

关于空间问题的基本理论



第七章 空间问题的基本理论

在空间问题中，应力、形变和位移等基本未知函数共有15个，且均为 x, y, z 的函数。

空间问题的基本方程，边界条件，以及按位移求解和按应力求解的方法，都是与平面问题相似的。因此，许多问题可以从平面问题推广得到。



§ 7-1 平微分方程

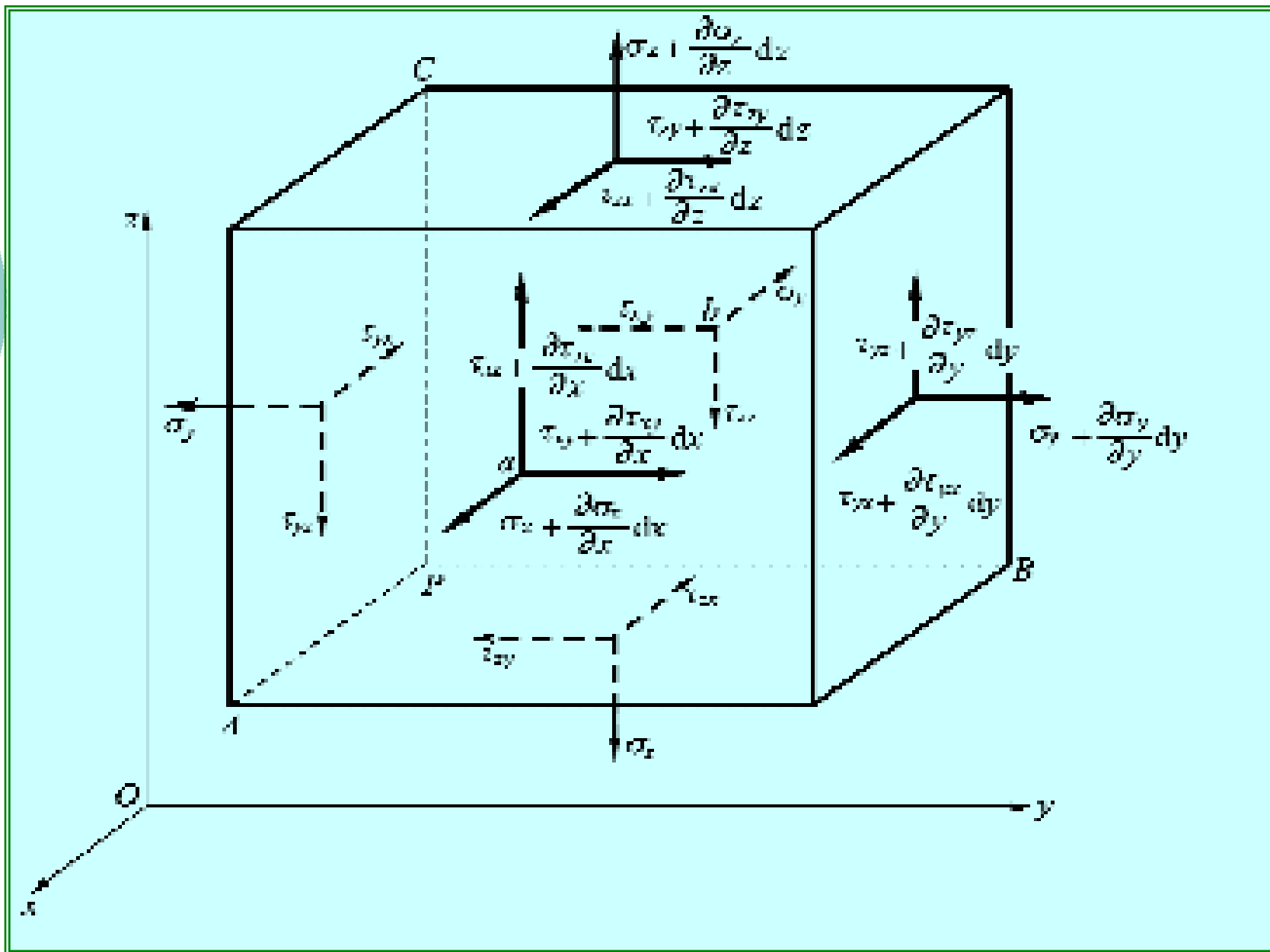
取出微小的平行六面体, $dv = dx dy dz$,

考虑其平衡条件:

$$\sum F_x = 0, \quad \sum F_y = 0, \quad \sum F_z = 0; \quad (a)$$

$$\sum M_x = 0, \quad \sum M_y = 0, \quad \sum M_z = 0. \quad (b)$$





由 x 轴向投影的**平衡微分方程** $\sum F_x = 0$,

得

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} + f_x = 0. \quad (x, y, z) \quad (c)$$

因 x, y, z 轴互相垂直, 均为定向, 量纲均为 L , 所以 x, y, z 坐标具有对等性, 其方程也必然具有**对等性**。所以式(a)的其余两式可通过式(c)的坐标轮换得到。



由三个力矩方程得到三个 **切应力互等定理**,

$$\sum M_x = 0, \quad \tau_{yz} = \tau_{zy} \quad (x, y, z)$$

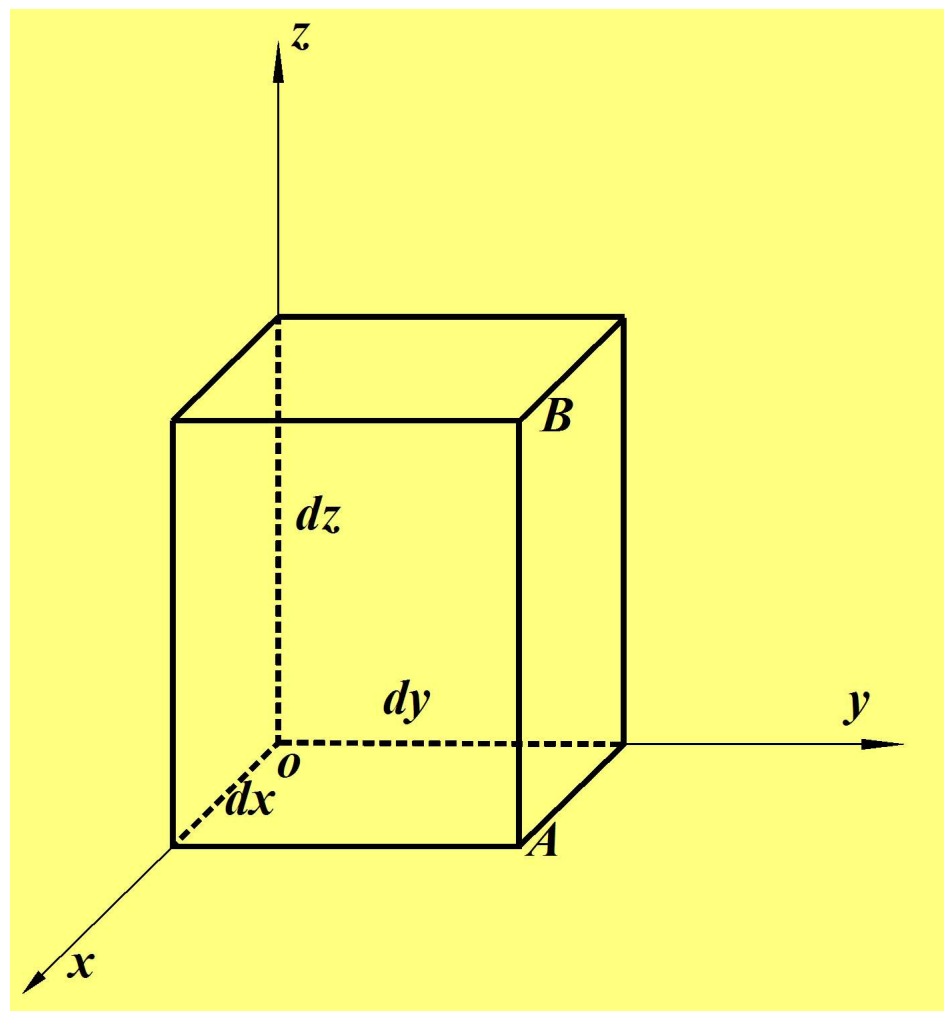
(d)

空间问题的平衡微分方程精确到三阶
微量 (dx dy dz)。



思考题

在图中，若点 o 的 x 向正应力分量为 σ_x ，试表示点 A, B 的正应力分量。



§ 7-2 物体内存任一点的应力

在空间问题中，同样需要解决：由直角坐标的应力分量 $\sigma_x \cdots \tau_{yz} \cdots$ ，来求出斜面（法线 n' ）上的应力。



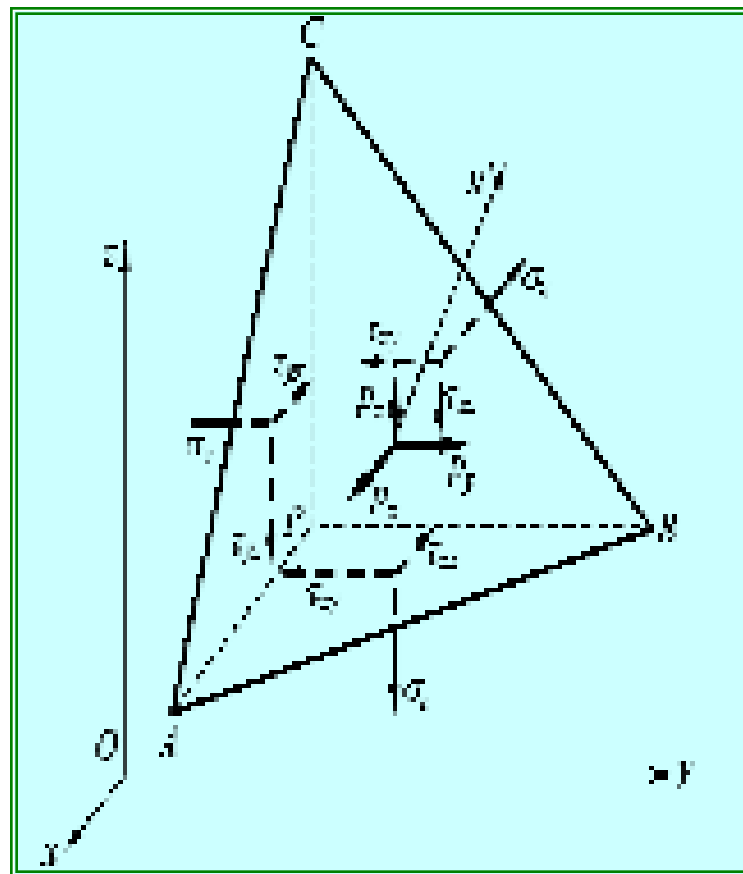
斜面全应力 \boldsymbol{p} 可表示为两种分量形式:

\boldsymbol{p} 沿坐标向分量:

$$\boldsymbol{p} = (p_x, p_y, p_z)$$

\boldsymbol{p} 沿法向和切向分量:

$$\boldsymbol{p} = (\sigma_n, \tau_n)$$



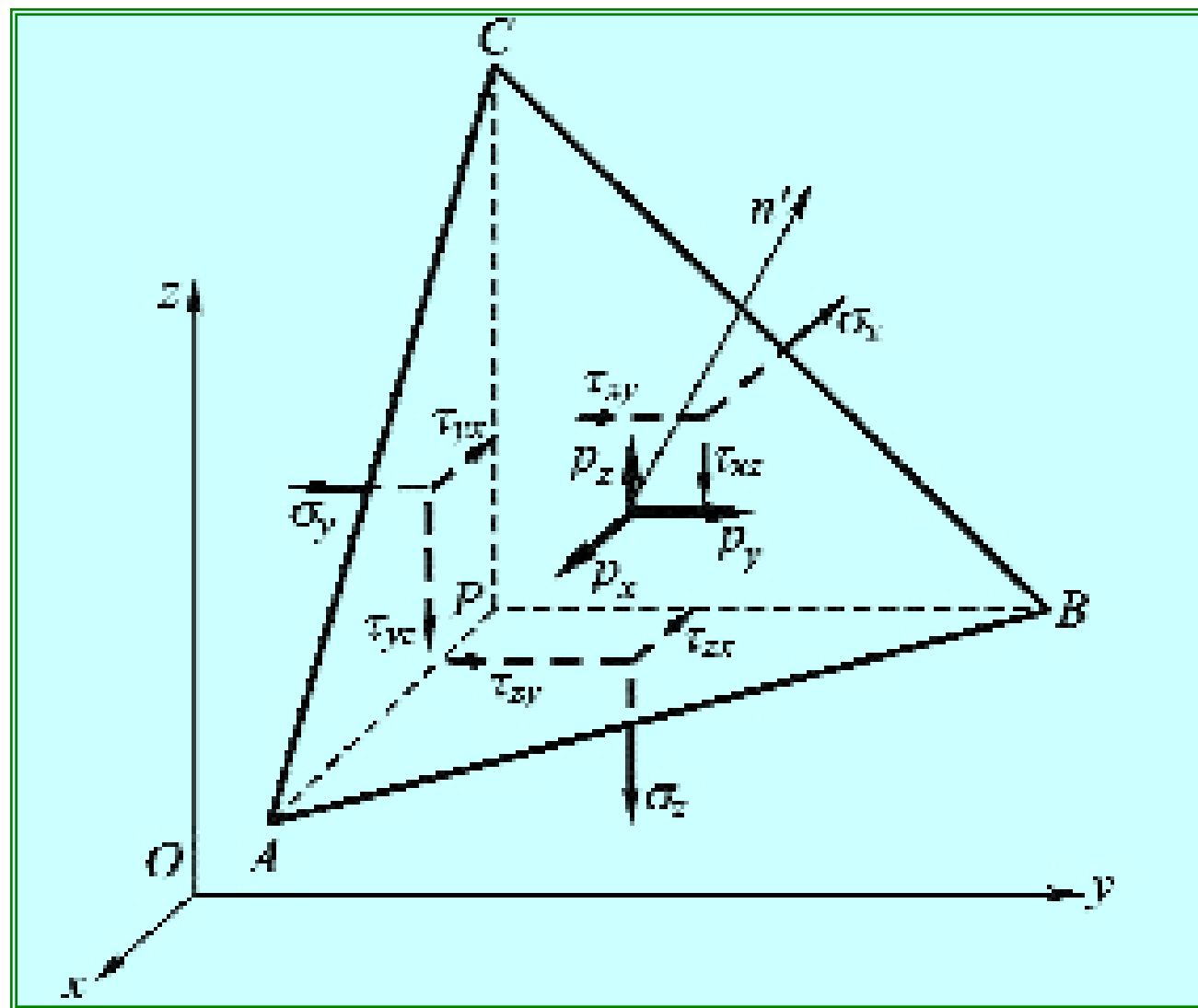
1. 求 $\boldsymbol{p} = (p_x, p_y, p_z)$

取出如图的包含斜面的微分四面体，斜面面积为 ds ，则 x 面， y 面和 z 面的面积分别为 lds ， $m ds$ ， $n ds$ 。

由四面体的平衡条件 $\sum F_x = 0(x, y, z)$ ，得出坐标向的应力分量，

$$p_x = l\sigma_x + m\tau_{yx} + n\tau_{zx} \quad (x, y, z) \quad (a)$$





2. 求 $\boldsymbol{p} = (\sigma_n, \tau_n)$

将 $\boldsymbol{p} = (p_x, p_y, p_z)$ 向法向 n' 投影, 即得

$$\sigma_n = lp_x + mp_y + np_z$$

$$= l^2 \sigma_x + m^2 \sigma_y + n^2 \sigma_z + 2m\kappa_{yz} + 2n\kappa_{zx} + 2l\kappa_{xy}. \quad (b)$$

$$Q \quad p^2 = p_x^2 + p_y^2 + p_z^2 = \sigma_n^2 + \tau_n^2,$$

$$\therefore \tau_n^2 = p_x^2 + p_y^2 + p_z^2 - \sigma_n^2. \quad (c)$$



从式(b)、(c)可见,当六个坐标面上的应力分量确定之后,任一斜面上的应力也就完全确定了。



3. 在 S_σ 上的应力边界条件

设在 S_σ 边界上，给定了面力分量 $\bar{f}_x, \bar{f}_y, \bar{f}_z$ ，则可将微分四面体移动到边界点上，并使斜面与边界重合。这时，斜面应力分量 (p_x, p_y, p_z) 应代之为面力分量 $(\bar{f}_x, \bar{f}_y, \bar{f}_z)$ ，从而得出空间问题的应力边界条件：

$$(l\sigma_x + m\tau_{yx} + n\tau_{zx})_s = \bar{f}_x \cdot (x, y, z) \quad (\text{在 } S_\sigma \text{ 上}) \quad (d)$$



注意:

式(b), (c) 用于 V 内任一点, 表示斜面应力与坐标面应力之间的关系;

式(d)只用于 s_σ 边界点上, 表示边界面上的面力与坐标面的应力之间的关系, 所以必须将边界面方程代入式(d)。



§ 7-3 主应力 最大与最小的应力

1. 假设 n' 面 (l, m, n) 为主面, 则此斜面上

$$\tau_n = 0, \quad p = \sigma_n = \sigma.$$

斜面上沿坐标向的应力分量为

$$p_x = l\sigma, \quad p_y = m\sigma, \quad p_z = n\sigma.$$

代入 p_x, p_y, p_z , 得到

$$\left. \begin{aligned} l\sigma_x + m\tau_{yx} + n\tau_{zx} &= l\sigma, \\ m\sigma_y + n\tau_{zy} + l\tau_{xy} &= m\sigma, \\ n\sigma_z + l\tau_{xz} + m\tau_{yz} &= n\sigma. \end{aligned} \right\} (a)$$

考虑方向余弦关系式,有

$$l^2 + m^2 + n^2 = 1. \quad (b)$$

式(a), (b)是求主应力及其方向余弦的方程。



2. 求主应力 σ

将式(a)改写
为

$$\left. \begin{aligned} (\sigma_x - \sigma)l + \tau_{yx}m + \tau_{zx}n &= 0, \\ \tau_{xy}l + (\sigma_y - \sigma)m + \tau_{zy}n &= 0, \\ \tau_{xz}l + \tau_{yz}m + (\sigma_z - \sigma)n &= 0. \end{aligned} \right\}$$



上式是求解 l, m, n 的齐次代数方程。
由于 l, m, n 不全为0，所以其系数行列式必须为零，得

$$\begin{vmatrix} \sigma_x - \sigma & \tau_{yx} & \tau_{zx} \\ \tau_{xy} & \sigma_y - \sigma & \tau_{zy} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z - \sigma \end{vmatrix} = 0,$$

展开，即得**求主应力的方程**，



$$\begin{aligned} & \sigma^3 - (\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z)\sigma^2 + \\ & (\sigma_y\sigma_z + \sigma_z\sigma_x + \sigma_x\sigma_y - \tau_{yz}^2 - \tau_{zx}^2 - \tau_{xy}^2)\sigma - \\ & (\sigma_x\sigma_y\sigma_z - \sigma_x\tau_{yz}^2 - \sigma_y\tau_{zx}^2 - \sigma_z\tau_{xy}^2 + 2\tau_{yz}\tau_{zx}\tau_{xy}) = 0. \end{aligned} \quad (c)$$



3. 应力主向

设主应力 σ_1 的主向为 l_1, m_1, n_1 。代入式 (a) 中的前两式，整理后得

$$\left. \begin{aligned} \tau_{yx} \frac{m_1}{l_1} + \tau_{zx} \frac{n_1}{l_1} + (\sigma_x - \sigma_1) &= 0, \\ (\sigma_y - \sigma_1) \frac{m_1}{l_1} + \tau_{zy} \frac{n_1}{l_1} + \tau_{xy} &= 0. \end{aligned} \right\} (d)$$



由上两式解出 $\frac{m_1}{l_1}, \frac{n_1}{l_1}$ 。然后由式(b)得出

$$l_1 = \frac{1}{\sqrt{1 + \left(\frac{m_1}{l_1}\right)^2 + \left(\frac{n_1}{l_1}\right)^2}}. \quad (e)$$

再求出 m_1 及 n_1 。



4. 一点至少存在着三个互相垂直的主应力

$\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ (证明见书上)。



5. 应力不变量

若从式(c) 求出三个主应力 $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$,
则式(c)也可以用根式方程表示为,

$$(\sigma - \sigma_1)(\sigma - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma) = 0. \quad (f)$$

因式(c) 和(f)是等价的方程, 故 σ 的
各幂次系数应相等, 从而得出



$$\left. \begin{aligned}
 \Theta_1 &= \sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3 = \sigma_x + \sigma_y + \sigma_z, \\
 \Theta_2 &= \sigma_1\sigma_2 + \sigma_2\sigma_3 + \sigma_3\sigma_1 = \sigma_y\sigma_z + \\
 &\sigma_z\sigma_x + \sigma_x\sigma_y - \tau_{yz}^2 - \tau_{zx}^2 - \tau_{xy}^2, \\
 \Theta_3 &= \sigma_1\sigma_2\sigma_3 = \sigma_x\sigma_y\sigma_z - \\
 &\sigma_x\tau_{yz}^2 - \sigma_y\tau_{zx}^2 - \sigma_z\tau_{xy}^2 + 2\tau_{yz}\tau_{zx}\tau_{xy}.
 \end{aligned} \right\} \quad (g)$$



式(g)中的各式，左边是不随坐标选择而变的；而右边各项虽与坐标的选择有关，但其和也应与坐标选择无关。

∴分别称 $\Theta_1, \Theta_2, \Theta_3$ 为第一、二、三应力不变量。这些不变量常用于塑性力学之中。



6. 关于一点应力状态的结论:

- (1) 六个坐标面上的应力分量完全确定一点
- (2) 的应力状态。只要六个坐标面上的应力
- 力
- (3) 分量确定了, 则通过此点的任何面上
- 的
- (4) 一点存在着三个互相垂直的应力主面及
- 应力也完全确定并可求出。
- 主应力。



- (3) 三个主应力包含了此点的最大和最小正应力。
- (4) 一点存在三个应力不变量 $\Theta_1, \Theta_2, \Theta_3$ 。
- (5) 最大和最小切应力为 $\pm \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$
(设 $\sigma_1 \geq \sigma_2 \geq \sigma_3$)，作用于通过中间主应力、并且“平分最大和最小正应力的夹角”的平面上。



思考题

1. 试考虑：对于平面问题若 $\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma$ ，则此点所有的正应力均为 σ ，切应力均为0，即存在无数多的主应力。
2. 试考虑：对于空间问题若 $\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma_3 = \sigma$ ，则此点所有的正应力均为 σ ，切应力均为0，即存在无数多的主应力。



§ 7-4 几何方程及物理方程

空间问题的几何方程，可以从平面问题推广得出：

$$\varepsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x}, \quad \gamma_{yz} = \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}. \quad (x, y, z; u, v, w)(a)$$



从几何方程同样可得出形变与位移之间的关系：

(1) 若位移确定，则形变完全确定。

从数学上看，由位移函数求导数是完全确定的，故形变完全确定。



(2) 若形变确定，则位移不完全确定。

∵ 由形变求位移，要通过积分，会出现待定的函数。若 $\varepsilon_x = \gamma_{yz} = 0 (x, y, z)$ ，还存在对应的位移分量为

$$u = u_0 + \omega_y z - \omega_z y. \quad (x, y, z; u, v, w) \quad (b)$$

u_0, v_0, w_0 — 沿 x, y, z 向的刚体平移；

$\omega_x, \omega_y, \omega_z$ — 绕 x, y, z 轴的刚体转动角度。



若在 s_u 边界上给定了约束位移分量 $\bar{u}, \bar{v}, \bar{w}$ ，则**空间问题的位移边界条件为**

$$(u)_s = \bar{u} \quad (u, v, w) \quad (c)$$



体积应变定义为

$$\begin{aligned}\theta &= \frac{dv' - dv}{dv} \\ &= \frac{(dx + \varepsilon_x dx)(dy + \varepsilon_y dy)(dz + \varepsilon_z dz) - dx dy dz}{dx dy dz} \\ &= (1 + \varepsilon_x)(1 + \varepsilon_y)(1 + \varepsilon_z) - 1 = \varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z. \quad (d)\end{aligned}$$

其中由于小变形假定，略去形变的二、三次幂。



以上内容仅为本文档的试下载部分，为可阅读页数的一半内容。如要下载或阅读全文，请访问：<https://d.book118.com/227034153002010003>