

# ГЛАВА I

## ОСНОВНЫЕ УРАВНЕНИЯ ТЕОРИИ УПРУГОСТИ

### § 1. Тензор деформации

Механика твердых тел, рассматриваемых как сплошные среды, составляет содержание *теории упругости*<sup>1)</sup>.

Под влиянием приложенных сил твердые тела в той или иной степени деформируются, т. е. меняют свою форму и объем. Для математического описания деформации тела поступают следующим образом. Положение каждой точки тела определяется ее радиус-вектором  $\mathbf{r}$  (с компонентами  $x_1 = x$ ,  $x_2 = y$ ,  $x_3 = z$ ) в некоторой системе координат. При деформировании тела все его точки, вообще говоря, смещаются. Рассмотрим какую-нибудь определенную точку тела; если ее радиус-вектор до деформирования был  $\mathbf{r}$ , то в деформированном теле он будет иметь некоторое другое значение  $\mathbf{r}'$  (с компонентами  $x'_i$ ). Смещение точки тела при деформировании изобразится тогда вектором  $\mathbf{r}' - \mathbf{r}$ , который мы обозначим посредством  $\mathbf{u}$ :

$$u_i = x'_i - x_i. \quad (1,1)$$

Вектор  $\mathbf{u}$  называют *вектором деформации* (или *вектором смещения*). Координаты  $x'_i$  смещенной точки являются, конечно, функциями от координат  $x_i$  той же точки до ее смещения. Поэтому и вектор деформации является функцией координат  $x_i$ . Задание вектора  $\mathbf{u}$  как функции от  $x_i$  полностью определяет деформацию тела.

При деформировании тела меняются расстояния между его точками. Рассмотрим какие-нибудь две бесконечно близкие точки. Если радиус-вектор между ними до деформирования был  $dx_i$ , то в деформированном теле радиус-вектор между теми же двумя точками будет  $dx'_i = dx_i + du_i$ . Само расстояние между точками было равно до деформирования

$$dl = \sqrt{dx_1^2 + dx_2^2 + dx_3^2},$$

а после деформирования

$$dl' = \sqrt{dx'_1{}^2 + dx'_2{}^2 + dx'_3{}^2}.$$

<sup>1)</sup> Основные уравнения теории упругости были установлены *Коши* и *Пуассоном* в 20-х годах XIX века.

Согласно общему правилу написания сумм можно записать:

$$dl^2 = dx_i^2, \quad dl'^2 = dx_i'^2 = (dx_i + du_i)^2.$$

Подставив  $du_i = \frac{\partial u_i}{\partial x_k} dx_k$ , переписываем  $dl'^2$  в виде

$$dl'^2 = dl^2 + 2 \frac{\partial u_i}{\partial x_k} dx_i dx_k + \frac{\partial u_i}{\partial x_k} \frac{\partial u_i}{\partial x_l} dx_k dx_l.$$

Поскольку во втором члене оба индекса  $i$  и  $k$  являются немыми, их можно переставить и соответственно записать этот член в явно симметричном виде

$$\left( \frac{\partial u_i}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k}{\partial x_i} \right) dx_i dx_k.$$

В третьем же члене поменяем местами индексы  $i$  и  $l$ . Тогда мы получим окончательно  $dl'^2$  в виде

$$dl'^2 = dl^2 + 2u_{ik} dx_i dx_k, \quad (1.2)$$

где

$$u_{ik} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k}{\partial x_i} + \frac{\partial u_i}{\partial x_l} \frac{\partial u_l}{\partial x_k} \right). \quad (1.3)$$

Этими выражениями определяется изменение элемента длины при деформировании тела. Тензор  $u_{ik}$  называют *тензором деформации*; по своему определению он симметричен:

$$u_{ik} = u_{ki}. \quad (1.4)$$

Как и всякий симметричный тензор, можно привести тензор  $u_{ik}$  в каждой данной точке к главным осям. Это значит, что в каждой данной точке можно выбрать такую систему координат — главные оси тензора, — в которой из всех компонент  $u_{ik}$  отличны от нуля только диагональные компоненты  $u_{11}, u_{22}, u_{33}$ . Эти компоненты — главные значения тензора деформации — обозначим посредством  $u^{(1)}, u^{(2)}, u^{(3)}$ . Надо, конечно, помнить, что если тензор  $u_{ik}$  приведен к главным осям в некоторой точке тела, то он, вообще говоря, недиагонален во всех других точках.

Если тензор деформации приведен в данной точке к главным осям, то в окружающем ее элементе объема элемент длины (1.2) приобретает вид

$$\begin{aligned} dl'^2 &= (\delta_{ik} + 2u_{ik}) dx_i dx_k = \\ &= (1 + 2u^{(1)}) dx_1^2 + (1 + 2u^{(2)}) dx_2^2 + (1 + 2u^{(3)}) dx_3^2. \end{aligned}$$

Мы видим, что это выражение распадается на три независимых члена. Это значит, что в каждом элементе объема тела деформацию можно рассматривать как совокупность трех независимых деформаций по трем взаимно перпендикулярным направлениям — главным осям тензора деформации. Каждая из этих деформаций

представляет собой простое растяжение (или сжатие) вдоль соответствующего направления: длина  $dx_1'$  вдоль первой из главных осей превращается в длину

$$dx_1' = \sqrt{1 + 2u^{(1)}} dx_1$$

и аналогично для двух других осей. Величины

$$\sqrt{1 + 2u^{(i)}} - 1$$

представляют собой, следовательно, относительные удлинения  $(dx_i' - dx_i)/dx_i$  вдоль этих осей.

Практически почти во всех случаях деформирования тел деформации оказываются малыми. Это значит, что изменение любого расстояния в теле оказывается малым по сравнению с самим расстоянием. Другими словами, относительные удлинения малы по сравнению с единицей. Ниже мы будем рассматривать все деформации как малые.

Если тело подвергается малой деформации, то все компоненты тензора деформации, определяющего, как мы видели, относительные изменения длин в теле, являются малыми. Что же касается вектора деформации, то он может быть в некоторых случаях большим даже при малых деформациях. Рассмотрим, например, длинный тонкий стержень. Даже при сильном изгибе, когда его концы значительно переместятся в пространстве, растяжения и сжатия внутри самого стержня будут незначительными.

За исключением таких особых случаев<sup>1)</sup>, при малых деформациях является малым также и вектор деформации. Действительно, никакое «трехмерное» тело (т. е. тело, размеры которого не специально малы ни в каком направлении) не может быть, очевидно, деформировано так, чтобы отдельные его части сильно переместились в пространстве, без возникновения в теле сильных растяжений и сжатий.

Тонкие стержни будут нами рассмотрены отдельно в главе II. В остальных же случаях, следовательно, при малых деформациях смещения  $u_i$ , а с ними и их производные по координатам, малы. Поэтому в общем выражении (1,3) можно пренебречь последним членом как малой величиной второго порядка. Таким образом, в случае малых деформаций тензор деформации определяется выражением

$$u_{ih} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_h} + \frac{\partial u_h}{\partial x_i} \right). \quad (1,5)$$

<sup>1)</sup> Кроме деформаций тонких стержней сюда относятся изгибы тонких пластинок в цилиндрическую поверхность. Следует исключить также случай, когда «трехмерное» тело наряду с деформацией поворачивается как целое вокруг некоторой оси на конечный угол.

Относительные удлинения элементов длины вдоль направлений главных осей тензора деформации (в данной точке) равны теперь с точностью до величин высших порядков

$$\sqrt{1 + 2u^{(i)}} - 1 \approx u^{(i)},$$

т. е. непосредственно главным значениям тензора  $u_{ik}$ .

Рассмотрим какой-нибудь бесконечно малый элемент объема  $dV$  и определим его величину  $dV'$  после деформирования тела. Для этого выберем в качестве осей координат главные оси тензора деформации в рассматриваемой точке. Тогда элементы длины  $dx_1$ ,  $dx_2$ ,  $dx_3$  вдоль этих осей после деформирования перейдут в  $dx'_1 = (1 + u^{(1)}) dx_1$  и т. д. Объем  $dV$  есть произведение  $dx_1 dx_2 dx_3$ , объем же  $dV'$  равен  $dx'_1 dx'_2 dx'_3$ . Таким образом,

$$dV' = dV (1 + u^{(1)}) (1 + u^{(2)}) (1 + u^{(3)}).$$

Пренебрегая величинами высших порядков малости, находим отсюда

$$dV' = dV (1 + u^{(1)} + u^{(2)} + u^{(3)}).$$

Но сумма  $u^{(1)} + u^{(2)} + u^{(3)}$  главных значений тензора есть, как известно, его инвариант и равна в любой системе координат сумме диагональных компонент  $u_{ii} = u_{11} + u_{22} + u_{33}$ .

Таким образом,

$$dV' = dV (1 + u_{ii}). \quad (1,6)$$

Мы видим, что сумма диагональных компонент тензора деформации дает относительное изменение объема  $(dV' - dV)/dV$ .

Часто бывает удобным пользоваться компонентами тензора деформации не в декартовых, а в сферических или цилиндрических координатах. Приведем здесь для справок соответствующие формулы, выражающие эти компоненты через производные от компонент вектора смещения в тех же координатах. В сферических координатах  $r, \theta, \varphi$  имеем

$$\begin{aligned} u_{rr} &= \frac{\partial u_r}{\partial r}, \quad u_{\theta\theta} = \frac{1}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{u_r}{r}, \\ u_{\varphi\varphi} &= \frac{1}{r \sin \theta} \frac{\partial u_\varphi}{\partial \varphi} + \frac{u_\theta}{r} \operatorname{ctg} \theta + \frac{u_r}{r}, \\ 2u_{\theta\varphi} &= \frac{1}{r} \left( \frac{\partial u_\varphi}{\partial \theta} - u_\theta \operatorname{ctg} \theta \right) + \frac{1}{r \sin \theta} \frac{\partial u_\theta}{\partial \varphi}, \\ 2u_{r\theta} &= \frac{\partial u_\theta}{\partial r} - \frac{u_\theta}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_r}{\partial \theta}, \\ 2u_{\varphi r} &= \frac{1}{r \sin \theta} \frac{\partial u_r}{\partial \varphi} + \frac{\partial u_\varphi}{\partial r} - \frac{u_\varphi}{r}. \end{aligned} \quad (1,7)$$

В цилиндрических координатах  $r$ ,  $\varphi$ ,  $z$

$$\begin{aligned} u_{rr} &= \frac{\partial u_r}{\partial r}, \quad u_{\varphi\varphi} = \frac{1}{r} \frac{\partial u_\varphi}{\partial \varphi} + \frac{u_r}{r}, \quad u_{zz} = \frac{\partial u_z}{\partial z}, \\ 2u_{\varphi z} &= \frac{1}{r} \frac{\partial u_z}{\partial \varphi} + \frac{\partial u_\varphi}{\partial z}, \quad 2u_{rz} = \frac{\partial u_r}{\partial z} + \frac{\partial u_z}{\partial r}, \\ 2u_{r\varphi} &= \frac{\partial u_\varphi}{\partial r} - \frac{u_\varphi}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_r}{\partial \varphi}. \end{aligned} \quad (1,8)$$

## § 2. Тензор напряжений

В недеформированном теле расположение молекул соответствует состоянию его теплового равновесия. При этом все его части находятся друг с другом и в механическом равновесии. Это значит, что если выделить внутри тела какой-нибудь объем, то равнодействующая всех сил, действующих на этот объем со стороны других частей, равна нулю.

При деформировании же расположение молекул меняется и тело выводится из состояния равновесия, в котором оно находилось первоначально. В результате в нем возникают силы, стремящиеся вернуть тело в состояние равновесия. Эти возникающие при деформировании внутренние силы называются *внутренними напряжениями*. Если тело не деформировано, то внутренние напряжения в нем отсутствуют.

Внутренние напряжения обусловливаются молекулярными силами, т. е. силами взаимодействия молекул тела друг с другом. Весьма существенным для теории упругости является то обстоятельство, что молекулярные силы обладают очень незначительным радиусом действия. Их влияние простирается вокруг создающей их частицы лишь на расстояниях порядка межмолекулярных. Но в теории упругости, как в макроскопической теории, рассматриваются только расстояния, большие по сравнению с межмолекулярными. Поэтому «радиус действия» молекулярных сил в теории упругости должен считаться равным нулю. Можно сказать, что силы, обусловливающие внутренние напряжения, являются в теории упругости силами «близкодействующими», передающими от каждой точки только к ближайшим с нею. Отсюда следует, что силы, оказываемые на какую-нибудь часть тела со стороны окружающих ее частей, действуют только непосредственно через поверхность этой части.

Здесь необходима следующая оговорка: сделанное утверждение несправедливо в тех случаях, когда деформирование тела сопровождается появлением в нем макроскопических электрических полей; такие (так называемые пиро- и пьезоэлектрические) тела рассматриваются в томе VIII этого курса.