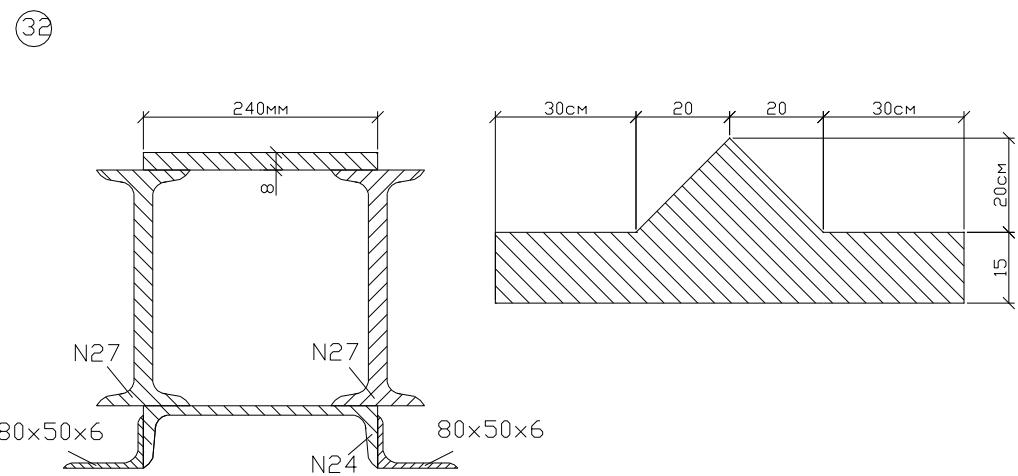
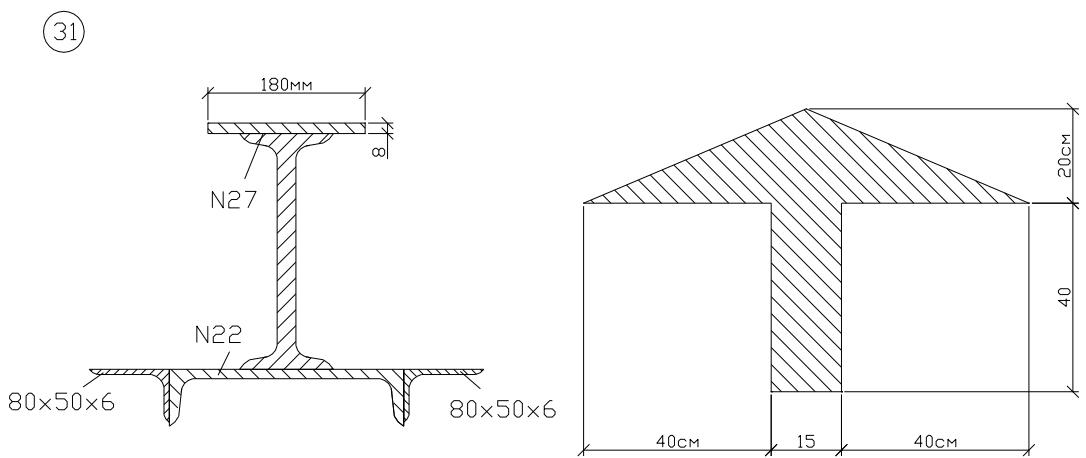
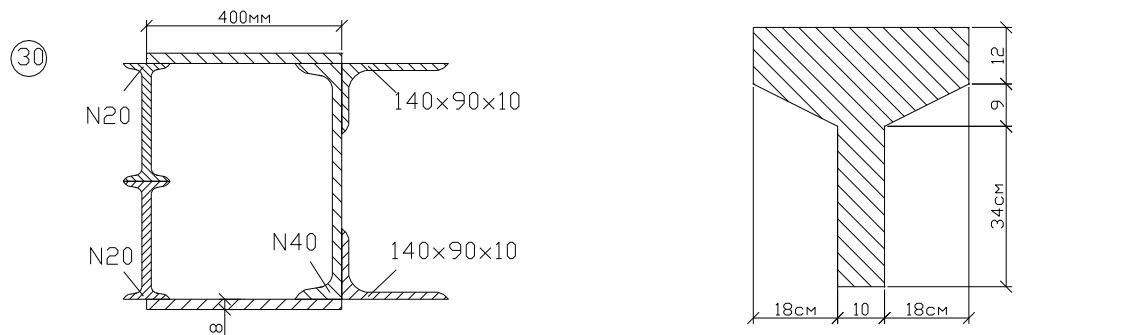
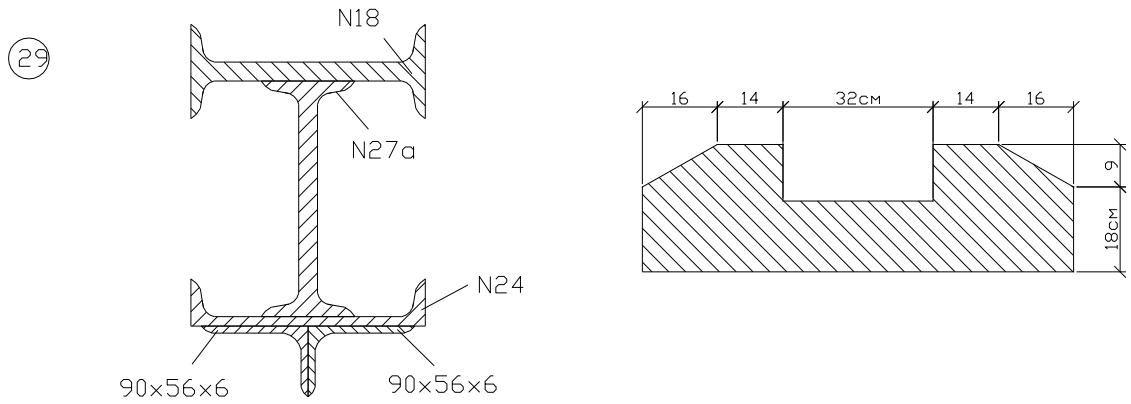


(27)

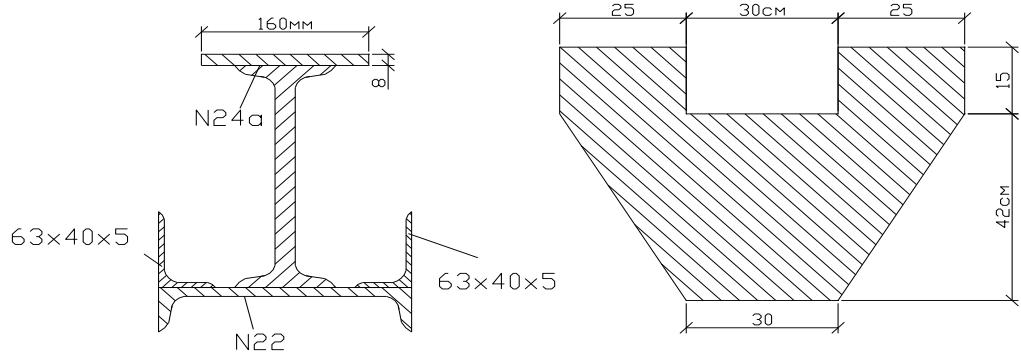


(28)

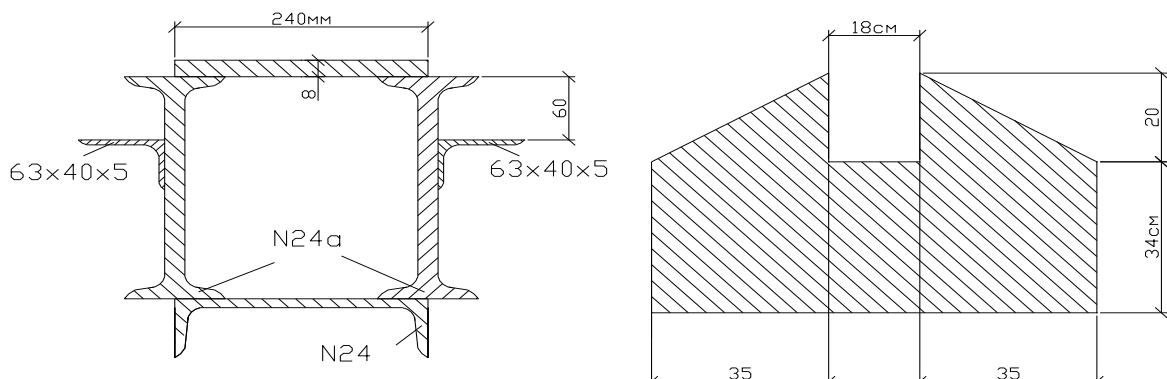




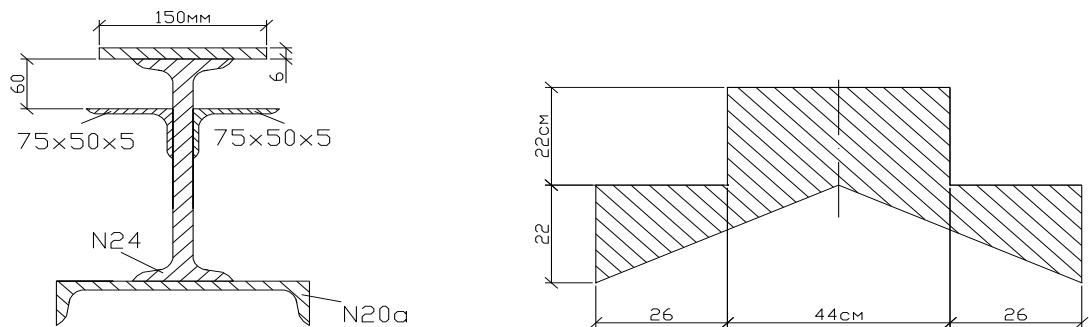
(33)



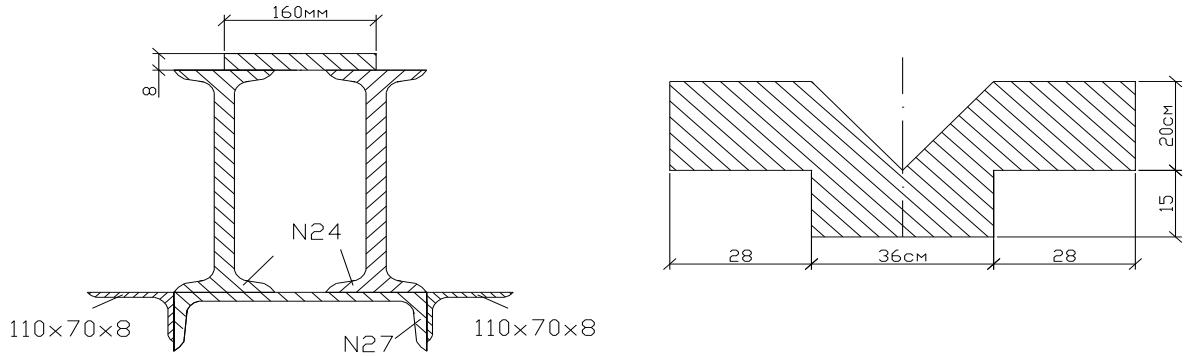
(34)



(35)



(36)



## Сопротивление материалов

Тема: Раастяжение и сжатие.  
Расчетно-графическая работа

Последовательность решения задачи.

1. Разбиваем брус на участки. Границами участков являются те места, где либо приложены внешние силы, либо изменяется площадь поперечного сечения, а также начало и конец бруса. Так как силы, нагружающие брус, расположены по его центральной продольной оси, то в поперечных сечениях возникает лишь один внутренний силовой фактор – продольная сила  $N$ , т.е. имеет место растяжение (сжатие) бруса.

2. На каждом из участков применяем метод сечений, проводя мысленно сечение в пределах каждого из участков, будем отбрасывать закрепленную часть бруса, а для оставшейся части составляем уравнение равновесия , из которого и определяем продольную силу  $N$ . При растяжении продольная сила положительна, а при сжатии отрицательна.

3. Строим эпюру продольных сил  $N$ . Проводим параллельно оси бруса базовую(нулевую) линию эпюры, откладываем перпендикулярно ей в произвольном масштабе полученные значения  $N$ .

4. Определяем нормальные напряжения на каждом участке бруса по формуле:

где  $N$  – продольная сила, Н

$A$  – площадь поперечного сечения  $m^2$

5. Строим эпюру нормальных напряжений  $\sigma$ .

6. Определяем перемещение свободного конца бруса:

где  $\Delta L_i$ -перемещение каждого участка бруса, определяется по закону Гука

где  $E$ - модуль упругости, МПа.

7. Определяем относительную продольную деформацию по формуле:

где  $L_0$ -длина бруса до деформации, м.

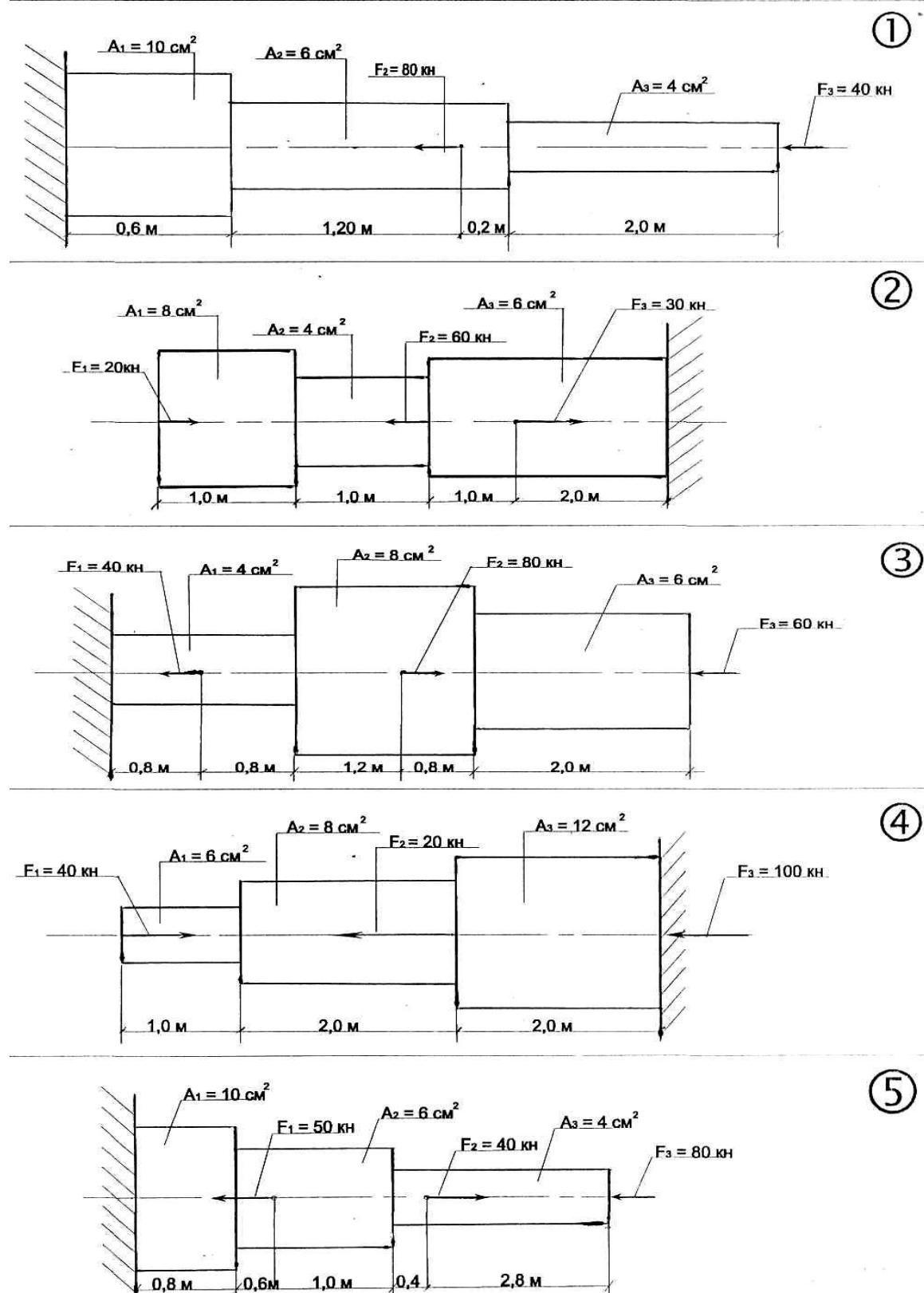
8. Определяем коэффициент запаса прочности, и производим проверку прочности.

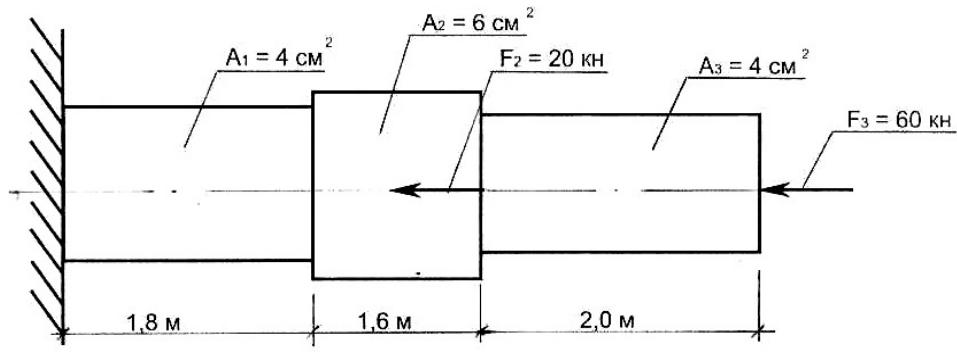
Где  $\sigma_T$  – предел текучести материала, МПа,

$\sigma_{max}$  – максимальное напряжение, МПа.

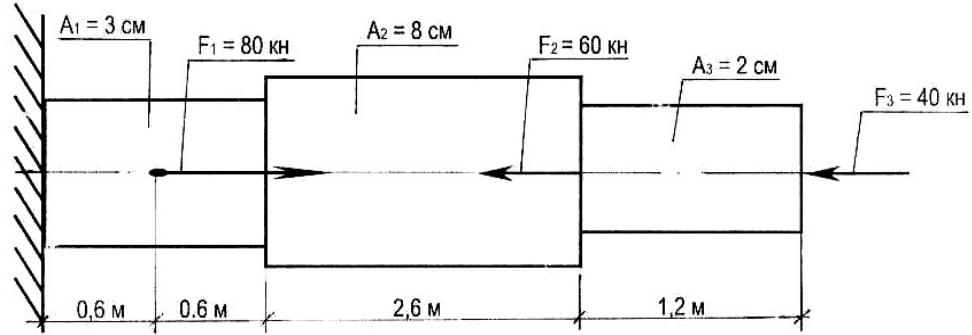
### Задание к расчетно-графической работе №5

Для ступенчатого бруса определить продольные силы  $N$  и нормальные напряжения  $\sigma$ . Построить эпюры  $N$  и  $\sigma$ . Определить абсолютную и относительную деформации бруса, а также коэффициент запаса прочности. Материал бруса сталь, модуль упругости  $E = 2 \cdot 10^5$  МПа, предел текучести  $\sigma_T = 240$  МПа. Схему выбрать согласно своего варианта.

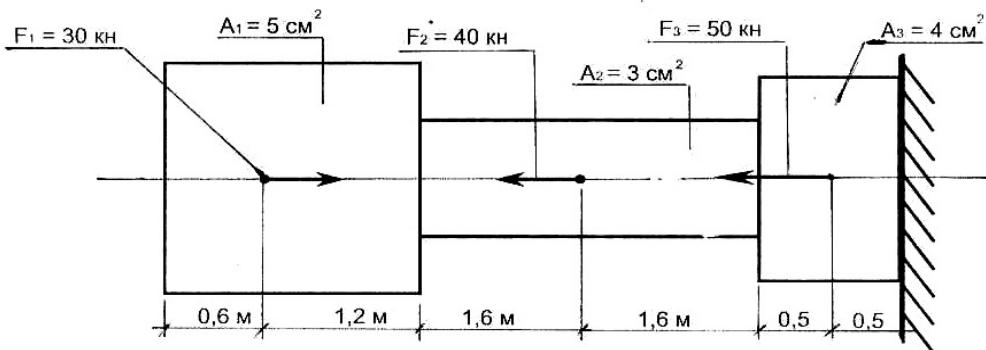




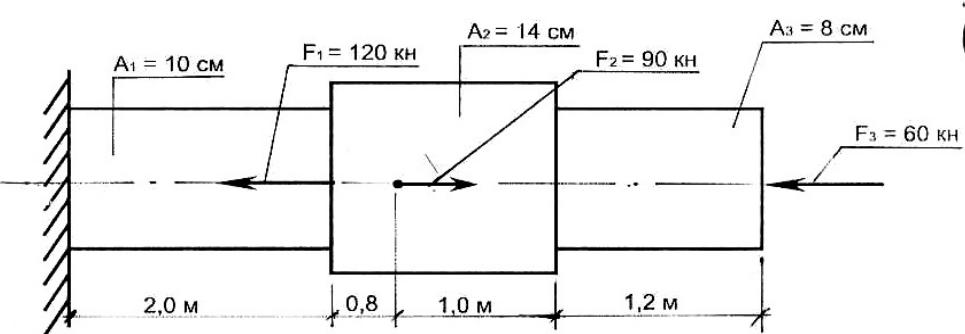
6



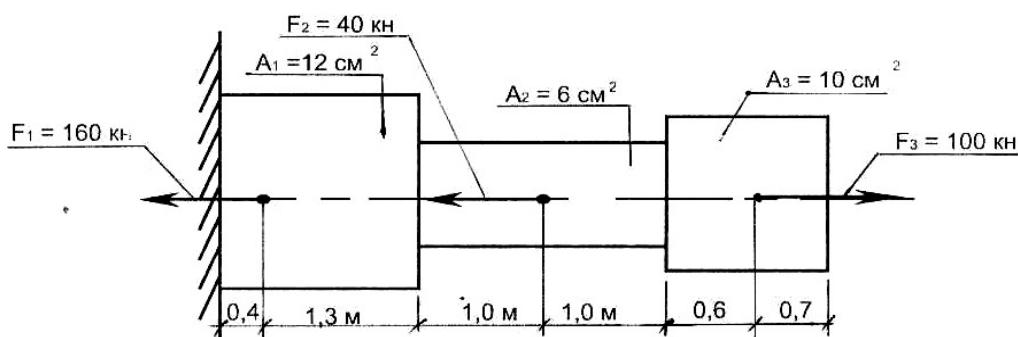
7



8

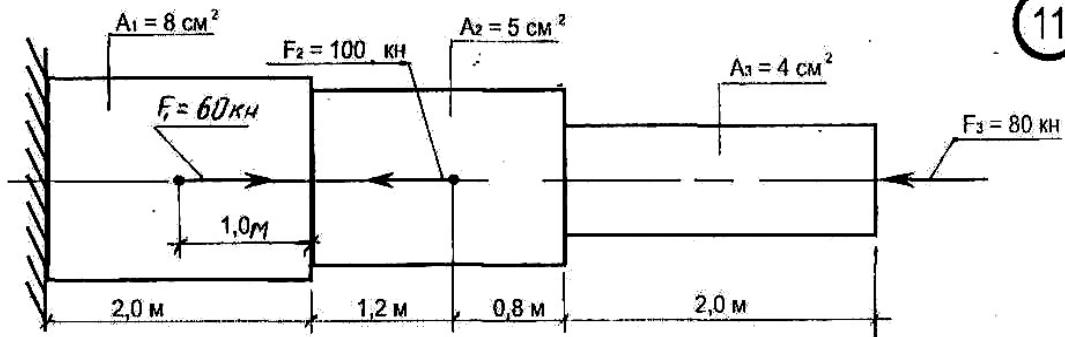


9

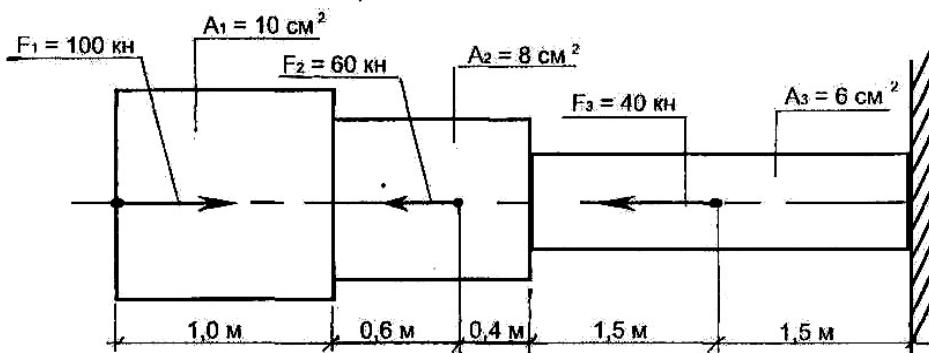


10

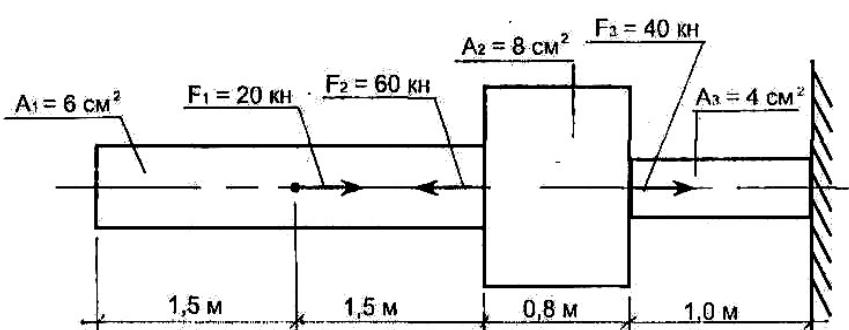
11



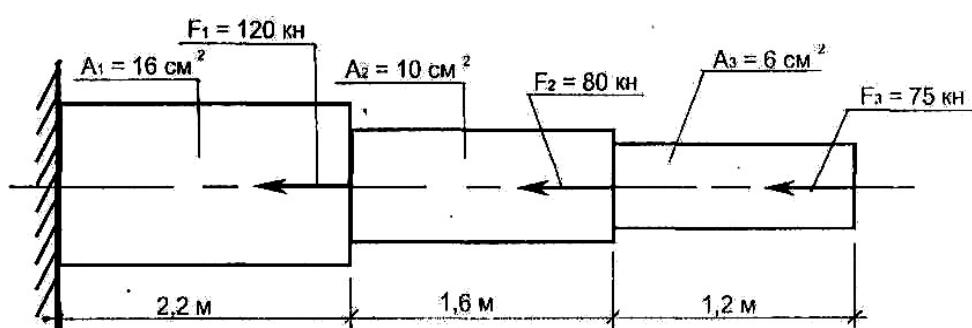
12



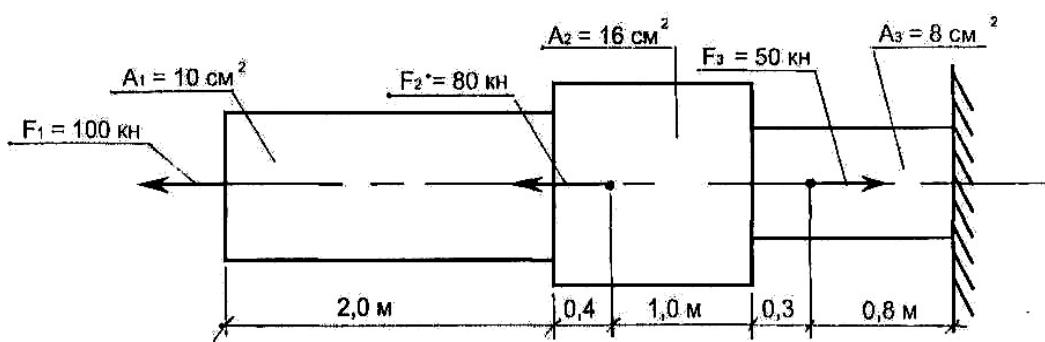
13

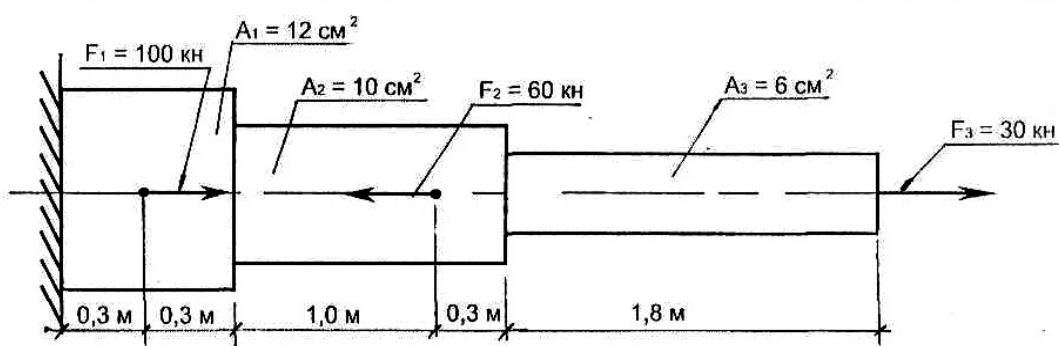
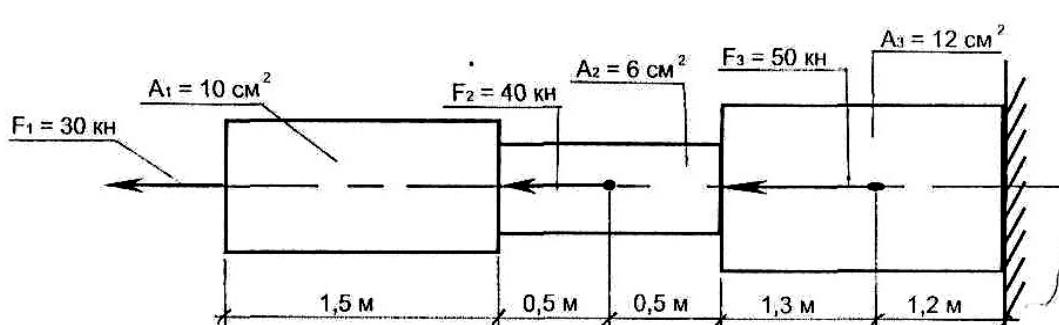
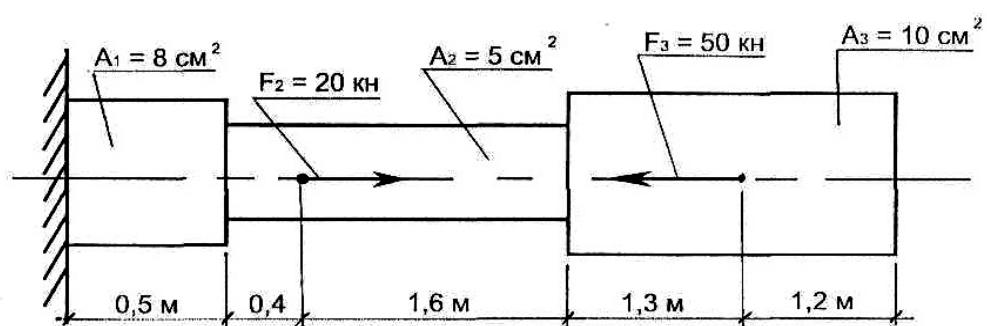
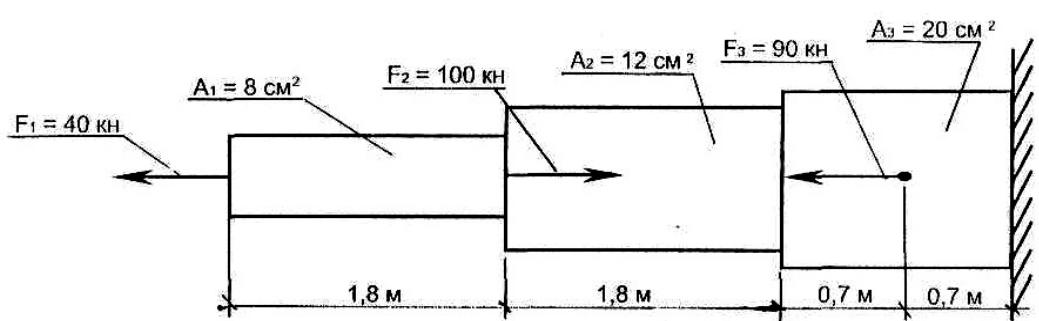
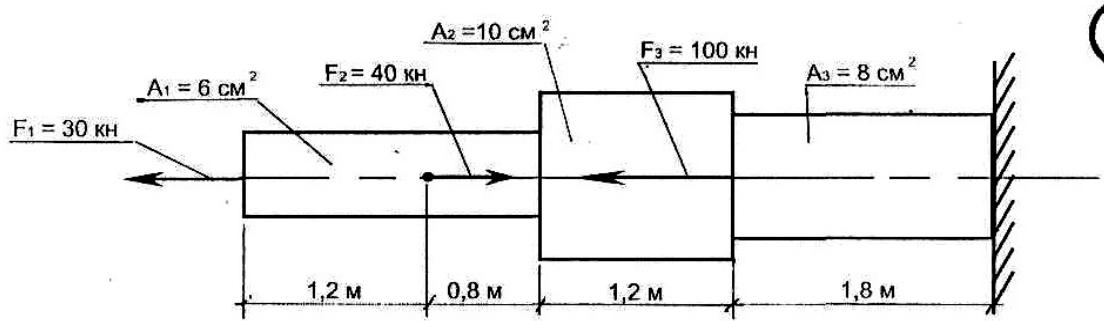


14

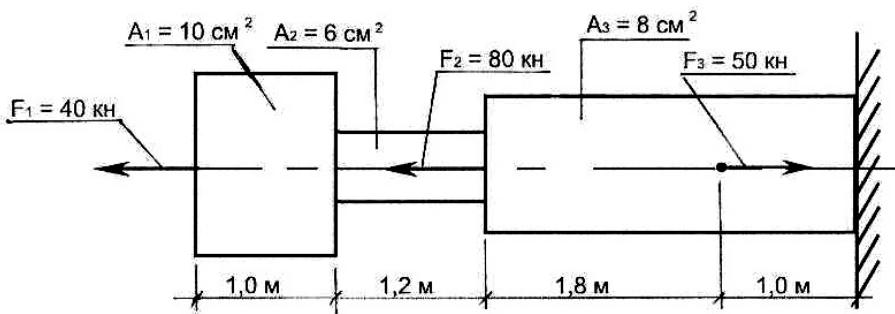


15

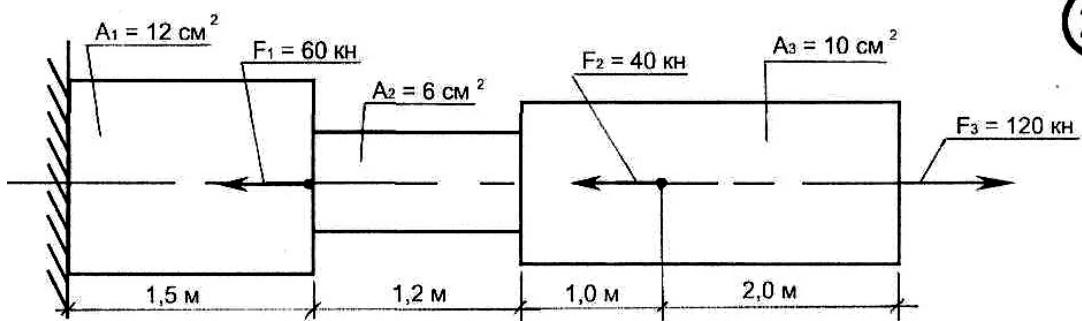




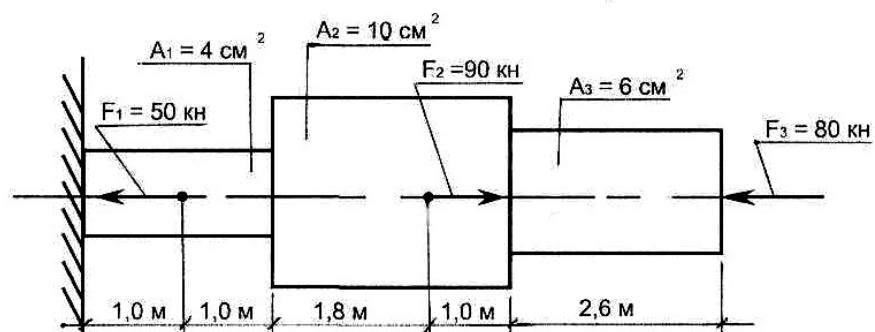
21



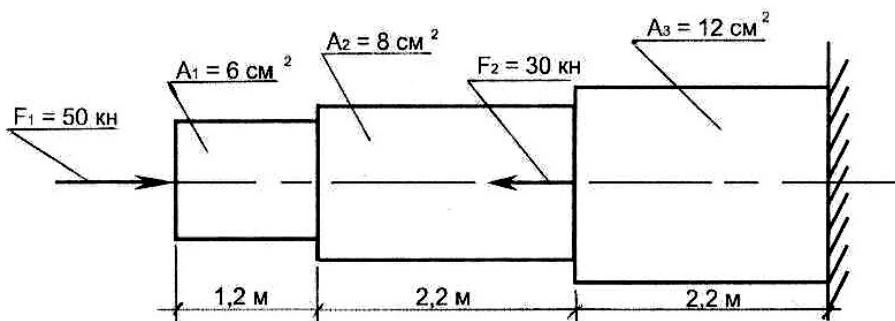
22



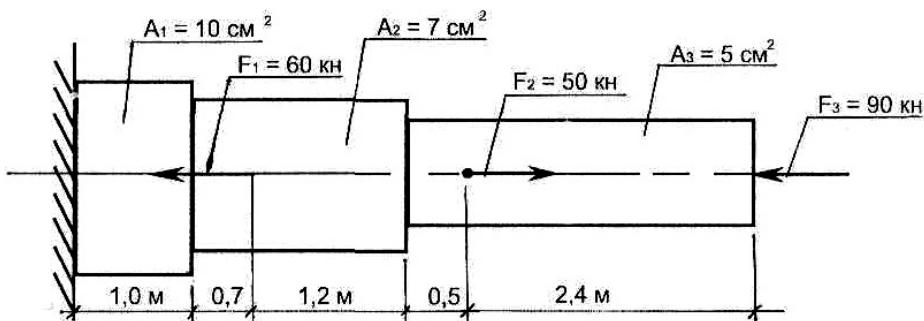
23



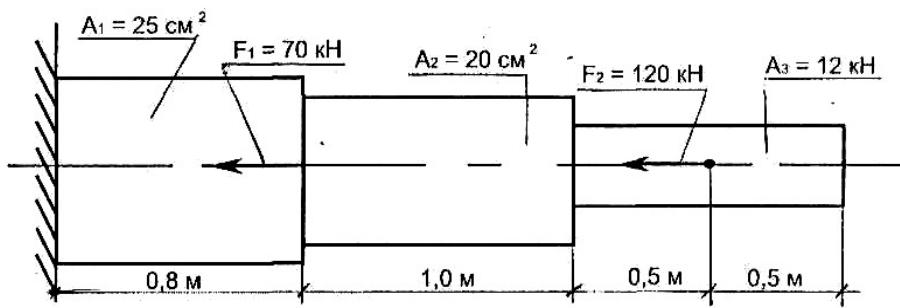
24



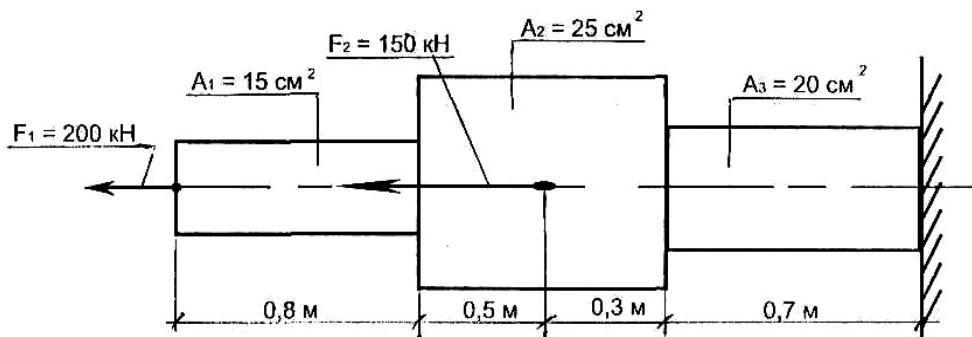
25



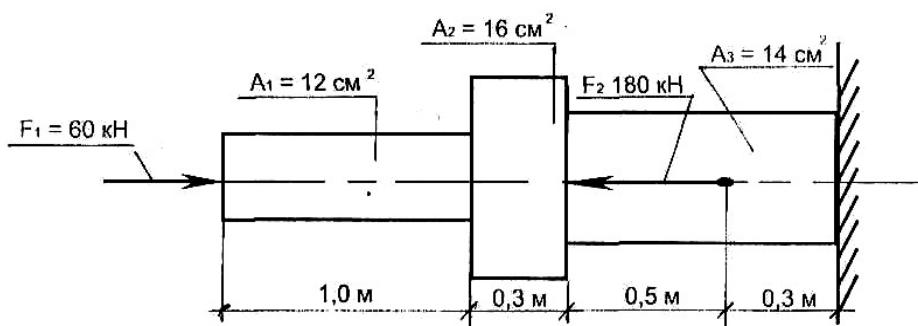
26



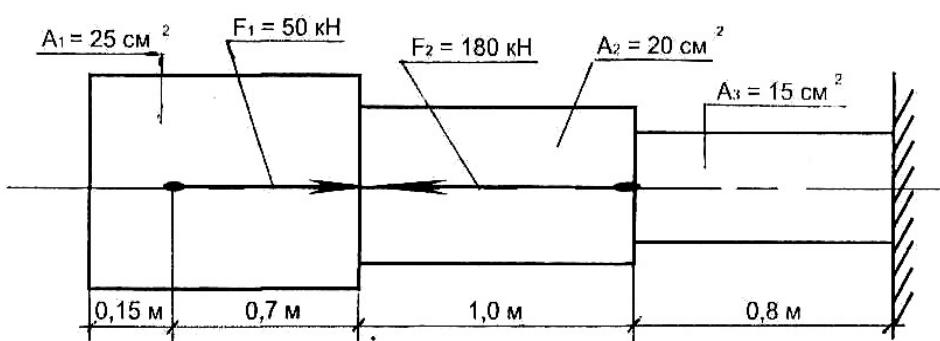
27



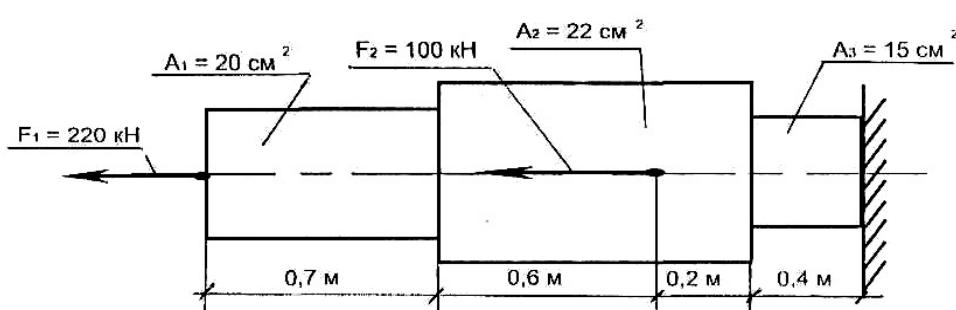
28



29



30



## Сопротивление материалов

### Тема: Расчет на прочность и жесткость при кручении круглого бруса Расчетно-графическая работа

Последовательность решения задачи

1. Изобразить на рисунке круглый брус с приложенными внешними скручающими моментами.
2. определить внешние скручающие моменты по формуле:  
 $(N \cdot m)$ , где

$P$  – мощность, ( $Bt$ )

$\omega$  – угловая скорость, ( $rad/s$ )

3. определить уравновешивающий момент, используя уравнение равновесия, так как при равномерном вращении вала алгебраическая сумма приложенных к нему внешних скручающих (вращающих) моментов равна нулю.

4. Пользуясь методом сечений. Вычислить по участкам крутящие моменты по длине вала. Крутящий момент в любом поперечном сечении численно равен алгебраической сумме внешних скручающих моментов, приложенных к валу справа или слева от сечения.

5. Построить эпюру крутящих моментов.

Эпюра крутящих моментов дает возможность определить опасное сечение в частности, если вал имеет постоянное поперечное сечение, то опасными будут сечения на участке, где возникает наибольший крутящий момент.

6. По наибольшему крутящему моменту, определить диаметр вала круглого или кольцевого сечения из условия прочности и жесткости.

Для кольцевого сечения вала принять соотношение диаметров

$$c=d/D, \text{ где}$$

$d$  – внутренний диаметр кольца;

$D$  – наружный диаметр кольца.

Условие прочности бруса при кручении заключается в том, что наибольшее возникающее в нем касательное напряжение не должно превышать допускаемое

из условия прочности

; где

$M_{zmax}$  – наибольший крутящий момент;

$W_p$  – полярный момент сопротивления при кручении;

$[\tau_k]$  – допускаемое касательное напряжение.

Необходимый по прочности диаметр вала

Сечение вала – кольцо

Необходимый по прочности наружный диаметр кольца

Условие жесткости бруса при кручении

Из условия жесткости

, где

$I_p$  – полярный момент инерции сечения,

$G$  – модуль упругости при сдвиге,

$[\phi]$  – допускаемый угол закручивания сечения.

;

Необходимый по жесткости диаметр вала:

Сечение вала кольцо

;

Необходимый по жесткости наружный диаметр кольца

7. Требуемый диаметр принимается по наибольшему значению из расчетных диаметров.

Окончательное значение диаметра округлить до ближайшего четного (или оканчивающегося на пять) числа.

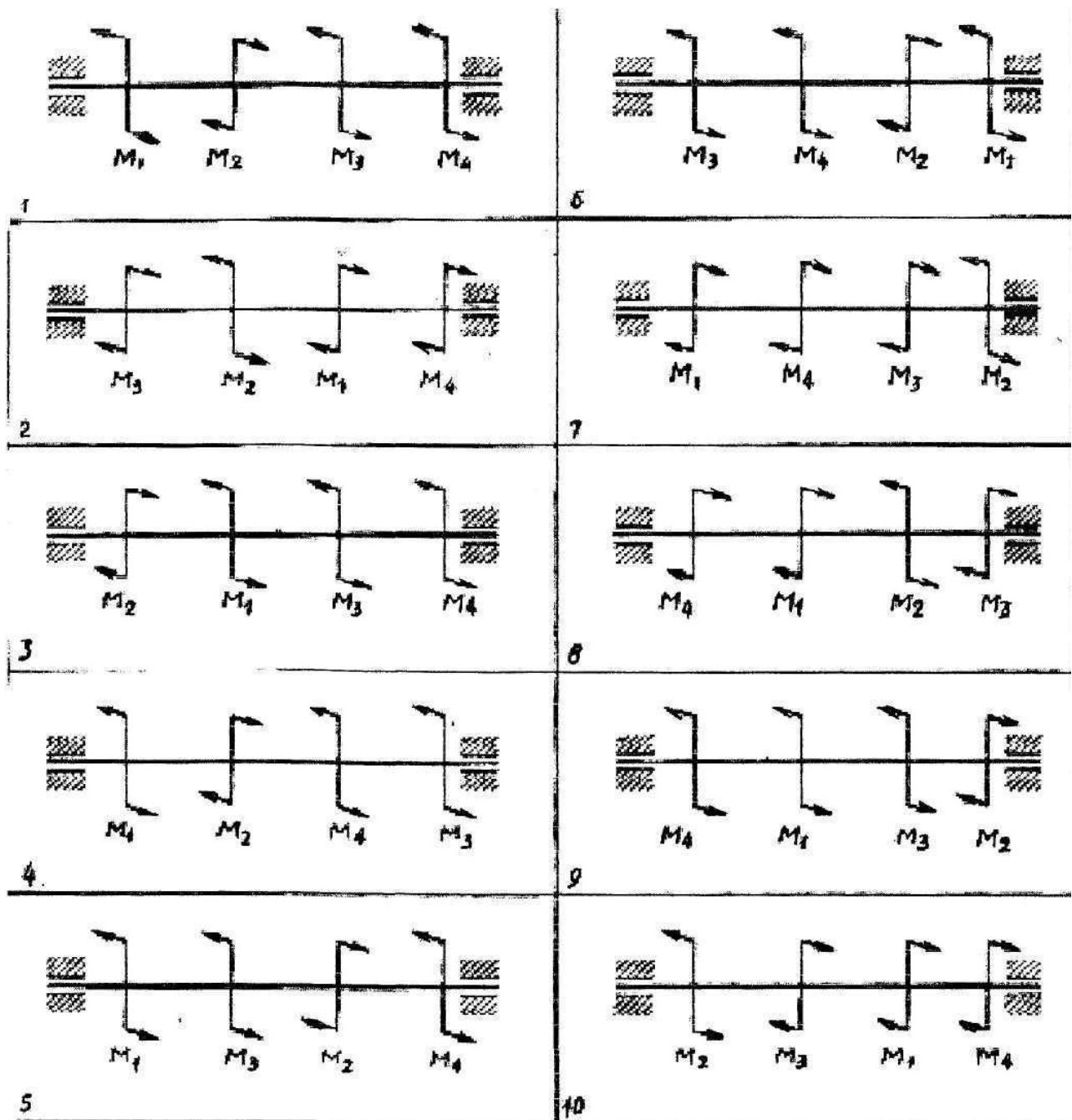
**Задание для расчетно-графической работы №6 :**

Для стального вала постоянного сечения по длине требуется определить требуемый диаметр вала из расчетов на прочность и жесткость. Задание выбрать согласно своего варианта.

Для нечетных вариантов сечение вала – круг, для четных вариантов сечение вала – кольцо  $d/D=c=0,7$

Номер варианта	Номер схемы	$P_1$	$P_2$	$P_3$	$\omega$ рад/с
		кВт			
1	1	150	100	50	45
2	3	50	40	30	28
3	4	110	85	50	30
4	5	40	120	20	20
5	6	60	150	80	55
6	7	20	35	100	25
7	8	70	150	95	40
8	9	52	100	60	32
9	10	80	95	75	25
10	1	75	40	15	20
11	2	120	30	30	20
12	4	70	45	30	18
13	5	55	85	20	25
14	6	45	100	60	30
15	7	80	100	150	50

Номер варианта	Номер схемы	$P_1$	$P_2$	$P_3$	$\omega$ рад/с
		кВт			
16	2	90	45	20	20
17	1	110	60	30	35
18	3	40	30	30	16
19	4	130	90	55	40
20	5	100	80	65	25
21	6	50	110	75	30
22	7	35	50	80	40
23	8	20	65	38	10
24	9	30	80	45	15
25	10	75	120	90	30
26	3	70	60	40	25
27	8	30	100	45	15
28	9	35	95	50	10
29	10	45	150	70	40
30	2	80	55	35	25



## Сопротивление материалов

### Тема: Изгиб.

#### Расчетно-графическая работа

#### Последовательность решения задачи.

1. Определяют опорные реакции балки.
2. Обозначают характерные сечения балки. Ими являются концевые сечения балки, опоры, точки приложения сосредоточенных сил и моментов, начало и конец распределенной нагрузки.
3. Строят эпюру поперечных сил  $Q$ . Для этого определяют значения поперечных сил в характерных сечениях. Поперечная сила в сечении балки равна сумме проекций всех сил, расположенных только слева или только справа от рассматриваемого сечения на ось, перпендикулярную оси элемента. Сила, расположенная слева от рассматриваемого сечения и направленная вверх, сообщает поперечной силе знак «плюс», а сила, направленная вниз, - знак «минус». Для правой части – наоборот.

В сечениях, соответствующих точкам приложения сосредоточенных сил, в том числе точкам приложения опорных реакций, необходимо определить два значения поперечной силы: чуть левее рассматриваемого сечения и чуть правее его. Поперечные силы в этих сечениях обозначаются соответственно  $Q^{\text{лев}}$  и  $Q^{\text{прав}}$ .

Найденные значения поперечных сил в характерных сечениях откладывают в некотором масштабе от нулевой линии. Концы отложенных ординат соединяют прямыми линиями, руководствуясь следующими правилами:

- a) если на участке балки нет нагрузки (распределенной), то под этим участком концы отложенных ординат соединяются прямой линией, параллельной нулевой линии;
- b) если на участке балки приложена распределенная нагрузка, то под этим участком концы отложенных ординат соединяются прямой, наклонной к нулевой линии. Она может пересекать или не пересекать нулевую линию.

Полученный график изменения поперечных сил по длине балки называется эпюрои  $Q$ .

4. Строят эпюру  $M$ . Для этого определяют изгибающие моменты в характерных сечениях. Изгибающий момент в рассматриваемом сечении балки равен сумме моментов всех сил (распределенных, сосредоточенных, в том числе и опорных реакций, а также внешних сосредоточенных моментов), расположенных только слева или только справа от этого сечения. Если любое из перечисленных силовых воздействий, приложенных к левой части, стремится повернуть любую часть балки по часовой стрелке, то они сообщают изгибающему моменту знак «плюс», а если против – знак «минус». Для правой части – наоборот. При положительном изгибающем моменте балка деформируется выпуклостью вниз, а при отрицательном – выпуклостью вверх.

В сечении, соответствующем точкам приложения сосредоточенных моментов, необходимо определить два значения изгибающего момента: чуть

левее рассматриваемого сечения  $M^{\text{лев}}$  и чуть правее его  $M^{\text{прав}}$ . В точках приложения сил определяется одно значение изгибающего момента.

Полученные значения откладывают в некотором масштабе от нулевой линии. Соединяют концы отложенных ординат, руководствуясь следующими правилами:

- а) если на участке балки нет нагрузки (распределенной), то под этим участком балки концы отложенных ординат соединяются прямой линией;
- б) если на участке балки приложена распределенная нагрузка, то под этим участком концы отложенных ординат соединяются по параболе. Парабола имеет выпуклость в сторону действия нагрузки (при действии нагрузки сверху вниз парабола обращена выпуклостью вниз). При этом если эпюра  $Q_y$  на рассматриваемом участке не пересекает нулевую линию то эпюра  $M_x$  (она является параболой) может быть построена по двум точкам, так как все значения изгибающих моментов в промежуточных сечениях находятся между значениями в характерных сечениях. Если эпюра  $Q_y$  пересекает нулевую линию, то под этим сечением эпюра  $M_x$  будет иметь экстремальное (максимальное или минимальное) значение или вершину параболы. Положение этого сечения находят по эпюре  $Q_y$  из подобия треугольников. Затем находят значение изгибающего момента в этом сечении и строят эпюру  $M_x$  на участке с распределенной нагрузкой по трем точкам. Соединив все полученные точки по указанным выше правилам, получают график изменения изгибающих моментов по длине балки. Этот график называется эпюной  $M_x$ .

Существует несколько способов проверки правильности построения эпюр. Наиболее простой способ заключается в том, что сумма моментов всех левых и всех правых сил, взятые отдельно, в любом сечении балки должны быть равны между собой.

Приведенный способ построения эпюр  $Q_y$  и  $M_x$  назовем способом построения по характерным сечениям. Он является частным случаем более общего способа, который называется способом построения эпюр по участкам. Порядок построения эпюр при этом способе следующий. Балку разбивают на участки. Границами участков являются характерные сечения. Для каждого участка записывается закон изменения усилий  $Q_y$  и  $M_x$  и определяются их величины при граничных значениях. По найденным усилиям строятся соответствующие эпюры.

5. Подбираем сечения балки согласно указанного варианта. Для этого используем условие прочности при изгибе по нормальным напряжениям

Где осевой момент сопротивления  $W_x$  является геометрической характеристикой прочности поперечного сечения, а  $M_{\max}$  – взятый по абсолютной величине максимальный изгибающий момент. Тогда проектировочная задача

Задание к расчетно-графической работе №7

Построить эпюры поперечных сил и изгибающих моментов для простых балок. Произвести подбор сечения. Схемы выбрать согласно своего варианта.

6

11

7

16

21

8

12

17

22

Сопротивление материалов

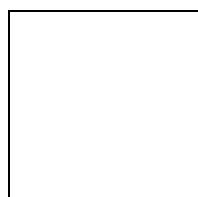
Тема 2.6 Сложное сопротивление

Расчетно-графическая работа

4 9

Последовательность решения задачи.

1. Изобразить расчетную схему.
2. Выписать исходные данные из таблицы.
3. Заменить действие опор подшипников силами реакций.
4. Определить вращающий момент.



5 10

; где

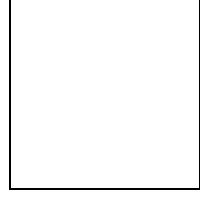
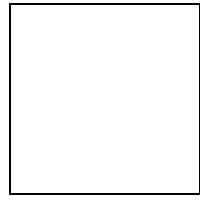
15  $M_{вр}$  - вращающий момент, Н•м

P – мощность, Вт

– угловая скорость, рад/с

24 5. Вычислить нагрузки, приложенные к валу:

- окружные силы



-радиальные силы  $F_{r1}=F_1 \cdot \operatorname{tg} \alpha$ .  $\alpha$ - стандартный угол зацепления  $\alpha=20^0$ ,  $\operatorname{tg} 20^0=0,364$ .

$$F_{r1}=0,364 \cdot F_1$$

$$F_{r2}=0,364 \cdot F_2$$

6. Определить реакции опор от радиального усилия
7. Определить реакции опор от окружного усилия
8. Определить в характерных сечениях значения изгибающих моментов  $M_x$  и  $M_y$ .
9. Вычислить полный изгибающий момент и определить в какой точке сечение является опасным.
10. Определить эквивалентный момент

#### Задание к расчетно-графической работе №8

Для стального вала постоянного поперечного сечения с двумя зубчатыми колесами, передающего мощность  $P$ , кВт, при угловой скорости  $\omega$ , рад/с. Определить вертикальные и горизонтальные составляющие реакции подшипников, построить эпюру крутящих моментов, построить эпюры изгибающих моментов в вертикальной и горизонтальной плоскостях,. Схему своего варианта см. на рис. и в таблице.

№ варианта	№ схемы (рис.12)	$P$ , кВт	$\omega$ , рад / с
01	1	10	40
02	2	15	35
03	3	10	30
04	4	12	24
06	6	20	45
07	7	25	30
08	8	28	42
09	9	12	38
10	10	40	70
11	1	20	50
12	2	10	50

13	3	15	45
14	4	20	36
15	5	6	24
16	6	19	38
17	7	22	28
18	8	27	35
19	9	23	18
20	10	25	42
21	1	12	48
22	2	20	60
23	3	25	40
24	4	7	21
25	5	3	15
26	6	18	26
27	7	30	24
28	8	24	28
29	9	16	20
30	10	35	40

Детали машин  
Тема: Расчет зубчатой передачи  
Расчетно-графическая работа

Последовательность решения задачи

1. Определяем передаточное число , округляем до стандартного.  
Номинальные передаточные числа цилиндрических редукторов общего назначения согласно СТ СЭВ 221-83, причем первый ряд предпочтительнее второго.

1-й ряд	1,0	1,25	1,6	2,0	2,5	3,15	4,0	5,0	6,3
2-й ряд	1,4	1,8	2,24	2,8	3,55	4,5	5,6	-	-

2. Выбираем материал.

Для изготовления шестерни и колеса первой группы, это колеса с твердостью  $H \leq 350 \text{ НВ}$ , зубья которых хорошо прирабатываются, рекомендуется изготавливать из средне или высоко углеродистых конструкционных сталей подверженных улучшению.

3. Определяем предел выносливости по контактным напряжениям:

$H_B$  – твердость по Бринеллю шестерни.

4. Определяем допускаемое контактное напряжение

$S_H = 1,1$  – требуемый запас прочности.

5. Определяем предел выносливости на изгиб

6. Определяем допускаемое напряжение изгиба

$S_F = 2$  – требуемый запас прочности на изгиб.

7. Определяем крутящий момент на быстроходном валу  
 $; \text{Н}\cdot\text{м}$

8. Определяем требуемое межосевое расстояние из условия контактной прочности  
(прямозубые колеса)  
(косозубые колеса)

и- передаточное отношение

$T_1$ -крутящий момент на быстроходном валу,  $\text{Н}\cdot\text{м}$

$k_{HB}$  – коэффициент неравномерности нагрузки  $k_{HB} = 1,02$

$\psi_{ba}$  коэффициент длины зуба (для прямозубых колес  $\psi_{ba} = 0,3$ ; для косозубых колес  $\psi_{ba} = 0,4$ )

$[\sigma_H]$ - допускаемое контактное напряжение.

Округляем  $a_o$  до стандартного значения по СТ СЭВ 229-75

Межосевое расстояние $a_o$ , мм										
1ряд	40	50	63	80	100	125	-	160	-	200
2ряд	-	-	-	-	-	-	140	-	180	-

1ряд	-	250	-	315	-	400	-	500	-	630
2ряд	225	-	280	-	355	-	450	-	560	-

Следует 1-й ряд предпочитать 2-му.

9. Определяем требуемый модуль зацепления:

$$m = (0,01 \div 0,02) \cdot a_0$$

Округляем до стандартного значения по СТ СЭВ 310-76

Модули, мм			
1 ряд	2 ряд	1 ряд	2 ряд
1	1,125	4	4,5
1,25	1,375	5	5,5
1,5	1,75	6	7
2	2,25	8	9
2,5	2,75	10	11
3	3,5	12	14

При назначении модулей 1-й ряд следует предпочитать 2-му.

10. Определяем суммарное число зубьев.

(прямозубые колеса)

(косозубые колеса)

11. Определяем число зубьев в шестерне:

12. определяем число зубьев колеса:

$$Z_2 = Z_{\Sigma} - Z_1$$

13. Определяем размеры колес:

- диаметр начальной окружности шестерни

$$d_1 = mZ_1 \text{ (прямозубые колеса)}$$

(косозубые колеса)

-диаметры окружностей выступов и впадин шестерни

;

- диаметры начальной окружности колеса

$$d_2 = mZ_2 \text{ (прямозубые колеса)}$$

(косозубые колеса)

- диаметры окружностей выступов и впадин колеса

;

- высота головки и ножки зуба

;

- полная высота зуба

;

- ширина колеса

(прямозубые колеса)

(косозубые колеса)

$\psi_{ba}$ - коэффициент длины зуба.

Для компенсации неточностей монтажа длины зуба шестерни принимаются несколько больше длины зуба колеса

$$b_1 = b_2 + 5$$

14. Уточняем межосевое расстояние

15. Определяем силы в зацеплении

- определяем окружную силу

;

H

- определяем радиальную силу

(прямозубые колеса)

$\alpha$ - угол зацепления  $\alpha=20^0$ ;  $\operatorname{tg} 20^0=0,364$

(косозубые колеса)

$\beta$ - угол наклона зуба ( $8^0$ - $20^0$ )

Определяем осевую силу  
(косозубые колеса)

16. Проводим сравнительную оценку прочности зубьев шестерни и колеса на изгиб  
и

где  $\gamma_{F1}$  и  $\gamma_{F2}$  - коэффициенты формы зуба в зависимости от количества зубьев

Z	17	20	25	30	40	50	60	и более
$\gamma_F$	4,26	4,09	3,9	3,8	3,7	3,66	3,62	3,6

Так как меньшее отношение получилось у шестерни, то и проверку необходимо вести для шестерни.

17. Напряжение изгиба в зубьях шестерни

$\gamma_{F1}$ - коэффициент формы зуба

$F_{t1}$ -окружная сила, Н

$k_{Fv}=1,4$  – коэффициент динамичности

$k_{F\beta}=1,4$  – коэффициент неравномерности нагрузки

m – модуль зацепления

$b_2$  – ширина колеса, мм

$[\sigma_F]$  - допускаемое напряжение изгиба.

Если  $\sigma_F < [\sigma_F]$  то зубья шестерни условию прочности на изгиб удовлетворяют. Межосевое расстояние определяется из условия контактной прочности и округляется в большую сторону, поэтому проверка на контактную прочность нецелесообразна.

Задание для расчетно-графической работы №9 :

Рассчитать прямозубую передачу одноступенчатого цилиндрического редуктора привода конвейера, выполнить прочностной расчет передачи по контактным напряжениям и определить параметры элементов зацепления. Исходные данные необходимые для решения своего варианта задачи, выбрать из таблицы:

№ варианта	Цилиндрический зубчатый редуктор		
	Мощность на ведущем валу, $P_1$ , кВт	Частота вращения ведущего вала, $n_1$ , мин <sup>-1</sup>	Частота вращения ведомого вала, $n_2$ , мин <sup>-1</sup>
1	0,8	930	310
2	0,8	930	232
3	1,0	950	380
4	1,0	930	465
5	1,1	930	330
6	1,5	1420	284
7	1,5	950	238
8	1,5	930	600
9	1,7	1420	226
10	1,7	930	640
11	2,2	720	228
12	2,2	950	235
13	2,2	1420	290
14	2,8	930	330
15	2,8	950	258

16	2,8	1420	226
17	3,0	720	28
18	3,0	960	480
19	3,0	1420	286
20	4,0	730	330
21	4,0	960	342
22	4,0	1450	460
23	4,5	950	526
24	5,5	725	580
25	5,5	730	456
26	5,	950	676
27	5,5	1450	580
28	7,0	980	544
29	7,0	1440	515
30	7,5	970	606
31	7,5	1460	462
32	10	980	398
33	10	1460	580

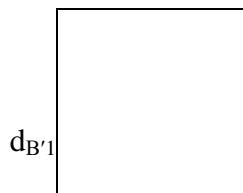
## Детали машин

Тема: Расчет быстроходного вала

Расчетно-графическая работа №10

Последовательность решения задачи

1. Определяем диаметр выходного конца вала из условия прочности при кручении  
 $M_{kp}=T_1$



$T_1$ -вращающий момент на быстроходном валу. Н·м  
 $[\tau_{kp}]=30\text{МПа}$  – допускаемое напряжение кручения.

Полученное значение  $d_{B'1}$  округляем до ближайшего стандартного числа по ГОСТ 6636-69, где предусмотрены следующие основные размеры: 16; 17; 18; 19; 20; 21; 22; 24; 25; 26; 28; 30; 32; 34; 36; 38; 40; 42; 45; 48; 50; 53; 56; 60; 63; 67; 71; 75; 80; 85; 90; 95; 100.

2. Диаметр вала под сальник подшипника

$$d_{C1} = d_{B'1} + (1 \div 3) \text{мм}$$

(1÷3)- буртик для упора полумуфты.

3. Диаметр вала под подшипник

$$d_{II1} = d_{B'1} + (3 \div 5) \text{мм}$$

4. Диаметр вала под шестерню

$$d_{B1} = d_{II1} + (5 \div 8) \text{мм}$$

5. Длина вала принимается

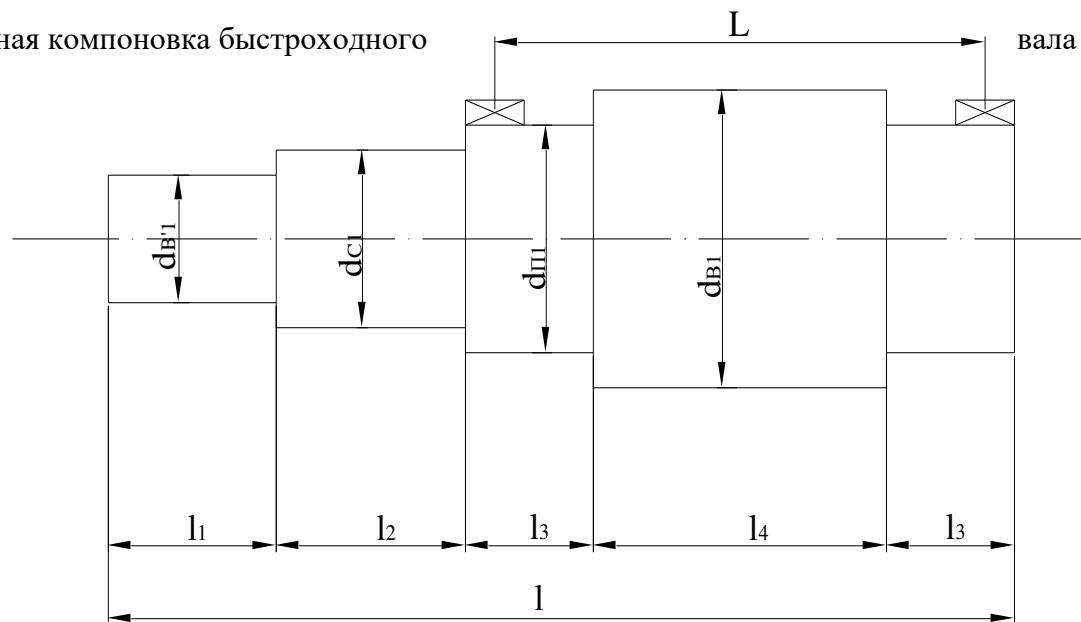
$$l_1 = 1,5 d_{B'1}$$

$$l_2 = 40 \div 45 \text{мм}$$

$$l_3 = D + (3 \div 5) \text{мм}, \text{ где } B - \text{ширина подшипника } B = (0,5 \div 1,3) d_{II1}$$

$$l_4 = b_1 + 20, \text{ где } b_1 - \text{ширина шестерни}$$

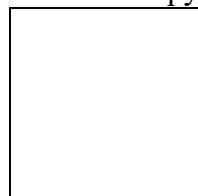
Эскизная компоновка быстроходного



$$\text{Длина вала } l = l_1 + l_2 + 2l_3 + l_4$$

$$L = l_3 + l_4$$

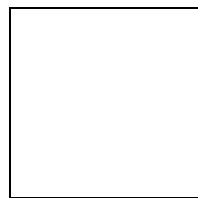
6. Выполняем расчетную схему вала. Строим эпюры крутящих и изгибающих моментов. Определяем изгибающие моменты от окружной силы  $F_{t1}$



от радиальной силы  $F_{r1}$



От осевой силы  $F_a$  (для косозубых колес)



7. Полный изгибающий момент

$$M_u = \boxed{\quad}$$

8. Эквивалентный момент

$$M_{экв} = \boxed{\quad}$$

9. Приведенное напряжение в опасном сечении

Задача.

Рассчитать быстроходный вал одноступенчатого цилиндрического редуктора привода конвейера. Быстроходный вал редуктора соединяется с электродвигателем с помощью муфты и передает врачающий момент через зубчатую передачу (ее расчет в предыдущей РГР) рабочему органу конвейера (ведущему барабану), соединенному с тихоходным валом муфтой.

Решение.

Данные для решения берем из расчетно-графической работы «Расчет зубчатой передачи».

1. Определяем диаметр выходного конца вала из условия прочности при кручении

$$d_{B'1} = \boxed{\quad}$$

где  $[\tau_{kp}] = 30 \text{ МПа}$  – допускаемое напряжение кручения.

Диаметр выходного конца вала округляем до ближайшего большего стандартного числа, принимаем  $d_{B'1} = 16 \text{ мм}$ .

2. Определяем диаметр вала под сальник подшипника

$$d_{C1} = d_{B'1} + 2 \text{ мм} = 16 + 2 = 18 \text{ мм}$$

где 2 мм – буртик для упора полумуфты.

3. Диаметр вала под подшипник

$$d_{\Pi 1} = d_{B'1} + 4 \text{мм} = 18 + 4 = 22 \text{мм.}$$

4. Определяем диаметр вала под шестерню

$$d_{B1} = d_{\Pi 1} + 6 \text{мм} = 22 + 6 = 28 \text{мм}$$

5. Определяем длину вала

$$l_1 = 1,5 \quad d_{B'1} = 1,5 \cdot 16 = 24 \text{мм}$$

$$l_2 = 40 \text{мм (конструктивно)}$$

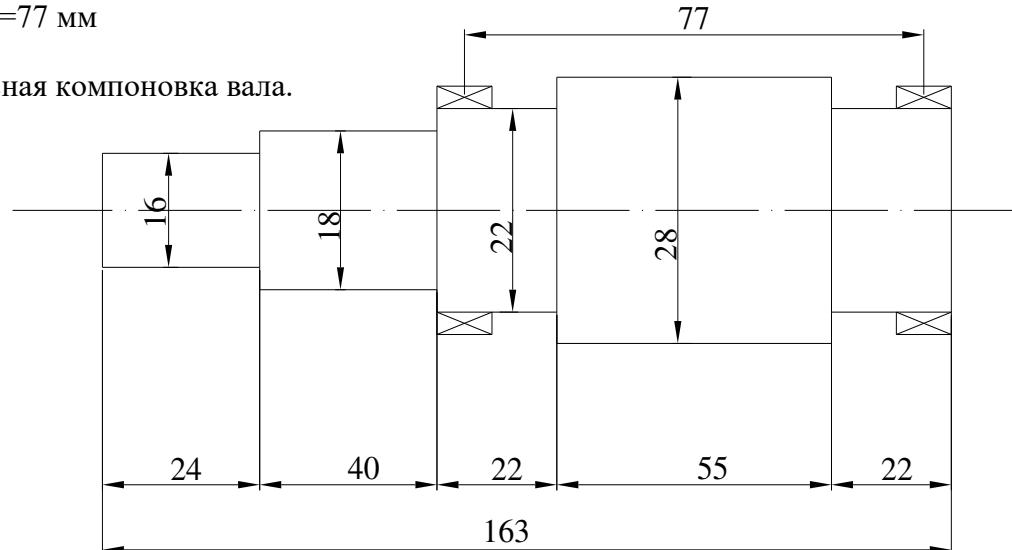
$$l_3 = B + 4 \text{мм} = 18 + 4 = 22 \text{мм, где } B - \text{ширина подшипника } B = 0,8 \cdot d_{\Pi 1} = 22 \text{мм} \cdot 0,8 = 18 \text{мм}$$

$$l_4 = b_1 + 20 = 35 + 20 = 55 \text{мм}$$

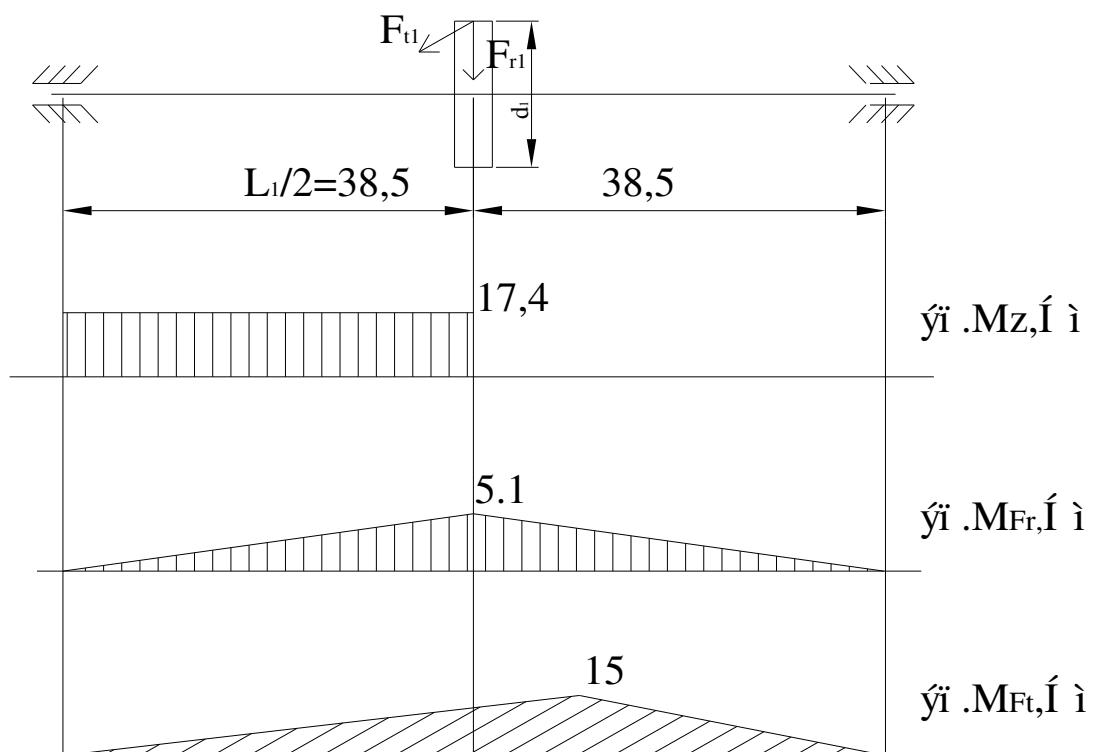
Длина вала  $l = 24 + 40 + 2 \cdot 22 + 55 = 163 \text{ мм}$

$$L = l_3 + l_4 = 22 + 55 = 77 \text{ мм}$$

Эскизная компоновка вала.



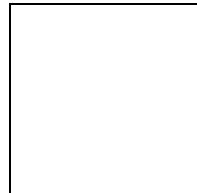
6. Выполняем расчетную схему вала.



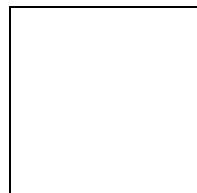
Определяем крутящий момент

$$M_Z = M_{kp} = T_1 = 17,4 \text{ Н}\cdot\text{м}$$

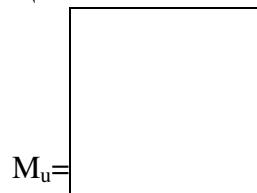
Определяем изгибающий момент от радиального усилия



Определяем изгибающий момент от окружного усилия

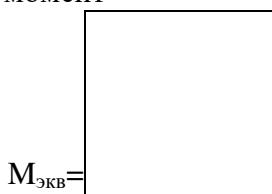


7. Определяем полный изгибающий момент



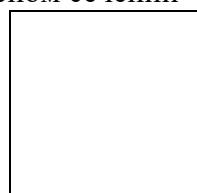
$$M_u =$$

8. Определяем эквивалентный момент

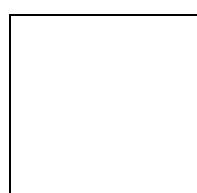


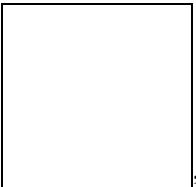
$$M_{экв} =$$

9. Определяем напряжение в опасном сечении



где  $[\sigma] = 80 \text{ МПа}$  – допускаемое напряжение для вала из углеродистой конструкционной стали Ст5.



Так как  , то вал условию прочности на совместное действие изгиба и кручения удовлетворяет.

Задание для расчетно-графической работы 10:

Рассчитать быстроходный вал одноступенчатого цилиндрического редуктора привода конвейера. Быстроходный вал редуктора соединяется с электродвигателем с помощью муфты и передает вращающий момент через зубчатую передачу рабочему органу конвейера, соединенному с тихоходным валом муфтой. Принять, что вал выполнен из углеродистой конструкционной стали Ст.5, для которой  $[\tau_{kp}]=30\text{МПа}$ ;  $[\sigma]=80\text{МПа}$ . Нагрузки на вал принять из расчетно-графической работы «Расчет зубчатой передачи».

## Требования к написанию творческой работы

Внеаудиторная самостоятельная работа по технической механике – спланированное, организованное и контролируемое мероприятие, выполняемое по разработанным заданиям преподавателя. Разрабатывая задания, была учтена профильная направленность изучения дисциплины, предельный объем заданий, оптимальные затраты времени на их выполнение, Типичные ошибки при выполнении различных видов работ, причины их возникновения и способы устранения, вариативность заданий, уровень обученности студентов, особенности и способность обучающихся.

1. Студенческая творческая работа – самостоятельное исследование по избранной теме, должно начинаться с обоснования выбранной темы и личного отношения к ним (привлекательность и актуальность темы)
2. Содержание работы должно сочетать как теоретически так и практический материал (важен подбор наглядного материала).
3. Работа должна быть аккуратно оформлена (напечатана на компьютере и размещена в папке).
4. Титульный лист должен быть составлен по образцу (он первый, но не нумеруется), приложение 1,2.
5. Все следующие страницы пронумерованы. Цифры ставят в середине верхнего поля страницы.
6. На второй странице должно быть напечатано содержание работы (план для доклада в простой форме: введение, основная часть, заключение, список литературы; примерный план для реферата: введение, глава 1, глава 2, ..., заключение, список литературы).
7. В конце работы следует включить отдельную страницу со списком использованной литературы, составленным в алфавитном порядке: Ф.И.О., автор, название книги (статьи), место и название издательства, год издания. При использовании Интернета следует указать название сайта.

## Требования к выполнению заданий по алгоритму

Студенту, выполняющему задания по алгоритму, необходимо:

- изучить краткие теоретические сведения по теме задания;
- прочитать источник литературы, соответствующий теме задания, указанный в перечне;
- изучить алгоритм по теме задания;
- изучить примеры выполнения типовых заданий;
- оформить выполненное задание в тетради для самостоятельных работ;
- запись должна содержать шифр задания, условие задания, решение, полный ответ, проверку (если необходимо), вывод (если необходимо);
- сдать работу преподавателю в соответствии с установленным сроком.

## Требования к выполнению презентаций

- Презентация не должна быть меньше десяти слайдов.
- Слайд должен содержать минимально возможное количество слов.
- Первый лист- это титульный лист, на котором должны быть представлены: название проекта, название выпускающей организации, ФИО автора, его место работы и должность.
- Следующим слайдом должно быть содержание, где представлены основные этапы урока-презентации.
- Для надписей и заголовков следует употреблять четкий крупный шрифт. Лаконичность – одно из исходных требований при разработке презентаций.
- Желательно присутствие на странице блоков с разнотипной информацией (текст, графики, диаграммы, таблицы, рисунки), дополняющей друг друга.
- Ключевые слова в информационном блоке необходимо выделить. Для выделения информации следует использовать жирный шрифт или курсив.
- Наиболее важная информация должна располагаться в центре слайда.
- Заливка фона, букв, линий предпочтительно спокойного цвета, не вызывающая раздражения и утомления глаз. Для фона и текста следует использовать контрастные цвета.
- Презентация должна быть выполнена в едином стиле.
- Следует избегать стилей, которые будут отвлекать внимание учащихся от презентации.
- Не стоит злоупотреблять различными анимационными эффектами, они не должны отвлекать внимание от содержания информации на слайде.
- Для обеспечения разнообразия следует использовать разные виды слайдов.

## Контроль результатов самостоятельной работы студентов

Обязанность контроля своевременности и качества выполнения аудиторной и внеаудиторной самостоятельной работы студентов – это соотношение достигнутых студентами результатов в ходе самостоятельной работы с запланированными умениями обучения. Основная цель состоит в выявлении достигнутых успехов студентами, в определении путей их совершенствования, углубления знаний, умений, с тем, чтобы создавались условия для последующего включения студентов в активную самостоятельную творческую деятельность. Эта цель, в первую очередь, связана с определением качества усвоения студентами учебного материала в рамках требований ФГОС СПО. Во-вторых, конкретизации основной цели контроля самостоятельной работы студентов связано с обучением студентов приемам взаимоконтроля и самоконтроля, формированием потребности в самоконтроле. В-третьих, эта цель предполагает воспитание у студентов таких качеств личности, как ответственность за выполнение порученной работы, проявление творческой инициативы.

В качестве форм и методов контроля используются:

- зачеты;
- контрольные работы;
- технические диктанты;
- защита докладов, рефератов;
- проверка умений и навыков пользования справочной литературой, стандартами, таблицами.

## Критерии оценки результатов самостоятельной внеаудиторной работы студентов

Содержание и направленность заданий для самостоятельной работы должны определяться на основе дифференцированного подхода способностям и возможностям студентов.

Условно студентов каждой учебной группы можно разделить на четыре подгруппы:

- первая подгруппа: студенты, обладающие глубокими знаниями, развитыми способностями, готовностью к самостоятельной работе, высоким темпом учебной деятельности. Их интересует действенный интерес к предмету, и, тем не менее, при выполнении самостоятельных работ они испытывают трудности из-за слабых навыков самопроверки, невнимательности при вычислениях.
- вторая подгруппа: студенты, отличающиеся старательностью и способностью, они хорошо знают изучаемый программный материал, легко справляются с однотипными заданиями, проявляют интерес к предмету, но в отличие от первой группы, эти студенты не обнаруживают творческого подхода при выполнении заданий. Они встречают затруднения из-за недостаточно сформированных обще учебных навыков, а также из-за неумения контролировать и проверять себя.
- третья подгруппа: студенты не глубоко знают теоретический материал, интерес к предмету у них не выражен. Затруднений при выполнении самостоятельной работы гораздо больше. Они слабо владеют обще-учебными умениями и навыками, не умеют применять знания, полученные при изучении других дисциплин.
- четвертая подгруппа: студенты плохо знают теоретический материал, у них отсутствуют навыки самостоятельной работы, поэтому с заданиями на начальном этапе они не справляются, так как не всегда понимают их суть.

Общие критерии оценки результатов самостоятельной работы студентов:

- уровень освоения студентами учебного материала;
- умения студента использовать теоретические знания при выполнении практических задач;
- сформированность обще-учебных умений;
- обоснованность и четкость изложения ответа;
- оформление материала в соответствии с требованиями.

## **Критерии оценки написания творческой работы:**

1. содержательность реферата (доклада), соответственно плану;
2. отражение основных положений, результатов работы автора, выводов;
3. ясность, лаконичность изложения мыслей студента;
4. наличие схем, графическое выделение особо значимой информации;
5. соответствие оформления требованиям;
6. грамотность изложения;
7. реферат (доклад) сдан в срок.

Оценка „ Зачтено “ ставится при условии выполнения всех семи пунктов критерия оценки написания творческой работы.

Оценка „ Условно зачтено “ ставится при условии выполнения 1-5 пунктов критерия оценки написания творческой работы.

Оценка „ Не зачтено “ ставится при условии не выполнения все семи пунктов критерия оценки написания творческой работы.

## **Критерии оценки выполнения заданий по алгоритму:**

1. соответствие работы выданному заданию;
2. полное аккуратное и правильное оформление работы в соответствии с требованиями;
3. наличие всех промежуточных выкладок;
4. наличие схем, графическое выделение особо значимой информации (если не необходимо);
5. наличие правильного ответа и проверки правильности выполнения;
6. грамотность изложения;
7. своевременная сдача работы.

Оценка „ Зачтено “ ставится при условии выполнения всех семи пунктов критерия оценки выполнения задания по алгоритму.

Оценка „ Условно зачтено “ ставится при условии выполнения 1-5 пунктов критерия оценки выполнения задания по алгоритму.

Оценка „ Не зачтено “ ставится при условии не выполнения все семи пунктов критерия оценки выполнения задания по алгоритму.

## Учебно-методическое и информационное обеспечение

### Основная литература:

1. Лукьянов, М. А. Техническая механика : учебник / М.А. Лукьянов, А.М. Лукьянов. — Москва : ИНФРА-М, 2022. — 486 с. — (Высшее образование: Специалитет). — DOI 10.12737/1078230. - ISBN 978-5-16-016027-6. - Текст : электронный. - URL: <https://znanium.com/catalog/product/1078230> (дата обращения: 07.04.2022). – Режим доступа: по подписке.

### Дополнительная литература:

1. Завистовский, В. Э. Техническая механика : учебное пособие / В.Э. Завистовский. — Москва : ИНФРА-М, 2021. — 376 с. — (Среднее профессиональное образование). - ISBN 978-5-16-015256-1. - Текст : электронный. - URL: <https://znanium.com/catalog/product/1190673> (дата обращения: 08.04.2022). – Режим доступа: по подписке.
2. Завистовский, В. Э. Техническая механика: детали машин : учебное пособие / В.Э. Завистовский. — Москва : ИНФРА-М, 2019. — 350 с. — (Высшее образование: Магистратура). —  
[www.dx.doi.org/10.12737/textbook\\_5d199463a99d77.06586963](http://www.dx.doi.org/10.12737/textbook_5d199463a99d77.06586963). - ISBN 978-5-16-015257-8. - Текст : электронный. - URL: <https://znanium.com/catalog/product/1020988> (дата обращения: 08.04.2022). – Режим доступа: по подписке..