

一、回答问题（共 24 分）

1、试简要扼说明《弹性力学》与《材料力学》和《结构力学》研究内容和研究方法的区别和联系。（8 分）

2、为什么说，当边界条件相同时，将平面应力问题的解答转换成平面应变问题的解答

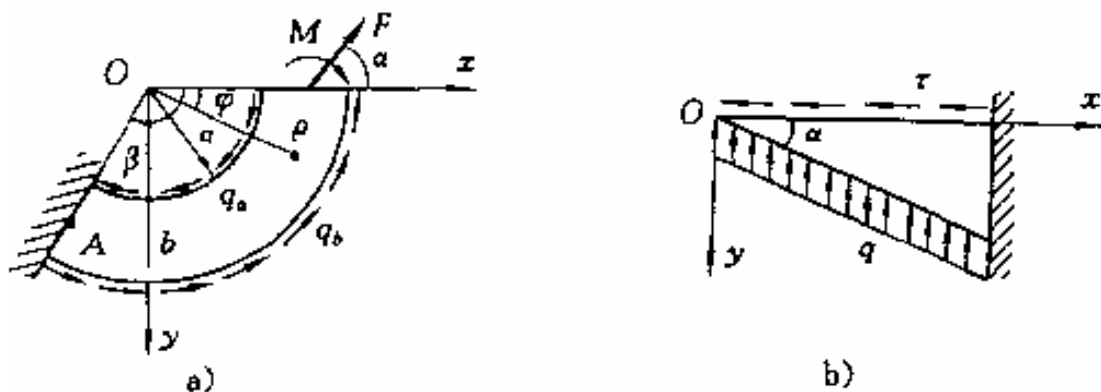
时，只要将其中的弹性常数 E 和 μ 分别变换为 $\frac{E}{1-\mu^2}$ 和 $\frac{\mu}{1-\mu}$ ？（8 分）

3、试说明空间一点应力状态各分量的正、负方向表示方式并用图表示，然后在此基础上推出切应力（又称剪应力）互等关系。（8 分）

二、写出下列两平面物体的应力边界条件，固定端不必写。（共 20 分）

1、用极坐标形式写出如图 a) 所示的曲梁应力边界条件，其中曲梁上端部 $\rho = \frac{a+b}{2}$ 处 ($a, b \gg b-a$) 作用有集中力 F 和力矩 M ，在 $\rho = a$ 和 $\rho = b$ 的边界上作用有切应力 q_a 和 q_b 。（10 分）

2、用直角坐标形式写出如图 b) 所示的楔形悬壁梁应力边界条件。（10 分）



第二题 图

三、设物体变形时产生的应变分量为

$$\varepsilon_x = A_0 + A_1(x^2 + y^2) + x^4 + y^4, \quad \varepsilon_y = B_0 + B_1(x^2 + y^2) + x^4 + y^4$$

$$\gamma_{xy} = C_0 + C_1xy(x^2 + y^2 + C_2), \quad \varepsilon_z = \gamma_{zx} = \gamma_{zy} = 0.$$

试确定系数之间应满足的关系。（10 分）

四、已知一平面问题的应力函数为 $\varphi = A(xy^2 + x^3)$ 试画出如图所示三角形薄板上

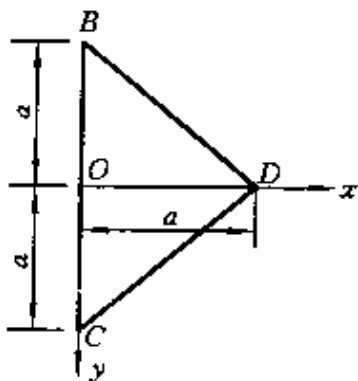
的面力(不计体力, 系数 $A > 0$)。(21 分)

五、无限长楔形体, 如图所示, 两侧面作用均匀分布力 q , 不计体力, 已知

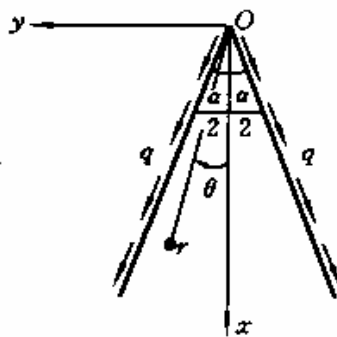
$\varphi = \rho^2(A \cos 2\theta + D)$, 试验证 φ 可作为本问题的应力函数, 由边界条件确定常数 A 、 D 并求出应力分量。(20 分)

提示: 1. 相容方程: $(\frac{\partial^2}{\partial^2} + \frac{1}{\rho} \frac{\partial}{\partial \rho} + \frac{1}{\rho^2} \frac{\partial^2}{\partial \theta^2})^2 \varphi = 0$; 2. 应力分量:

$$\sigma_\theta = \frac{\partial^2 \varphi}{\partial^2 \rho} \quad \sigma_\rho = \frac{1}{\rho} \frac{\partial \varphi}{\partial \rho} + \frac{1}{\rho^2} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial \theta^2} \quad \tau_{\rho\theta} = -\frac{\partial}{\partial \rho} \left(\frac{1}{\rho} \frac{\partial \varphi}{\partial \theta} \right)$$



第四题图



第五题图

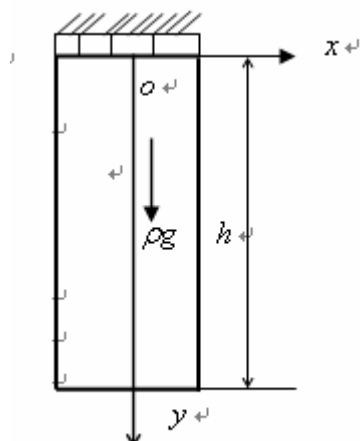
六、已知应变分量为 $\varepsilon_x = Axy$ $\varepsilon_y = By^3$ $\gamma_{xy} = C - Dy^2$ $\varepsilon_z = \gamma_{zx} = \gamma_{yz} = 0$

式中, A 、 B 、 C 、 D 为正系数。试验证该应变状态是否满足变形协调方程? 并求出该应变状态下的应力分量和体力分量

七、证明 $\frac{\partial U}{\partial \sigma_x} = \varepsilon_x$, $\frac{\partial U}{\partial \sigma_y} = \varepsilon_y$, $\frac{\partial U}{\partial \gamma_{xy}} = \tau_{xy}$ 。其中: U 为弹性体的形变势能密度。(15 分)

八、如图所示为一上端固定、下端为自由的杆件, 受重力: $f_x = 0$ 、 $f_y = \rho g$ 作用。

设 $u = 0$, 泊松比 $\mu = 0$ 。试试按位移法求出杆内应力。



第八题图

提示：平面应力问题时，用位移表示的 x 轴方向平衡条件为：

$$\frac{E}{1-\mu^2} \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{1-\mu}{2} \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{1+\mu}{2} \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} \right) + f_x = 0$$

$$v = v(y)$$

九、已知一点的应力状态为 $\tau_{xy} = \tau_{yz} = \tau_{xz} = \tau$ ，其它分量为零。试求该点的主应力。

(15 分)