

Подобно напряжению, деформация характеризует состояние материала в точке и не связана с какой-либо длиной или формой тела. Если все точки деформированного тела в заданном направлении испытывают одинаковую деформацию, то деформация тела называется однородной. Если перемещение, а значит, и деформация по направлению какой-либо координатной оси отсутствует, то деформация называется плоской. Совокупность линейных и угловых деформаций в разных плоскостях, проходящих через данную точку, называется деформированным состоянием в точке.

### *Литература*

1. Подскребко М.Д. Сопротивление материалов: учебник / М. Д. Подскребко. – Минск: Выш. шк., 2007.

УДК 539.3

### **ПОТЕНЦИАЛЬНАЯ ЭНЕРГИЯ ДЕФОРМАЦИИ**

студент гр.10303113 Михтеев А.В.

*Научный руководитель – профессор Василевич Ю.В.*

Белорусский национальный технический университет  
Минск, Беларусь

Рассмотрим элементарный объемный материал в виде прямоугольного параллелепипеда, на гранях которого действуют напряжения  $\sigma_1$ ,  $\sigma_2$ ,  $\sigma_3$  (рис. 1). Длины ребер обозначим через  $dx$ ,  $dy$ ,  $dz$ . Потенциальная энергия деформации, накопленная в выделенном объеме при статическом нагружении, согласно закону сохранения энергии, будет численно равна сумме работ сил, действующих на гранях элемента. В результате деформаций  $\epsilon_x$ ,  $\epsilon_y$ ,  $\epsilon_z$  грани элемента получают перемещения в направлении осей: оси  $x$  - на величину  $\epsilon_x dx$ ; оси  $y$  - на величину  $\epsilon_y dy$ ; оси  $z$  - на величину  $\epsilon_z dz$  (см. рис 1, а, б, в).

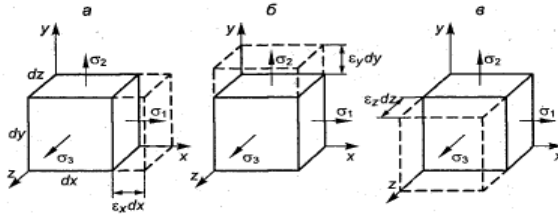


Рисунок 1.

Работа совершаемая нормальной силой  $\sigma_1 dydz$  на перемещение  $\epsilon_x dx$  вдоль оси  $x$ , равна

$$dW_x = \frac{1}{2} \sigma_1 dydz \epsilon_x dx. (1)$$

Аналогично получим выражения для работы нормальных сил, действующих вдоль  $y$  и  $z$ :

$$dW_y = \frac{1}{2} \sigma_2 dx dz \epsilon_y dy; (2)$$

$$dW_z = \frac{1}{2} \sigma_3 dx dy \epsilon_z dz. (3)$$

Потенциальную энергию деформации найдем, сложением выражения (1), (2), (3):

$$\begin{aligned} dW = dU &= \frac{1}{2} dx dy dz \cdot (\sigma_1 \epsilon_x + \sigma_2 \epsilon_y + \sigma_3 \epsilon_z) \\ &= \frac{1}{2} dV \cdot (\sigma_1 \epsilon_x + \sigma_2 \epsilon_y + \sigma_3 \epsilon_z). (4) \end{aligned}$$

Энергия, накопленная в единице объема, будет равна

$$u_0 = \frac{dU}{dV} = \frac{1}{2} (\sigma_1 \epsilon_x + \sigma_2 \epsilon_y + \sigma_3 \epsilon_z). (5)$$

Выражение деформации через напряжения по обобщенному закону Гука, найдем

$$\begin{aligned}
 u_0 &= \frac{1}{2} \left\{ \sigma_1 \frac{1}{E} [\sigma_1 - \mu(\sigma_2 + \sigma_3)] + \sigma_2 \frac{1}{E} [\sigma_2 - \mu(\sigma_3 + \sigma_1)] \right. \\
 &\quad \left. + \sigma_3 \frac{1}{E} [\sigma_3 - \mu(\sigma_1 + \sigma_2)] \right\} = \\
 &= \frac{1}{2E} \cdot |\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - 2\mu(\sigma_1\sigma_2 + \sigma_2\sigma_3 + \sigma_3\sigma_1)|. \quad (6)
 \end{aligned}$$

Потенциальную энергию, накопленную во всем объеме тела, получим, проинтегрировав выражение (4) по объему тела:

$$U = \int_V u_0 dV. \quad (7)$$

Разложим потенциальную энергию, накопленную в единице объема, на две составляющие - энергию изменения объема и энергию изменения формы:

Представим каждое из главных напряжений суммой двух величин:

$$\sigma_1 = \sigma_0 + \sigma'_1; \quad \sigma_2 = \sigma_0 + \sigma'_2; \quad \sigma_3 = \sigma_0 + \sigma'_3; \quad (9)$$

Тогда заданное напряженное состояние можно представить суммой двух напряженных состояний.

Первое слагаемое - всестороннее растяжение. При этом напряженном состоянии форма тела не изменяется, а изменяется только объем. Второе слагаемое является напряженным состоянием, дополняющим первое до заданного напряженного состояния.

Выберем величину  $\sigma_0$  так, чтобы во второй напряженном состоянии не происходило изменение объема, а изменялась только форма.

Согласно формуле, устанавливающей зависимость между объемной деформацией и напряжениями, действующими на гранях элемента, условие отсутствия изменения объема запишется в виде

$$\sigma'_1 + \sigma'_2 + \sigma'_3 = 0. (10)$$

Складывая выражения (9) и учитывая условие (10), найдем величину  $\sigma_0$ :

$$\sigma_0 = \frac{1}{3} \cdot (\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3). (11)$$

При этом значение  $\sigma_0$  система сил первого напряженного состояния не будет производить работу на перемещениях, вызванных силами второго напряженного состояния, и наоборот. Поставляя в (6) вместо главных напряжений значения  $\sigma_0$  из (11), получим выражения для энергии изменения объема:

Энергию изменения формы, или энергию формоизменения, найдем, вычитая из  $u_0$  значение

$$\begin{aligned} u_{0f} &= \frac{1}{2E} \cdot |\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - 2\mu(\sigma_1\sigma_2 + \sigma_2\sigma_3 + \sigma_3\sigma_1)| \\ &\quad - \frac{1-2\mu}{6E} (\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3)^2 = \\ &= \frac{1+\mu}{3E} [\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - (\sigma_1\sigma_2 + \sigma_2\sigma_3 + \sigma_3\sigma_1)]. (13) \end{aligned}$$

Рассматривая применение формул (6), (12), (13) для различных напряженных состояний.

### 1. Всестороннее растяжение или сжатие.

В этом случае  $\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma_3 = \sigma$ .

$$u_0 = \frac{3(1-2\mu)}{2E} \sigma; u_{0об} = \frac{3(1-2\mu)}{2E} \sigma; u_{0f} = 0.$$

### 2. Чистый сдвиг.

Имеет  $\sigma_1 = \sigma; \sigma_2 = 0; \sigma_3 = -\sigma$

$$u_0 = \frac{1+\mu}{3E} \sigma^2; u_{0об} = 0; u_{0f} = \frac{1+\mu}{3E} \sigma^2.$$

### 3. Растяжение или сжатие.

Для этого случая  $\sigma_1 = \sigma$ ;  $\sigma_2 = \sigma_3 = 0$ .

$$u_0 = \frac{\sigma^2}{2E}; u_{0об} = \frac{1 - 2\mu}{6E} \sigma^2; u_{0f} = \frac{1 + \mu}{3E} \sigma^2.$$

Из выражений (6), (12), (13), следует, что полная удельная потенциальная энергия деформации, а также потенциальные энергии изменения объема и формы, пропорциональны квадратам нормальных напряжений, т.е. они всегда положительны.

#### *Литература*

1. Соппротивление материалов : учебник / М. Д. Подскребко. - Минск: Выш. шк., 2007.

УДК 539.3

#### **ИСПЫТАНИЯ МАТЕРИАЛОВ НА РАСТЯЖЕНИЕ**

студент гр. 10303113 Пермин К.А

*Научный руководитель – профессор Василевич Ю. В.*

Белорусский национальный технический университет

Минск, Беларусь

При расчетах деталей машин и элементов инженерных сооружений конструктор должен располагать числовыми величинами механических характеристик материала. Для этого материал подвергают различным видам испытаний. Основным видом, позволяющий получить наиболее важные характеристики свойств материала, является *испытания на растяжение*.

Статические испытания отличаются плавным, относительно медленным изменением нагрузки и малой скоростью деформации образца. Образцы для испытаний имеют утолщенные части (головки) для закрепления в захватах специальных испытательных машинах. Конические участки создают плавный переход от головок к рабочей части и обеспечивают в ней равномерное распределение напряжений. Длина рабочей части образца берется обычно в 15 раз