

Раздел II. СОПРОТИВЛЕНИЕ МАТЕРИАЛОВ

Тема 2.2. Растяжение и сжатие

Занятие №1.

Учебные вопросы:

1. Напряжения и продольная деформация при растяжении и сжатии
2. Закон Гука при растяжении и сжатии
3. Поперечная деформация при растяжении и сжатии

1. Напряжения и продольная деформация при растяжении и сжатии

Растяжением или **сжатием** называется такой вид деформации, при котором в любом поперечном сечении бруса возникает только продольная сила. Брус с прямолинейной осью (прямые брус), работающие на растяжение или сжатие, часто называют **стержнями**.

Рассмотрим невесомый, защемленный левым концом прямой брус, вдоль оси которого действуют активные силы F и $2F$ (рис. 2.6). В дальнейшем все векторные величины будем обозначать их модулями.

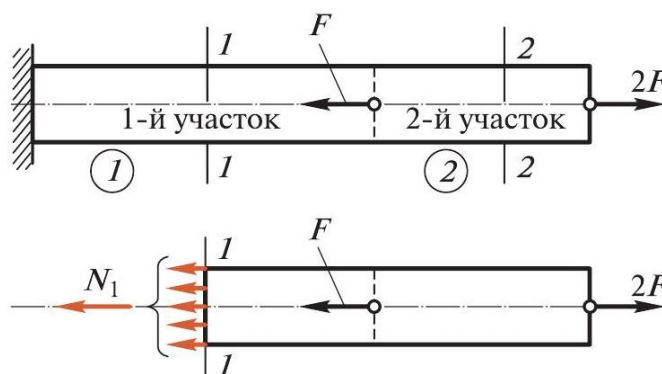


Рис. 2.6. Невесомый, защемленный левым концом прямой брус

Части бруса постоянного сечения, заключенные между поперечными плоскостями, в которых приложены активные или реактивные силы, будем называть **участками**. Изображенный на рис. 2.6 брус состоит из двух участков.

Применив метод сечений, определим продольные силы N_1 и N_2 на участках. Рассечем брус на первом участке поперечным сечением $1-1$. Во всех точках бруса будут действовать внутренние распределенные силы, равнодействующая которых определится из условия равновесия одной из частей бруса (например, правой от сечения): $\sum Z = 0$; $2F - F - N_1 = 0$, откуда $N_1 = 2F - F = F$.

Мы видим, что для равновесия оставленной части бруса в сечении $1-1$ необходимо приложить только силу N_1 , направленную вдоль оси, т. е. продольную силу.

Продольная сила есть равнодействующая внутренних нормальных сил, возникающих в поперечном сечении бруса. Нетрудно понять, что в сечении $2-2$ на втором участке продольная сила будет иметь другое значение: $N_2 = 2F$. Таким образом, продольная сила в поперечном сечении бруса численно равна алгебраической сумме внешних сил, расположенных по одну сторону сечения (имеется в виду, что все силы направлены вдоль оси бруса).

Очевидно, что в пределах одного участка продольная сила будет иметь постоянное значение. Следует помнить, что, рассматривая равновесие части бруса, расположенной не справа, а



слева от сечения, мы должны были ввести в уравнение равновесия реакцию защемленного конца, определенную путем рассмотрения равновесия всего бруса.

В дальнейшем растягивающие (направленные от сечения) продольные силы мы будем считать **положительными**, а сжимающие (направленные к сечению) — **отрицательными**.

Иначе говоря, если равнодействующая внешних сил, приложенных к левой части бруса, направлена влево, а приложенных к правой части — вправо, то продольная сила в данном сечении будет **положительной**, и наоборот.

При изучении ряда деформаций мы будем мысленно представлять себе брусья состоящими из бесчисленного количества волокон, параллельных оси, и предполагать, что при деформации растяжения и сжатия волокна **не надавливают друг на друга** (это предположение называется **гипотезой о ненадавливании волокон**).

Если изготовить прямой брус из резины (для большей наглядности), нанести на его поверхности сетку продольных и поперечных линий и подвергнуть брус деформации растяжения, то можно отметить следующее:

- 1) поперечные линии останутся в плоскостях, перпендикулярных оси, а расстояния между ними увеличатся;
- 2) продольные линии останутся прямыми, а расстояния между ними уменьшатся.

Из этого опыта можно сделать вывод, что при растяжении справедлива гипотеза плоских сечений и, следовательно, все волокна бруса удлинятся на одну и ту же величину.

Все сказанное выше позволяет сделать вывод, что при растяжении и сжатии в поперечных сечениях бруса возникают только **нормальные напряжения, равномерно распределенные по сечению** и определяемые по формуле

$$\sigma = \frac{N}{A},$$

где N — продольная сила,
 A — площадь поперечного сечения.

Очевидно, что при растяжении и сжатии форма сечения на напряжение не влияет.

В сечениях, близких к точкам приложения растягивающих или сжимающих сил, закон распределения напряжений по сечению будет более сложным, но, пользуясь принципом смягченных граничных условий, мы будем этими отклонениями пренебрегать и считать, что во всех сечениях бруса напряжения распределены равномерно и что в сечении, где к брусу приложена вдоль оси сосредоточенная сила, значения продольной силы и напряжений меняются скачкообразно.

Для наглядного изображения распределения вдоль оси бруса продольных сил и нормальных напряжений строят графики, называемые **эпюрами**, причем для нормальных напряжений применяется то же правило знаков, что и для продольных сил.

Перейдем к рассмотрению деформаций. Представим себе прямой брус постоянного поперечного сечения A , длиной l , жестко защемленный одним концом и нагруженный на другом конце растягивающей силой F (рис. 2.7). Под действием этой силы брус удлинится на некоторую величину Δl , которую назовем **абсолютным удлинением**. Отношение абсолютного удлинения Δl к первоначальной длине l назовем **относительным удлинением** и обозначим ε : $\varepsilon = \Delta l/l$.

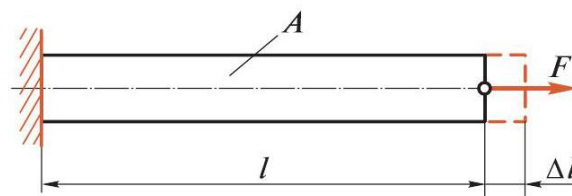


Рис. 2.7. Прямой брус жестко защемленный одним концом и нагруженный на другом конце растягивающей силой



Относительное удлинение ε — число отвлеченное, иногда его выражают в процентах:
 $\varepsilon = (\Delta l/l) \cdot 100$.

Вследствие деформации поперечные сечения бруса перемещаются в направлении оси. Взаимное перемещение двух сечений равно изменению длины части бруса, заключенной между этими сечениями.

2. Закон Гука при растяжении и сжатии

Напряжения и деформации при растяжении и сжатии связаны между собой зависимостью, которая называется законом Гука, по имени установившего этот закон английского физика Роберта Гука (1635—1703).

Закон Гука при растяжении и сжатии справедлив лишь в определенных пределах нагружения и формулируется так: **нормальное напряжение прямо пропорционально относительному удлинению или укорочению**.

Математически закон Гука можно записать в виде равенства:

$$\sigma = E\varepsilon.$$

Коэффициент пропорциональности E характеризует жесткость материала, т.е. его способность сопротивляться упругим деформациям растяжения или сжатия, и называется **модулем продольной упругости**, или **модулем упругости первого рода**.

Модуль упругости и напряжение имеют одинаковую размерность:

$$[E] = \frac{[\sigma]}{[\varepsilon]} = \text{Па}.$$

Значения E , МПа, для некоторых материалов:

Чугун.....	(1,50...1,60)
Сталь.....	(1,96...2,16)
Медь.....	(1,00...30)
Сплавы алюминия.....	(0,69...0,71)
Дерево (вдоль волокон).....	(0,10...0,16)
Текстолит.....	(0,06...0,10)
Капрон.....	(0,01...0,02)

Если в формулу закона Гука подставить выражения

$$\sigma = \frac{N}{A}; \quad \varepsilon = \frac{\Delta l}{l},$$

то получим

$$\Delta l = \frac{N \cdot l}{E \cdot A}.$$

Произведение EA , стоящее в знаменателе, называется **жесткостью сечения** при растяжении и сжатии; оно характеризует одновременно физико-механические свойства материала и геометрические размеры поперечного сечения бруса.

Эта формула читается так: **абсолютное удлинение или укорочение прямо пропорционально продольной силе, длине и обратно пропорционально жесткости сечения бруса**.



Приведенные формулы закона Гука применимы только для брусков или их участков постоянного поперечного сечения, изготовленных из одного материала и при постоянной продольной силе.

Для бруса, имеющего несколько участков, отличающихся материалом, размерами поперечного сечения, продольной силой, изменение длины всего бруса равно алгебраической сумме удлинений и укорочений отдельных участков:

$$\Delta l = \sum(\Delta l_i).$$

3. Поперечная деформация при растяжении и сжатии

Описанный опыт с резиновым бруском показывает, что поперечные размеры сечения при растяжении уменьшаются, а при сжатии увеличиваются. Это характерно для растяжения и сжатия всех материалов. Опытным путем установлено, что при одноосном растяжении или сжатии отношение относительных поперечной и продольной деформаций для данного материала — величина постоянная.

Впервые зависимость между относительной поперечной ε и относительной продольной ε' деформациями была установлена французским ученым С. Пуассоном (1781—1840). Эта зависимость имеет следующий вид:

$$|\varepsilon'| = \nu \cdot |\varepsilon|$$

где ν — коэффициент поперечной деформации, называемый **коэффициентом Пуассона**.

Нетрудно понять, что ν — величина безразмерная.

Коэффициент Пуассона, как и модуль упругости первого рода, зависит только от материала и характеризует его упругие свойства. При растяжении и сжатии коэффициент Пуассона полагают одинаковым.

Приведем значения ν для некоторых материалов:

Пробка	0,00
Чугун.....	0,23...0,27
Сталь	0,24...0,30
Медь.....	0,31...0,34
Латунь	0,32...0,42
Свинец	0,42
Каучук.....	0,47
Парафин.....	0,5