

圆筒在内外压力作用下的有限位移问题*

黄 择 言

(武汉地质学院物理教研室, 1983年5月6日收到)

摘 要

本文用逐次逼近法求得这个边值问题的一次解和二次解, 从而获致位移场、应变场和应力场的二级近似公式. 我们的结果还表明: 在变形后, (i) 圆筒任一截面必位移至另一仍与筒轴垂直的平面上; (ii) 应变分量 $E_{RR}^{(2)}$ 与 $E_{\theta\theta}^{(2)}$ 之和以及应力分量 $\Sigma_{RR}^{(2)}$ 与 $\Sigma_{\theta\theta}^{(2)}$ 之和在整个圆筒内均不保持恒定. 后一效应是经典弹性理论里所没有的, 它对 $\Sigma_{zz}^{(2)}$ 的产生承担责任, 此外, $\Sigma_{zz}^{(2)}$ 与 $(\Sigma_{RR}^{(2)} + \Sigma_{\theta\theta}^{(2)})$ 之间呈现线性关系, 其比例系数仅与圆筒的材料有关.

考虑一个受到均匀内外压力作用的各向同性圆筒. 如果所产生的位移是微小的, 那么这个问题便是经典线性弹性理论里有名的Lame问题⁽¹⁾. 现在, 让我们来探讨有限位移的情形.

一、基本方程

如所周知, 在处理非线性弹性问题时, 可以或者用物质描述法(亦称Lagrange描述法)或者用空间描述法(亦称Euler描述法).

设 \mathbf{R} 为质点在自然态(未变形态)的位置矢量, \mathbf{r} 为该质点在终态(已变形态)的位置矢量, 我们取物质坐标系(柱坐标) X^k ($k=1, 2, 3$):

$$X^1=R, X^2=\varphi, X^3=Z \quad (1.1a)$$

它的三个基矢是

$$\mathbf{G}^k = \frac{\partial \mathbf{R}}{\partial X^k} \quad (1.1b)$$

取空间坐标系(柱坐标) x^k ($k=1, 2, 3$):

$$x^1=r, x^2=\varphi, x^3=z \quad (1.2a)$$

它的三个基矢是

$$\mathbf{g}^k = \frac{\partial \mathbf{r}}{\partial x^k} \quad (1.2b)$$

* 钱伟长推荐.

在这篇文章里, 我们采用物质描述法, 于是有下列基本方程或公式^[2,3,4,8]:

1. 物质描述法的平衡方程 (为简单计, 略去体力)

$$\nabla_{\mathbf{R}} \Sigma \cdot = 0 \quad (1.3)$$

2. Kelvin-Cosserat 形式的应力-应变关系

$$\tau = \frac{\partial W(\mathbf{E})}{\partial \mathbf{E}} = \mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \mathbf{E} + \frac{1}{2} (\mathbf{C}_{(3)} \cdot \cdot \mathbf{E}) \cdot \cdot \mathbf{E} \quad (1.4)$$

3. Σ 与 τ 之间的关系式

$$\Sigma = \tau \cdot \mathbf{A}^T \quad (\text{上角的“}T\text{”表示转置}) \quad (1.5)$$

4. Lagrange 应变张量

$$\mathbf{E} = \frac{1}{2} [\nabla_{\mathbf{R}} \mathbf{u} + \mathbf{u} \nabla_{\mathbf{R}} + (\nabla_{\mathbf{R}} \mathbf{u}) \cdot (\mathbf{u} \nabla_{\mathbf{R}})] \quad (1.6)$$

其中 Σ , τ 分别为第一、第二类Piola-Kirchhoff 应力张量, \mathbf{u} 为位移矢量, \mathbf{A} 为变形梯度, 算符 $\nabla_{\mathbf{R}}$ (下角的“R”用以强调这是对物质坐标系而言) 为

$$\nabla_{\mathbf{R}} \equiv \mathbf{G}^k \frac{\partial}{\partial X^k} \quad (\text{求和约定!}) \quad (1.7)$$

$W(\mathbf{E})$ 为应变能函数^[4,7,8]:

$$W(\mathbf{E}) = \frac{1}{2} (\mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \mathbf{E}) \cdot \cdot \mathbf{E} + \frac{1}{3!} [(\mathbf{C}_{(3)} \cdot \cdot \mathbf{E}) \cdot \cdot \mathbf{E}] \cdot \cdot \mathbf{E} + \dots \quad (1.8)$$

$\mathbf{C}_{(2)}$ 和 $\mathbf{C}_{(3)}$ 分别叫做二阶、三阶弹性常数张量 (它们分别为 W 对 \mathbf{E} 的二阶、三阶导数)。倘若材料是各向同性的, 则 $\mathbf{C}_{(2)}$, $\mathbf{C}_{(3)}$ 的分量中只有下面五个是独立的:

$$\left. \begin{aligned} C_{1111}^{(2)} &= \lambda, & C_{2222}^{(2)} &= \mu \\ C_{112233}^{(3)} &= \nu_1, & C_{112323}^{(3)} &= \nu_2, & C_{231212}^{(3)} &= \nu_3 \end{aligned} \right\} \quad (1.9)$$

此中的 λ , μ 叫做二阶Lamé常数, ν_1 , ν_2 , ν_3 叫做三阶Lamé常数^[7]。

为了获得方程(1.3)的唯一解, 尚须补充以适当的边界条件:

$$\mathbf{N} \cdot \Sigma = \mathbf{T} \quad (\text{在表面上}) \quad (1.10)$$

\mathbf{N} 为表面的外向法线单位矢量, \mathbf{T} 为应力矢量 (表面面力)。

又若引进定义如下的微小应变张量 $\tilde{\mathbf{E}}$

$$\tilde{\mathbf{E}} = \frac{1}{2} (\nabla_{\mathbf{R}} \mathbf{u} + \mathbf{u} \nabla_{\mathbf{R}}) \quad (1.11)$$

则Lagrange应变张量 \mathbf{E} 可表示为

$$\mathbf{E} = \tilde{\mathbf{E}} + \frac{1}{2} (\nabla_{\mathbf{R}} \mathbf{u}) \cdot (\mathbf{u} \nabla_{\mathbf{R}}) \quad (1.12)$$

二、逐次逼近解法

现在让我们用逐次逼近法^[4,6,8,8]来求解本问题。注意在下面的计算里, 我们将使用物理标架^[2], 并对每个张量 (包括矢量) 一律取其物理分量。在这种情况下, 把物质坐标系的三个基矢 (如今皆单位矢量!) 记作 \mathbf{G}_R , \mathbf{G}_θ , \mathbf{G}_z , 而算符 $\nabla_{\mathbf{R}}$ 则变成

$$\nabla_R \equiv G_R \frac{\partial}{\partial R} + G_\phi \frac{1}{R} \frac{\partial}{\partial \phi} + G_Z \frac{\partial}{\partial Z} \quad (2.1)$$

按照上面所引文献, 我们假定位移矢量 u 可表示为小参数 ε 的渐近幂级数

$$u = r - R = \sum_{n=1}^{\infty} \varepsilon^n u_{(n)}(R) \quad (2.2)$$

从而

$$\left. \begin{aligned} \nabla_R u &= \nabla_R (\varepsilon u_{(1)} + \varepsilon^2 u_{(2)} + \dots) = \varepsilon \nabla_R u_{(1)} + \varepsilon^2 \nabla_R u_{(2)} + \dots \\ u \nabla_R &= (\nabla_R u)^T = \varepsilon u_{(1)} \nabla_R + \varepsilon^2 u_{(2)} \nabla_R + \dots \\ (\nabla_R u) \cdot (u \nabla_R) &= \varepsilon^2 (\nabla_R u_{(1)}) \cdot (u_{(1)} \nabla_R) + \dots \end{aligned} \right\} \quad (2.3)$$

于是有

$$\tilde{E} = \frac{1}{2} (\nabla_R u + u \nabla_R) = \varepsilon \tilde{E}_{(1)} + \varepsilon^2 \tilde{E}_{(2)} + \dots \quad (2.4)$$

其中

$$\tilde{E}_{(1)} = \frac{1}{2} (\nabla_R u_{(1)} + u_{(1)} \nabla_R), \quad \tilde{E}_{(2)} = \frac{1}{2} (\nabla_R u_{(2)} + u_{(2)} \nabla_R) \quad (2.5)$$

若将 E 也表示为

$$E = \sum_{n=1}^{\infty} \varepsilon^n E_{(n)} = \varepsilon E_{(1)} + \varepsilon^2 E_{(2)} + \dots \quad (2.6)$$

又因, 根据(1.12),

$$E = \tilde{E} + \frac{1}{2} (\nabla_R u) \cdot (u \nabla_R) = \varepsilon \tilde{E}_{(1)} + \varepsilon^2 \left[\tilde{E}_{(2)} + \frac{1}{2} (\nabla_R u_{(1)}) \cdot (u_{(1)} \nabla_R) \right] + \dots \quad (2.7)$$

则比较(2.6)和(2.7), 给出

$$E_{(1)} = \tilde{E}_{(1)} \quad (2.8a)$$

$$E_{(2)} = \tilde{E}_{(2)} + \frac{1}{2} (\nabla_R u_{(1)}) \cdot (u_{(1)} \nabla_R) \quad (2.8b)$$

此外, 变形梯度 A 可表示为^[4]

$$\left. \begin{aligned} A &= I + u \nabla_R = I + \varepsilon u_{(1)} \nabla_R + \varepsilon^2 u_{(2)} \nabla_R + \dots \\ A^T &= (I + u \nabla_R)^T = I + \varepsilon \nabla_R u_{(1)} + \varepsilon^2 \nabla_R u_{(2)} + \dots \end{aligned} \right\} \quad (2.9)$$

其中 I 为单位张量, 即

$$I = G_R G_R + G_\phi G_\phi + G_Z G_Z \quad (2.10)$$

将(2.7)、(2.9)代入(1.4)、(1.5), 便得 τ 和 Σ 的级数形式的表达式如下:

$$\tau = \sum_{n=1}^{\infty} \varepsilon^n \tau_{(n)} = \varepsilon \tau_{(1)} + \varepsilon^2 \tau_{(2)} + \dots \quad (2.11)$$

$$\Sigma = \sum_{n=1}^{\infty} \varepsilon^n \Sigma_{(n)} = \varepsilon \Sigma_{(1)} + \varepsilon^2 \Sigma_{(2)} + \dots \quad (2.12)$$

它们的第 n 项可写成如下形式:

$$\tau_{(n)} = C_{(n)} \cdot \tilde{E}_{(n)} + \tau_{(n)}^* \quad (2.13)$$

$$\Sigma_{(n)} = C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(n)} + \Sigma_{(n)}^* \quad (2.14)$$

其中 $\bar{E}_{(1)}$, $\bar{E}_{(2)}$ 已由(2.5)给出, 而

$$\tau_{(1)}^* = 0, \tau_{(2)}^* = \frac{1}{2} C_{(2)} \cdot [(\nabla_R u_{(1)}) \cdot (u_{(1)} \nabla_R)] + \frac{1}{2} (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(1)}) \cdot \bar{E}_{(1)} \quad (2.15)$$

$$\Sigma_{(1)}^* = 0, \Sigma_{(2)}^* = \tau_{(2)}^* + (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(1)}) \cdot (\nabla_R u_{(1)}) \quad (2.16)$$

我们还假定表面力 T 乃是位置矢量 R 的函数[即 $T = T(R)$], 并按 Signorini 的方案^[4]将其表示为:

$$\left. \begin{aligned} T &= \varepsilon T_{(1)} \\ T_{(n)} &= 0 \quad (\text{当 } n \geq 2) \end{aligned} \right\} \quad (2.17)$$

将(2.12)、(2.17)代入平衡方程(1.3)和边界条件(1.10), 便得逐次微分方程和边界条件如下:

$$\nabla_R \cdot \Sigma_{(n)} = 0 \quad (n=1, 2, \dots) \quad (2.18a)$$

$$N \cdot \Sigma_{(n)} = T_{(n)} \quad (n=1, 2, \dots) \quad (2.18b)$$

于是, 考虑到(2.14)、(2.16)及(2.17), 我们有:

当 $n=1$ 时,

$$\nabla_R \cdot \Sigma_{(1)} = \nabla_R \cdot (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(1)}) = 0 \quad (2.19a)$$

$$N \cdot \Sigma_{(1)} = N \cdot (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(1)}) = T_{(1)} \quad (2.19b)$$

当 $n=2$ 时,

$$\nabla_R \cdot \Sigma_{(2)} = \nabla_R \cdot (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(2)} + \Sigma_{(2)}^*) = 0 \quad (2.20a)$$

$$N \cdot \Sigma_{(2)} = N \cdot (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(2)} + \Sigma_{(2)}^*) = 0 \quad (2.20b)$$

至于上述边值问题解答的存在性和唯一性, Signorini 以及 Stoppelli 等人已作了详细的阐述或证明^[4, 5, 6, 8], 这里就不赘述了.

三、一 次 解

我们考虑一个两端自由并承受均匀的内压力 p 和外压力 q 的各向同性圆筒, 它在终态(已变形态)的内外半径分别为 a 和 b (图1). 我们假定 p 和 q 均可展成小参数 ε 的幂级数. 为了与公式(2.17)一致, 令

$$\left. \begin{aligned} p &= \varepsilon p_{(1)}, \quad q = \varepsilon q_{(1)} \\ p_{(n)} &= q_{(n)} = 0 \quad (\text{当 } n \geq 2) \end{aligned} \right\} \quad (3.1)$$

现在, 让我们来求解一次($n=1$)边值问题(2.19).

首先, 我们对位移矢量 u 作一分析. 鉴于问题的对称性, u 的各个分量必定都与角坐标 Φ 无关. 还有, 角向分量 U_ϕ 必为零, 而且径向分量 U_R 必与 Z 坐标无关. 轴向分量 U_z 在经典弹性理论所考虑的微小位移情形, 它至多是 Z 的函数; 至于在我们现在所要考虑的有限位移情形, U_z 是否也与 R 坐标无关还不甚清楚. 为此, 不妨暂且假定它与 Z 和 R 都有关. 综上所述, 我们把这些对称性要求概括为

$$U_R = U_R(R), \quad U_\phi = 0, \quad U_z = U_z(R, Z) \quad (3.2a)$$

或者, 写成矢量形式,

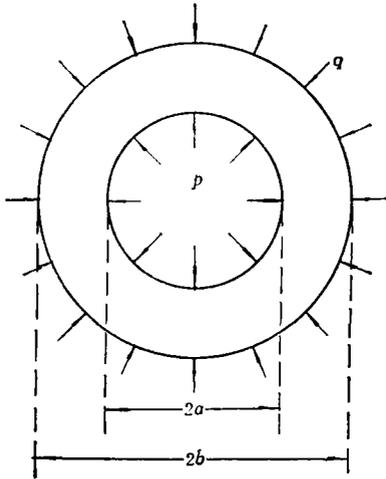


图1 圆筒截面

$$\mathbf{u} = U_R(R)\mathbf{G}_R + U_Z(R, Z)\mathbf{G}_Z \quad (3.2b)$$

现设

$$\mathbf{u}_{(1)} = U_R^{(1)}(R)\mathbf{G}_R + U_Z^{(1)}(R, Z)\mathbf{G}_Z \quad (3.3)$$

从而算出

$$\begin{aligned} \mathbf{E}_{(1)} &= \frac{1}{2}(\nabla_R \mathbf{u}_{(1)} + \mathbf{u}_{(1)} \nabla_R) \\ &= \frac{dU_R^{(1)}}{dR} \mathbf{G}_R \mathbf{G}_R + \frac{U_R^{(1)}}{R} \mathbf{G}_\phi \mathbf{G}_\phi + \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial Z} \mathbf{G}_Z \mathbf{G}_Z \\ &\quad + \frac{1}{2} \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial R} (\mathbf{G}_R \mathbf{G}_Z + \mathbf{G}_Z \mathbf{G}_R) \end{aligned} \quad (3.4)$$

对于各向同性材料, 我们有

$$\mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \mathbf{E}_{(1)} = \lambda(\text{tr} \mathbf{E}_{(1)})\mathbf{I} + 2\mu \mathbf{E}_{(1)} \quad (3.5)$$

将(3.4)代入(3.5), 并忆及(2.14)和(2.16), 得

$$\begin{aligned} \mathbf{\Sigma}_{(1)} &= \left[(\lambda + 2\mu) \frac{dU_R^{(1)}}{dR} + \lambda \left(\frac{U_R^{(1)}}{R} + \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial Z} \right) \right] \mathbf{G}_R \mathbf{G}_R \\ &\quad + \left[(\lambda + 2\mu) \frac{U_R^{(1)}}{R} + \lambda \left(\frac{dU_R^{(1)}}{dR} + \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial Z} \right) \right] \mathbf{G}_\phi \mathbf{G}_\phi \\ &\quad + \left[(\lambda + 2\mu) \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial Z} + \lambda \left(\frac{dU_R^{(1)}}{dR} + \frac{U_R^{(1)}}{R} \right) \right] \mathbf{G}_Z \mathbf{G}_Z \\ &\quad + \mu \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial R} (\mathbf{G}_R \mathbf{G}_Z + \mathbf{G}_Z \mathbf{G}_R) \end{aligned} \quad (3.6)$$

由此,

$$\begin{aligned} \nabla_R \cdot \mathbf{\Sigma}_{(1)} &= \left[(\lambda + 2\mu) \left(\frac{d^2 U_R^{(1)}}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{dU_R^{(1)}}{dR} - \frac{U_R^{(1)}}{R^2} \right) + (\lambda + \mu) \frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial R \partial Z} \right] \mathbf{G}_R \\ &\quad + \left[\mu \left(\frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial R} \right) + (\lambda + 2\mu) \frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial Z^2} \right] \mathbf{G}_Z \end{aligned} \quad (3.7)$$

于是, (2.19a)化为下列两个方程:

$$\frac{d^2 U_R^{(1)}}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{dU_R^{(1)}}{dR} - \frac{U_R^{(1)}}{R^2} = -\frac{\lambda + \mu}{\lambda + 2\mu} \frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial R \partial Z} \quad (3.8a)$$

$$\frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial R} = -\frac{\lambda + 2\mu}{\mu} \frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial Z^2} \quad (3.8b)$$

因为方程(3.8a)的左边是 R 的函数, 故右边一定也是 R 的函数, 可见必有

$$\frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial Z} = f(R), \quad \frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial Z^2} = 0 \quad (3.9a, b)$$

从而(3.8b)化为

$$\frac{\partial^2 U_Z^{(1)}}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial U_Z^{(1)}}{\partial R} = 0 \quad (3.10)$$

$$2(\lambda+\mu)k - \frac{2\mu}{b^2}l + \lambda m = -q_{(1)} \quad (3.21b)$$

上二式相减, 得

$$l = \frac{(p_{(1)} - q_{(1)})a^2b^2}{2\mu(b^2 - a^2)} \quad (3.22)$$

将 l 之值代入(3.21)中的任一式, 得

$$2(\lambda+\mu)k + \lambda m = \frac{p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2}{b^2 - a^2} \quad (3.23)$$

为了确定常数 k , m 之值, 尚须补充一个方程.

借助于(3.17)和(3.20), 我们把 $\Sigma_{(1)}$ 的表达式(3.6)改写为

$$\begin{aligned} \Sigma_{(1)} = & \left[2(\lambda+\mu)k + \lambda m - \frac{2\mu l}{R^2} \right] G_R G_R \\ & + \left[2(\lambda+\mu)k + \lambda m + \frac{2\mu l}{R^2} \right] G_\theta G_\theta \\ & + [2\lambda k + (\lambda+2\mu)m] G_z G_z \end{aligned} \quad (3.24)$$

显而易见, 应力张量 $\Sigma_{(1)}$ 的分量 Σ_{zz}^Z (任一截面 $Z = \text{const}$ 上的法应力) 乃是一个常数. 与此相对应, 变形后截面的单位面积上有一常力 $[2\lambda k + (\lambda+2\mu)m]G_z$. 按假设, 圆筒两端无载荷, 因而在端面我们有 $\Sigma_{zz}^Z S$ 等于零 (S 为端面面积), 亦即

$$2\lambda k + (\lambda+2\mu)m = 0 \quad (3.25)$$

这就是所需的补充方程. 联立解(3.23)和(3.25), 得

$$k = \frac{(\lambda+2\mu)(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{2\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)}, \quad m = -\frac{\lambda(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)} \quad (3.26a, b)$$

既然 k , l , m 之值已经确定, 我们便有下列一次解¹⁾:

$$\begin{aligned} u_{(1)} = & \left(kR + \frac{l}{R} \right) G_R + mZ G_z \\ = & \left[\frac{(\lambda+2\mu)(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{2\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)} R + \frac{(p_{(1)} - q_{(1)})a^2b^2}{2\mu(b^2 - a^2)} \frac{1}{R} \right] G_R \\ & - \frac{\lambda(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)} Z G_z \end{aligned} \quad (3.27a)$$

$$\begin{aligned} E_{(1)} = \bar{E}_{(1)} = & \left(k - \frac{l}{R^2} \right) G_R G_R + \left(k + \frac{l}{R^2} \right) G_\theta G_\theta + m G_z G_z \\ = & \left[\frac{(\lambda+2\mu)(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{2\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)} - \frac{(p_{(1)} - q_{(1)})a^2b^2}{2\mu(b^2 - a^2)} \frac{1}{R^2} \right] G_R G_R \\ & + \left[\frac{(\lambda+2\mu)(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{2\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)} + \frac{(p_{(1)} - q_{(1)})a^2b^2}{2\mu(b^2 - a^2)} \frac{1}{R^2} \right] G_\theta G_\theta \\ & - \frac{\lambda(p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2)}{\mu(3\lambda+2\mu)(b^2 - a^2)} G_z G_z \end{aligned} \quad (3.27b)$$

1) 我们特意在(3.27a, b)中保留了用 k , l , m 表示的表达式, 它们将在下节用到.

$$\begin{aligned} \Sigma_{(1)} = & \left[\frac{p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2}{b^2 - a^2} - \frac{(p_{(1)} - q_{(1)})a^2b^2}{b^2 - a^2} \frac{1}{R^2} \right] \mathbf{G}_R \mathbf{G}_R \\ & + \left[\frac{p_{(1)}a^2 - q_{(1)}b^2}{b^2 - a^2} + \frac{(p_{(1)} - q_{(1)})a^2b^2}{b^2 - a^2} \frac{1}{R^2} \right] \mathbf{G}_\phi \mathbf{G}_\phi \end{aligned} \quad (3.27c)$$

这些解对应于经典线性理论的解。

最后, 我们获得位移场、应变场和应力场的一级近似公式:

$$\mathbf{u}^I = \varepsilon \mathbf{u}_{(1)}, \quad \mathbf{E}^I = \varepsilon \mathbf{E}_{(1)}, \quad \Sigma^I = \varepsilon \Sigma_{(1)} \quad (3.28)$$

它们应该就是经典线性理论的结果。

因为在 $\mathbf{u}_{(1)}$, $\mathbf{E}_{(1)}$, $\Sigma_{(1)}$ 的表达式中, 每一项均为 $p_{(1)}$, $q_{(1)}$ 的一次项, 故乘以 ε 后, 考虑到(3.1), 亦即 $\varepsilon p_{(1)} = p$ 和 $\varepsilon q_{(1)} = q$, 便使参数 ε 在 \mathbf{u}^I , \mathbf{E}^I 和 Σ^I 的最终表达式中消失。例如

$$\begin{aligned} \Sigma^I = \varepsilon \Sigma_{(1)} = & \left[\frac{pa^2 - qb^2}{b^2 - a^2} - \frac{(p - q)a^2b^2}{b^2 - a^2} \frac{1}{R^2} \right] \mathbf{G}_R \mathbf{G}_R \\ & + \left[\frac{pa^2 - qb^2}{b^2 - a^2} + \frac{(p - q)a^2b^2}{b^2 - a^2} \frac{1}{R^2} \right] \mathbf{G}_\phi \mathbf{G}_\phi \end{aligned} \quad (3.29)$$

如所预期, 上式正是经典线性弹性理论里熟知的Lamé公式^[1]。

四、二次解

现在, 我们进而求解二次($n=2$)边值问题(2.20)。

对于各向同性材料^[4], 我们有

$$\mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \bar{\mathbf{E}}_{(2)} = \lambda (\text{tr} \bar{\mathbf{E}}_{(2)}) \mathbf{I} + 2\mu \bar{\mathbf{E}}_{(2)} \quad (4.1)$$

此外还利用(1.9)和(2.15)、(2.16)求得

$$\begin{aligned} \Sigma_{(2)}^* = & \left\{ \frac{\lambda}{2} \text{tr} [(\nabla_R \mathbf{u}_{(1)}) \cdot (\mathbf{u}_{(1)} \nabla_R)] + \frac{\nu_1}{2} (\text{tr} \bar{\mathbf{E}}_{(1)})^2 + \nu_2 \text{tr} \bar{\mathbf{E}}_{(1)}^2 \right\} \mathbf{I} \\ & + \lambda (\text{tr} \bar{\mathbf{E}}_{(1)}) \nabla_R \mathbf{u}_{(1)} + \mu (\nabla_R \mathbf{u}_{(1)}) \cdot (\mathbf{u}_{(1)} \nabla_R) \\ & + 2\mu \bar{\mathbf{E}}_{(1)} \cdot (\nabla_R \mathbf{u}_{(1)}) + 2\nu_2 (\text{tr} \bar{\mathbf{E}}_{(1)}) \bar{\mathbf{E}}_{(1)} + 4\nu_3 \bar{\mathbf{E}}_{(1)}^2 \end{aligned} \quad (4.2)$$

首先, 我们计算 $\Sigma_{(2)}^*$ 。

将 $\mathbf{u}_{(1)}$ 及 $\bar{\mathbf{E}}_{(1)}$ 的用 k , l , m 表示的表达式(3.27a, b)代入(4.2), 经简化后可得

$$\begin{aligned} \Sigma_{(2)}^* = & \left[A - \frac{B}{R^2} + (\lambda + 2\mu) \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_R \mathbf{G}_R \\ & + \left[A + \frac{B}{R^2} + (\lambda + 2\mu) \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_\phi \mathbf{G}_\phi \\ & + \left[C + (\lambda + 2\nu_2) \frac{l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_z \mathbf{G}_z \end{aligned} \quad (4.3)$$

其中

$$\Omega = \frac{\lambda + 3\mu + 2\nu_2 + 4\nu_3}{2(\lambda + 2\mu)} \quad (4.4a)$$

$$A = 2\Omega(\lambda + 2\mu)k^2 + (\lambda + 2\nu_2) \left[k(2k + m) + \frac{m^2}{2} \right] + \frac{\nu_1}{2}(2k + m)^2 \quad (4.4b)$$

$$B = 4\Omega(\lambda + 2\mu)kl + (\lambda + 2\nu_2)lm \quad (4.4c)$$

$$C = 2\Omega(\lambda + 2\mu)m^2 + (\lambda + 2\nu_2)\left(k^2 + 2km + \frac{m^2}{2}\right) + \frac{\nu_1}{2}(2k + m)^2 \quad (4.4d)$$

再由(4.3)算出

$$\nabla_R \cdot \Sigma_{(2)}^* = -(\lambda + 2\mu) \frac{8\Omega l^2}{R^6} G_R \quad (4.5)$$

其次, 我们计算 $C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(2)}$.

假设 $u_{(2)}$ 具有形式¹⁾

$$u_{(2)} = U_R^{(2)}(R)G_R + U_Z^{(2)}(R, Z)G_Z \quad (4.6)$$

由此,

$$\begin{aligned} \bar{E}_{(2)} &= \frac{1}{2}(\nabla_R u_{(2)} + u_{(2)} \nabla_R) \\ &= \frac{dU_R^{(2)}}{dR} G_R G_R + \frac{U_R^{(2)}}{R} G_\theta G_\theta + \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial Z} G_Z G_Z + \frac{1}{2} \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial R} (G_R G_Z + G_Z G_R) \end{aligned} \quad (4.7)$$

于是, 按照(4.1), 我们有

$$\begin{aligned} C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(2)} &= \left[(\lambda + 2\mu) \frac{dU_R^{(2)}}{dR} + \lambda \left(\frac{U_R^{(2)}}{R} + \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial Z} \right) \right] G_R G_R \\ &\quad + \left[(\lambda + 2\mu) \frac{U_R^{(2)}}{R} + \lambda \left(\frac{dU_R^{(2)}}{dR} + \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial Z} \right) \right] G_\theta G_\theta \\ &\quad + \left[(\lambda + 2\mu) \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial Z} + \lambda \left(\frac{dU_R^{(2)}}{dR} + \frac{U_R^{(2)}}{R} \right) \right] G_Z G_Z \\ &\quad + \mu \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial R} (G_R G_Z + G_Z G_R) \end{aligned} \quad (4.8)$$

因而

$$\begin{aligned} \nabla_R \cdot (C_{(2)} \cdot \bar{E}_{(2)}) &= \left[(\lambda + 2\mu) \left(\frac{d^2 U_R^{(2)}}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{dU_R^{(2)}}{dR} - \frac{U_R^{(2)}}{R^2} \right) + (\lambda + \mu) \frac{\partial^2 U_Z^{(2)}}{\partial R \partial Z} \right] G_R \\ &\quad + \left[\mu \left(\frac{\partial^2 U_Z^{(2)}}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial R} \right) + (\lambda + 2\mu) \frac{\partial^2 U_Z^{(2)}}{\partial Z^2} \right] G_Z \end{aligned} \quad (4.9)$$

将(4.5)、(4.9)代入(2.20a), 得到下面两个方程:

$$\frac{d^2 U_R^{(2)}}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{dU_R^{(2)}}{dR} - \frac{U_R^{(2)}}{R^2} - \frac{8\Omega l^2}{R^6} = -\frac{\lambda + \mu}{\lambda + 2\mu} \frac{\partial^2 U_Z^{(2)}}{\partial R \partial Z} \quad (4.10a)$$

$$\frac{\partial^2 U_Z^{(2)}}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial U_Z^{(2)}}{\partial R} = -\frac{\lambda + 2\mu}{\mu} \frac{\partial^2 U_Z^{(2)}}{\partial Z^2} \quad (4.10b)$$

我们看到, 方程组(4.10)与上节中的方程组(3.8)具有同样形式. 按照求解(3.8)的论据, 我们得到

$$U_Z^{(2)} = (\gamma + \gamma' \ln R)Z \quad (4.11)$$

式中 γ, γ' 为待定常数. 这样, (4.10)化为

1) 由于问题的对称性, 质点的轴向位移分量 $U_Z^{(2)}$ 很可能也像 $U_Z^{(1)}$ 那样与 R 无关. 但在弄清这一点之前, 不妨仍先假定 $U_Z^{(2)} = U_Z^{(2)}(R, Z)$.

$$\frac{d^2 U_R^{(2)}}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{dU_R^{(2)}}{dR} - \frac{U_R^{(2)}}{R^2} = -\frac{\lambda + \mu}{\lambda + 2\mu} \frac{\gamma'}{R} + \frac{8\Omega l^2}{R^6} \quad (4.12)$$

由(4.3)和(4.8), 并考虑到(4.11), 我们有

$$\begin{aligned} \mathbf{G}_R \cdot (\mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \bar{\mathbf{E}}_{(2)} + \Sigma_{(2)}^*) = & \left[(\lambda + 2\mu) \frac{dU_R^{(2)}}{dR} + \lambda \left(\frac{U_R^{(2)}}{R} + \gamma + \gamma' \ln R \right) \right. \\ & \left. + A - \frac{B}{R^2} + (\lambda + 2\mu) \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_R + \mu \frac{\gamma'}{R} Z \mathbf{G}_R \end{aligned} \quad (4.13)$$

根据边界条件(2.20b), 我们有

$$\mathbf{G}_R \cdot (\mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \bar{\mathbf{E}}_{(2)} + \Sigma_{(2)}^*) = 0 \quad \text{在 } R = a, b \quad (4.14)$$

从而

$$\left[(\lambda + 2\mu) \left(\frac{dU_R^{(2)}}{dR} + \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right) + \lambda \left(\frac{U_R^{(2)}}{R} + \gamma + \gamma' \ln R \right) + A - \frac{B}{R^2} \right]_{R=a, b} = 0 \quad (4.15a)$$

$$\mu \frac{\gamma'}{R} Z \Big|_{R=a, b} = 0, \quad \text{即 } \gamma' = 0 \quad (4.15b)$$

于是(4.11)、(4.12)、(4.15a)分别化为

$$U_R^{(2)} = \gamma Z \quad (4.16)$$

$$\frac{d^2 U_R^{(2)}}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{dU_R^{(2)}}{dR} - \frac{U_R^{(2)}}{R^2} = \frac{8\Omega l^2}{R^6} \quad (4.17)$$

$$\left[(\lambda + 2\mu) \left(\frac{dU_R^{(2)}}{dR} + \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right) + \lambda \left(\frac{U_R^{(2)}}{R} + \gamma \right) + A - \frac{B}{R^2} \right]_{R=a, b} = 0 \quad (4.18)$$

(4.16)表明, 同 $U_R^{(1)}$ 一样, $U_R^{(2)}$ 也与 R 无关. 故圆筒截面在变形后移到仍与 Z 轴垂直的一个平面上.

鉴于微分方程(4.17)具有通解

$$U_R^{(2)} = \alpha R + \frac{\beta}{R} + \frac{\Omega l^2}{R^8} \quad (4.19)$$

边界条件(4.18)化为

$$2(\lambda + \mu)\alpha - \frac{2\mu}{a^2}\beta + \lambda\gamma + A - \frac{B}{a^2} - \frac{2\Omega\mu l^2}{a^4} = 0 \quad (4.20a)$$

$$2(\lambda + \mu)\alpha - \frac{2\mu}{b^2}\beta + \lambda\gamma + A - \frac{B}{b^2} - \frac{2\Omega\mu l^2}{b^4} = 0 \quad (4.20b)$$

但这两个方程还不足以确定三个未知量 α , β 和 γ . 与第三节中的情形相类似, 需要再补充一个方程.

将(4.16)、(4.19)代入(4.8), 得

$$\begin{aligned} \mathbf{C}_{(2)} \cdot \cdot \bar{\mathbf{E}}_{(2)} = & \left[2(\lambda + \mu)\alpha + \lambda\gamma - \frac{2\mu\beta}{R^2} - (\lambda + 3\mu) \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_R \mathbf{G}_R \\ & + \left[2(\lambda + \mu)\alpha + \lambda\gamma + \frac{2\mu\beta}{R^2} - (\lambda - \mu) \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_\phi \mathbf{G}_\phi \\ & + \left[2\lambda\alpha + (\lambda + 2\mu)\gamma - \lambda \frac{2\Omega l^2}{R^4} \right] \mathbf{G}_Z \mathbf{G}_Z \end{aligned} \quad (4.21)$$

(4.21)与(4.3)相加, 给出

$$\begin{aligned} \Sigma_{(z)} = & \left[2(\lambda + \mu)\alpha + \lambda\gamma + A - \frac{2\mu\beta + B}{R^2} - \frac{2\Omega\mu l^2}{R^4} \right] G_R G_R \\ & + \left[2(\lambda + \mu)\alpha + \lambda\gamma + A + \frac{2\mu\beta + B}{R^2} + \frac{6\Omega\mu l^2}{R^4} \right] G_\phi G_\phi \\ & + \left[2\lambda\alpha + (\lambda + 2\mu)\gamma + C - (2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2) \frac{l^2}{R^4} \right] G_z G_z \end{aligned} \quad (4.22)$$

从上式看出, 应力分量 $\Sigma_{zz}^{(z)}$ 乃是 R 的函数, 因此在圆筒截面上的 R 处相应地每单位面积有面力 $\left[2\lambda\alpha + (\lambda + 2\mu)\gamma + C - (2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2) \frac{l^2}{R^4} \right] G_z$. 因为, 按假设, 圆筒的两端为自由面 (无载荷), 故在端面我们有

$$\int_a^b \left[2\lambda\alpha + (\lambda + 2\mu)\gamma + C - (2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2) \frac{l^2}{R^4} \right] 2\pi R dR = 0 \quad (4.23a)$$

或

$$2\lambda\alpha + (\lambda + 2\mu)\gamma + C - (2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2) \frac{l^2}{a^2 b^2} = 0 \quad (4.23b)$$

联立解(4.20a, b)及(4.23b), 得

$$\alpha = -\frac{1}{2\mu(3\lambda + 2\mu)} \left\{ (\lambda + 2\mu) \left(A + \frac{2\Omega\mu l^2}{a^2 b^2} \right) - \lambda \left[C - (2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2) \frac{l^2}{a^2 b^2} \right] \right\} \quad (4.24a)$$

$$\beta = -\frac{1}{2\mu} \left[B + (a^2 + b^2) \frac{2\Omega\mu l^2}{a^2 b^2} \right] \quad (4.24b)$$

$$\gamma = \frac{1}{\mu(3\lambda + 2\mu)} \left\{ \lambda \left(A + \frac{2\Omega\mu l^2}{a^2 b^2} \right) - (\lambda + \mu) \left[C - (2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2) \frac{l^2}{a^2 b^2} \right] \right\} \quad (4.24c)$$

并在求解过程获得下面就要用到的关系式

$$2(\lambda + \mu)\alpha + \lambda\gamma + A = -\frac{2\Omega\mu l^2}{a^2 b^2} \quad (4.24d)$$

既经确定了常数 α, β, γ 之值, $u_{(z)}$ 也就随之确定了:

$$u_{(z)} = \left(aR + \frac{\beta}{R} + \frac{\Omega l^2}{R^3} \right) G_R + \gamma Z G_z \quad (4.25)$$

于是(4.7)及(2.8b)分别给出

$$\bar{E}_{(z)} = \left(a - \frac{\beta}{R^2} - \frac{3\Omega l^2}{R^4} \right) G_R G_R + \left(a + \frac{\beta}{R^2} + \frac{\Omega l^2}{R^4} \right) G_\phi G_\phi + \gamma G_z G_z \quad (4.26)$$

$$\begin{aligned} E_{(z)} = & \left[a + \frac{k^2}{2} - (\beta + kl) \frac{1}{R^2} - \frac{1}{2} (6\Omega - 1) \frac{l^2}{R^4} \right] G_R G_R \\ & + \left[a + \frac{k^2}{2} + (\beta + kl) \frac{1}{R^2} + \frac{1}{2} (2\Omega + 1) \frac{l^2}{R^4} \right] G_\phi G_\phi \\ & + \left(\gamma + \frac{m^2}{2} \right) G_z G_z \end{aligned} \quad (4.27)$$

再从(4.22), 并利用(4.23b)和(4.24b, d), 得到

$$\begin{aligned} \Sigma_{(2)} = & -\frac{2\Omega\mu l^2}{a^2b^2} \left(1 - \frac{a^2+b^2}{R^2} + \frac{a^2b^2}{R^4}\right) G_R G_R \\ & -\frac{2\Omega\mu l^2}{a^2b^2} \left(1 + \frac{a^2+b^2}{R^2} - \frac{3a^2b^2}{R^4}\right) G_\phi G_\phi \\ & + \frac{(2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2)l^2}{a^2b^2} \left(1 - \frac{a^2b^2}{R^4}\right) G_z G_z \end{aligned} \quad (4.28)$$

其中, 考虑到 l 和 Ω 的表达式(3.22)和(4.4a),

$$\frac{2\Omega\mu l^2}{a^2b^2} = \frac{(\lambda + 3\mu + 2\nu_2 + 4\nu_3)(p_{(1)} - q_{(1)})^2 a^2 b^2}{4\mu(\lambda + 2\mu)(b^2 - a^2)^2} \quad (4.29a)$$

$$\frac{(2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2)l^2}{a^2b^2} = \frac{(\lambda\mu + 4\lambda\nu_3 - 4\mu\nu_2)(p_{(1)} - q_{(1)})^2 a^2 b^2}{4\mu^2(\lambda + 2\mu)(b^2 - a^2)^2} \quad (4.29b)$$

以上的(4.25)、(4.27)和(4.28)便是所欲求的二次解。这样, 我们便获得位移场、应变场和应力场的二级近似公式如下:

$$\left. \begin{aligned} \mathbf{u}^I &= \varepsilon \mathbf{u}_{(1)} + \varepsilon^2 \mathbf{u}_{(2)} = \mathbf{u}^I + \varepsilon^2 \mathbf{u}_{(2)} \\ \mathbf{E}^I &= \varepsilon \mathbf{E}_{(1)} + \varepsilon^2 \mathbf{E}_{(2)} = \mathbf{E}^I + \varepsilon^2 \mathbf{E}_{(2)} \\ \Sigma^I &= \varepsilon \Sigma_{(1)} + \varepsilon^2 \Sigma_{(2)} = \Sigma^I + \varepsilon^2 \Sigma_{(2)} \end{aligned} \right\} \quad (4.30)$$

我们已在第三节末指出, 在 $\mathbf{u}^I, \mathbf{E}^I, \Sigma^I$ 的最终表达式中, 参数 ε 消失。鉴于在 $\mathbf{u}_{(2)}, \mathbf{E}_{(2)}, \Sigma_{(2)}$ 的表达式(4.25)、(4.27)、(4.28)中, 每一项均为关于 $p_{(1)}, q_{(1)}$ 的二次项, 从而乘以 ε^2 后, 根据(3.1), 它们便化为关于 p, q 的二次项, 参数 ε 也就消失了。这样, 在 $\mathbf{u}^I, \mathbf{E}^I, \Sigma^I$ 的最终结果里, ε 是不存在的。我们仍以应力场为例, 写出它的二级近似公式如下:

$$\begin{aligned} \Sigma^I = & \left\{ \frac{1}{b^2 - a^2} \left[pa^2 - qb^2 - \frac{(p-q)a^2b^2}{R^2} \right] \right. \\ & - \frac{(\lambda + 3\mu + 2\nu_2 + 4\nu_3)(p-q)^2 a^2 b^2}{4\mu(\lambda + 2\mu)(b^2 - a^2)^2} \left[1 - \frac{a^2 + b^2}{R^2} + \frac{a^2 b^2}{R^4} \right] \left. \right\} G_R G_R \\ & + \left\{ \frac{1}{b^2 - a^2} \left[pa^2 - qb^2 + \frac{(p-q)a^2b^2}{R^2} \right] \right. \\ & - \frac{(\lambda + 3\mu + 2\nu_2 + 4\nu_3)(p-q)^2 a^2 b^2}{4\mu(\lambda + 2\mu)(b^2 - a^2)^2} \left[1 + \frac{a^2 + b^2}{R^2} - \frac{3a^2 b^2}{R^4} \right] \left. \right\} G_\phi G_\phi \\ & + \frac{(\lambda\mu + 4\lambda\nu_3 - 4\mu\nu_2)(p-q)^2 a^2 b^2}{4\mu^2(\lambda + 2\mu)(b^2 - a^2)^2} \left(1 - \frac{a^2 b^2}{R^4}\right) G_z G_z \end{aligned} \quad (4.31)$$

五、结 束 语

前已指出, 因为 $U_z^{(1)}$ 和 $U_z^{(2)}$ 均与 R 无关, 故圆筒的任一截面 $Z = \text{const}$ 上的所有质点将全部移至另一仍与 Z 轴垂直的平面上。另一方面, 这一点也可从 $E_{zz}^{(1)} = \text{const}$ 和 $E_{zz}^{(2)} = \text{const}$ 这个结果而有所察觉。

此外, 在一次理论里, 我们看到

$$\left. \begin{aligned} E_{RR}^{(1)} + E_{\phi\phi}^{(1)} &= \text{const} \\ \Sigma_{zz}^{(1)} &= 0, \quad \Sigma_{RR}^{(1)} + \Sigma_{\phi\phi}^{(1)} = \text{const} \end{aligned} \right\} \quad (5.1)$$

这是经典弹性理论里众所周知的结果⁽¹⁾。然而在二次理论里，我们注意到

$$\left. \begin{aligned} E_{RR}^{(2)} + E_{\phi\phi}^{(2)} &= 2\alpha + k^2 - (2\Omega - 1) \frac{l^2}{R^4} \\ \Sigma_{RR}^{(2)} + \Sigma_{\phi\phi}^{(2)} &= -\frac{2\Omega\mu l^2}{a^2 b^2} \cdot 2 \left(1 - \frac{a^2 b^2}{R^4} \right) \end{aligned} \right\} \quad (5.2a, b)$$

可见，跟一次理论的结果形成鲜明的对照， $E_{RR}^{(2)}$ 与 $E_{\phi\phi}^{(2)}$ 之和以及 $\Sigma_{RR}^{(2)}$ 与 $\Sigma_{\phi\phi}^{(2)}$ 之和在整个圆筒内均已不再保持恒定。这一因有限位移而产生的效应，当然是线性近似或经典理论里所完全没有的。随之发生的是，不同于一次理论的情形($\Sigma_{zz}^{(1)}=0$)，

$$\Sigma_{zz}^{(2)} = \frac{(2\Omega\lambda - \lambda - 2\nu_2)l^2}{a^2 b^2} \left(1 - \frac{a^2 b^2}{R^4} \right) \quad (5.3)$$

合并(5.2b)和(5.3)，同时考虑到(4.29)，我们便得关系式

$$\Sigma_{zz}^{(2)} = -\frac{\lambda\mu + 4\lambda\nu_3 - 4\mu\nu_2}{2\mu(\lambda + 3\mu + 2\nu_2 + 4\nu_3)} (\Sigma_{RR}^{(2)} + \Sigma_{\phi\phi}^{(2)}) \quad (5.4)$$

由此可见， $\Sigma_{zz}^{(2)}$ 的出现正是由于 $\Sigma_{RR}^{(2)}$ 与 $\Sigma_{\phi\phi}^{(2)}$ 之和不为常数而引起的，而且 $\Sigma_{zz}^{(2)}$ 与 $(\Sigma_{RR}^{(2)} + \Sigma_{\phi\phi}^{(2)})$ 之间呈现线性关系，其比例系数之值取决于圆筒的材料，而与圆筒的内外半径以及它所遭受的内外压力的大小无关。

参 考 文 献

- [1] 钱伟长、叶开沅, 《弹性力学》, 科学出版社, (1956).
- [2] 郭仲衡, 《非线性弹性理论》, 科学出版社, (1980).
- [3] Eringen, A. C., *Nonlinear Theory of Continuous Media*, McGraw-Hill, New York (1962).
- [4] Gairola, B. K. D., Nonlinear elastic problems, in F. R. N. Nabarro, (ed.), *Dislocations in Solids*, Vol. 1, North-Holland, Amsterdam (1979), 223—342.
- [5] Green, A. E. and J. E. Adkins, *Large Elastic Deformations and Non-Linear Continuum Mechanics*, The Clarendon Press, Oxford (1960).
- [6] Grioli, G., *Mathematical Theory of Elastic Equilibrium (Recent Results)*, Springer, Berlin (1962).
- [7] Toupin, R. A. and B. Bernstein, Sound waves in deformed perfectly elastic materials, Acoustoelastic effect, *J. Acoust. Soc. Amer.*, 33 (1961), 216—225.
- [8] Truesdell, C. and W. Noll, The non-linear field theories of mechanics, *Handbuch der Physik*, Bd. III/3, Springer, Berlin (1965).

On the Finite Displacement Problem of a Hollow Cylinder under Internal and External Pressures

Huang Ze-yan

(Wuhan College of Geology, Wuhan)

Abstract

Using the method of successive approximations we find for this boundary-value problem the first- and second-order solutions. And then we obtain the formulae in the second approximation for the displacement, strain, and stress fields. Also, our results show that after deformation (i) a cross section of the cylinder must be displaced into a plane section perpendicular to the central axis of the cylinder; and (ii) neither the sum of the strain components $E_{RR}^{(2)}$ and $E_{\phi\phi}^{(2)}$ nor the sum of the stress components $\Sigma_{RR}^{(2)}$ and $\Sigma_{\phi\phi}^{(2)}$ maintains constant throughout the cylinder. The latter effect, which is absent from classical elasticity, bears responsibility for the presence of the $\Sigma_{ZZ}^{(2)}$. Moreover, there exhibits a linear relation between $\Sigma_{ZZ}^{(2)}$ and $(\Sigma_{RR}^{(2)} + \Sigma_{\phi\phi}^{(2)})$, with the proportionality coefficient depending only on the material of the cylinder.