

线弹性力学模型-3月12日

1 弹性力学基本假定

1. 连续性假设

所有物理量均为物体所占空间的连续函数。

2. 均匀性假设 假设弹性物体是由同一类型的均匀材料组成的，物体各个部分的物理性质都是相同的。

3. 各向同性假设

假定物体在各个不同的方向上具有相同的物理性质，物体的弹性常数不随坐标方向变化。

4. 完全弹性假设

应力和应变之间存在一一对应关系，与时间及变形历史无关，满足虎克定律。

5. 小变形假设

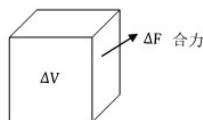
在弹性体的平衡问题讨论时，不考虑因变形所引起的几何尺寸变化，使用物体变形前的几何尺寸来替代变形后的尺寸。略去位移，应变和应力分量的高阶小量，使基本方程成为线性的偏微分方程。

2 弹性体的应力

2.1 分布力

单位体力（分布在物体内部所有质点上的力）

$$F_b = \lim_{\Delta V \rightarrow 0} \frac{\Delta F}{\Delta V}$$



单位面力（作用在物体表面上的力）

$$F_s = \lim_{\Delta S \rightarrow 0} \frac{\Delta F}{\Delta S}$$

2.2 集中力

集中力： ΔV 或 ΔS 很小，但力很大。

2.3 应力

应力是单位面力，是内力的平均，包括

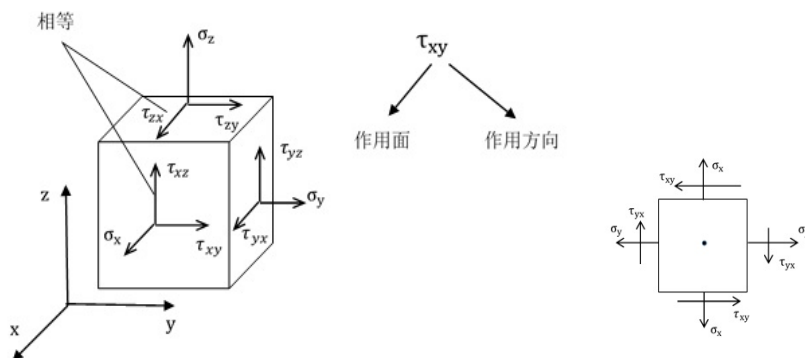
- 正应力： $\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z$.
- 剪应力分量6个： $\tau_{xy}, \tau_{xz}, \tau_{yx}, \tau_{yz}, \tau_{zx}, \tau_{zy}$

根据力矩平衡(参见下图右示意图，具体推导可参见弹性力学相关书籍)可以得到剪应力互等定理：

$$\tau_{xy} = \tau_{yx}$$

$$\tau_{yz} = \tau_{zy}$$

$$\tau_{zx} = \tau_{xz}$$



正应力和剪应力作为一个整体称为应力张量，写成

$$\sigma = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{yx} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{zx} & \tau_{zy} & \sigma_z \end{pmatrix}$$

2.4 平衡方程

应力和体力满足如下平衡微分方程

$$\begin{aligned}\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} + X &= 0 \\ \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} + Y &= 0 \\ \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_z}{\partial z} + Z &= 0\end{aligned}$$

3 弹性体的变形

3.1 应变

设 u, v, w 分别表示弹性体沿坐标轴 x, y, z 的位移分量。

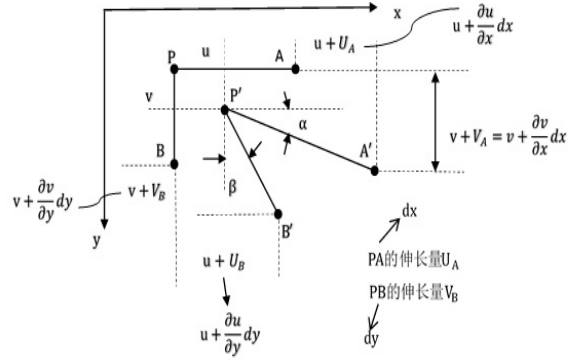
正应变（描述伸长）

$$\epsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x}, \epsilon_y = \frac{\partial v}{\partial y}, \epsilon_z = \frac{\partial w}{\partial z}$$

剪应变（描述夹角变化）

$$\gamma_{xy} = \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y}, \gamma_{yz} = \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}, \gamma_{zx} = \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}$$

正应变和切应变满足的上述方程称为几何方程，又称为柯西方程。下图是一个二维变形示意图。



3.2 应力与应变关系

各向同性材料应力和应变满足如下关系

$$\begin{aligned}\epsilon_x &= \frac{1}{E}[\sigma_x - \mu(\sigma_y + \sigma_z)] \\ \epsilon_y &= \frac{1}{E}[\sigma_y - \mu(\sigma_z + \sigma_x)] \\ \epsilon_z &= \frac{1}{E}[\sigma_z - \mu(\sigma_x + \sigma_y)]\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\gamma_{xy} &= \frac{1}{G}\tau_{xy} \\ \gamma_{yz} &= \frac{1}{G}\tau_{yz} \\ \gamma_{zx} &= \frac{1}{G}\tau_{zx}\end{aligned}$$

其中 μ 称为泊松比，表示横向正应变与纵向正应变的绝对值的比值，满足 $0 < \mu < \frac{1}{2}$ ，与材料性质有关。 $G = \frac{E}{2(1+\mu)}$ 表示剪切模量，是剪应力与剪应变的比值。可改写成如下形式，即虎克定律

$$\begin{aligned}\sigma_x &= \frac{E(1-\mu)}{(1+\mu)(1-2\mu)}(\epsilon_x + \frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_y + \frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_z) \\ \sigma_y &= \frac{E(1-\mu)}{(1+\mu)(1-2\mu)}(\frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_x + \epsilon_y + \frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_z) \\ \sigma_z &= \frac{E(1-\mu)}{(1+\mu)(1-2\mu)}(\frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_x + \frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_y + \epsilon_z) \\ \tau_{xy} &= \frac{E}{2(1+\mu)}\gamma_{xy} \\ \tau_{yz} &= \frac{E}{2(1+\mu)}\gamma_{yz} \\ \tau_{zx} &= \frac{E}{2(1+\mu)}\gamma_{zx}\end{aligned}$$

3.3 边界条件

由平衡方程、几何方程和虎克定律可以建立弹性力学的基本方程。解这些方程还须给出边界条件，归结为如下三种类型

- 已知边界 s 上的位移 $\bar{u}, \bar{v}, \bar{w}$ ，给出位移边界条件，

$$u = \bar{u}, v = \bar{v}, w = \bar{w} \text{ (在 } s \text{ 上)}$$

- 已知边界 s 上面力 f ，给出力边界条件

$$\sigma \cdot n = f \text{ (在 } s \text{ 上)}$$

其中 n 是 s 的法向。

- 混合边界条件，部分给定面力，部分给定位移。

3.4 变形协调方程

$$\begin{aligned}
\frac{\partial^2 \epsilon_y}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \epsilon_x}{\partial y^2} &= \frac{\partial^2 \gamma_{xy}}{\partial x \partial y} \\
\frac{\partial^2 \epsilon_z}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 \epsilon_y}{\partial z^2} &= \frac{\partial^2 \gamma_{yz}}{\partial y \partial z} \\
\frac{\partial^2 \epsilon_x}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 \epsilon_z}{\partial x^2} &= \frac{\partial^2 \gamma_{zx}}{\partial z \partial x} \\
\frac{\partial}{\partial x} \left(-\frac{\partial \gamma_{yz}}{\partial x} + \frac{\partial \gamma_{zx}}{\partial y} + \frac{\partial \gamma_{xy}}{\partial z} \right) &= 2 \frac{\partial^2 \epsilon_x}{\partial y \partial z} \\
\frac{\partial}{\partial y} \left(\frac{\partial \gamma_{yz}}{\partial x} - \frac{\partial \gamma_{zx}}{\partial y} + \frac{\partial \gamma_{xy}}{\partial z} \right) &= 2 \frac{\partial^2 \epsilon_y}{\partial z \partial x} \\
\frac{\partial}{\partial z} \left(\frac{\partial \gamma_{yz}}{\partial x} + \frac{\partial \gamma_{zx}}{\partial y} - \frac{\partial \gamma_{xy}}{\partial z} \right) &= 2 \frac{\partial^2 \epsilon_z}{\partial x \partial y}
\end{aligned}$$

4 平面问题

4.1 平面应变问题

满足

$$u = u(x, y), v = v(x, y), w = 0$$

根据几何方程有

$$\begin{aligned}
\epsilon_x &= \frac{\partial u}{\partial x} = \phi_1(x, y), \quad \epsilon_y = \frac{\partial v}{\partial y} = \phi_2(x, y), \quad \epsilon_z = \frac{\partial w}{\partial z} = 0, \\
\gamma_{xy} &= \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} = \phi_3(x, y), \quad \gamma_{yz} = \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} = 0, \quad \gamma_{zx} = \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} = 0
\end{aligned}$$

物理方程

$$\tau_{yz} = \tau_{zx} = 0, \epsilon_z = \frac{1}{E}[\sigma_z - \mu(\sigma_x + \sigma_y)]$$

推出 $\sigma_z = \mu(\sigma_x + \sigma_y)$ 。由此得到

$$\begin{aligned}
\epsilon_x &= \frac{1}{E}[\sigma_x - \mu(\sigma_y + \sigma_z)] \\
\epsilon_y &= \frac{1}{E}[\sigma_y - \mu(\sigma_z + \sigma_x)] \\
\sigma_z &= \mu(\sigma_x + \sigma_y)
\end{aligned}$$

等价于

$$\begin{aligned}
\epsilon_x &= \frac{1+\mu}{E}[(1-\mu)\sigma_x - \mu\sigma_y] \\
\epsilon_y &= \frac{1+\mu}{E}[(1-\mu)\sigma_y - \mu\sigma_x] \\
\gamma_{xy} &= \frac{1}{G}\tau_{xy} = \frac{2(1+\mu)}{E}\tau_{xy}
\end{aligned}$$

即

$$\begin{aligned}\sigma_x &= \frac{E(1-\mu)}{(1+\mu)(1-2\mu)}(\epsilon_x + \frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_y) \\ \sigma_y &= \frac{E(1-\mu)}{(1+\mu)(1-2\mu)}(\frac{\mu}{1-\mu}\epsilon_x + \epsilon_y) \\ \tau_{xy} &= \frac{E}{2(1+\mu)}\gamma_{xy} = \frac{E(1-\mu)}{(1+\mu)(1-2\mu)} \cdot \frac{1-2\mu}{2(1-\mu)}\gamma_{xy}\end{aligned}$$

4.2 平面应力

一个方向的尺寸远小于另外两个方向，如当板很薄时，满足

$$\sigma_z = \tau_{zx} = \tau_{zy} = 0$$

由 $\sigma_z = 0$ 推出 $\epsilon_z = \frac{1}{E}[\sigma_z - \mu(\sigma_x + \sigma_y)] = -\frac{\mu}{E}\mu(\sigma_x + \sigma_y)$ 。而且有

$$\gamma_{yz} = \frac{1}{G}\tau_{yz} = 0, \gamma_{zx} = \frac{1}{G}\tau_{zx} = 0$$

5 作业

证明变形协调方程的第一式和第四式

$$\begin{aligned}\frac{\partial^2 \epsilon_y}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \epsilon_x}{\partial y^2} &= \frac{\partial^2 \gamma_{xy}}{\partial x \partial y} \\ \frac{\partial}{\partial x}(-\frac{\partial \gamma_{yz}}{\partial x} + \frac{\partial \gamma_{zx}}{\partial y} + \frac{\partial \gamma_{xy}}{\partial z}) &= 2\frac{\partial^2 \epsilon_x}{\partial y \partial z}\end{aligned}$$