

演習問題 12 解答

問題 12.1 の解答

式 (12.24) より, 最大応力は

$$\begin{aligned} (\sigma_{\theta})_{\max} &= \frac{\rho r_2^2 \omega^2 (3 + \nu)}{4} \left\{ 1 + \frac{1 - \nu}{3 + \nu} \left(\frac{r_1}{r_2} \right)^2 \right\} \\ &= \frac{7.8 \times 10^3 \times 0.25^2 \left\{ 4000 \times \left(\frac{2\pi}{60} \right) \right\}^2 (3 + 0.3)}{4} \left\{ 1 + \frac{1 - 0.3}{3 + 0.3} \left(\frac{0.025}{0.25} \right)^2 \right\} \\ &= 70.72 \times 10^6 (\text{Pa}) = 70.72 (\text{MPa}) \end{aligned}$$

問題 12.2 の解答

式 (12.29) で $v = r_2 \omega$ として, 限界周速度は

$$v = r_2 \omega = \sqrt{\frac{8(\sigma_{\theta})_{\max}}{(3 + \nu)\rho}} = \sqrt{\frac{8 \times 20 \times 10^6}{(3 + 0.3) \times 8.83 \times 10^3}} = 74.10 (\text{m/s})$$

問題 12.3 の解答

$\sigma_a = (\sigma_{\theta})_{\max}$ とすれば, 式 (12.47) より, 最大内圧力は

$$\begin{aligned} P_1 &= \frac{(r_2^2 - r_1^2)(\sigma_{\theta})_{\max}}{r_2^2 + r_1^2} \\ &= \frac{(0.13^2 - 0.1^2)}{(0.13^2 + 0.1^2)} \times 50 \times 10^6 = 12.8 \times 10^6 (\text{Pa}) = 12.8 (\text{MPa}) \end{aligned}$$

問題 12.4 の解答

薄肉円筒のときに生じる最大応力 $(\sigma_{\theta})'_{\max}$ は

$$(\sigma_{\theta})'_{\max} = \frac{P_1 r_1}{r_2 - r_1} = \frac{P_1}{n - 1}$$

厚肉円筒のときに生じる最大応力 $(\sigma_{\theta})_{\max}$ は, 式 (12.47) より

$$(\sigma_{\theta})_{\max} = \frac{(r_1^2 + r_2^2)P_1}{r_2^2 - r_1^2} = \frac{\left\{ \left(\frac{r_2}{r_1} \right)^2 + 1 \right\} P_1}{\left(\frac{r_2}{r_1} \right)^2 - 1} = \frac{(n^2 + 1)P_1}{n^2 - 1}$$

よって,

$$\frac{(\sigma_{\theta})_{\max}}{(\sigma_{\theta})'_{\max}} = \frac{n^2 + 1}{n - 1}$$

問題 12.5 の解答

式 (12.60) より, 焼きばめしろは

$$\begin{aligned}\delta &= \frac{4p_m}{E} \frac{r_2^3(r_3^2 - r_1^2)}{(r_3^2 - r_2^2)(r_2^2 - r_1^2)} = \frac{4 \times 20 \times 10^6}{206 \times 10^9} \times \frac{0.06^3 \times (0.07^2 - 0.05^2)}{(0.07^2 - 0.06^2)(0.06^2 - 0.05^2)} \\ &= 0.141 \times 10^{-3}(\text{m}) = 0.141 (\text{mm})\end{aligned}$$

問題 12.6 の解答

(1) 外筒について, 式 (12.61) より

$$\begin{aligned}\sigma_{\theta 2} &= \sigma'_{\theta 2} + \sigma''_{\theta 2} = \frac{r_3^2 + r_2^2}{r_3^2 - r_2^2} p_m + \frac{r_3^2}{r_3^2 - r_1^2} \left(\frac{r_1^2}{r_2^2} + \frac{r_1^2}{r_3^2} \right) p_1 \\ &= \frac{0.12^2 + 0.11^2}{0.12^2 - 0.11^2} \times 20 \times 10^6 + \frac{0.12^2}{0.12^2 - 0.10^2} \left(\frac{0.10^2}{0.11^2} + \frac{0.10^2}{0.12^2} \right) \times 50 \times 10^6 \\ &= 479 \times 10^6(\text{Pa}) = 479 (\text{MPa})\end{aligned}$$

(2) 内筒について, 式 (12.62) より

$$\begin{aligned}\sigma_{\theta 1} &= \sigma'_{\theta 1} + \sigma''_{\theta 1} = -\frac{2r_2^2}{r_2^2 - r_1^2} p_m + \frac{r_3^2 + r_1^2}{r_3^2 - r_1^2} p_1 \\ &= -\frac{2 \times 0.11^2}{0.11^2 - 0.10^2} \times 20 \times 10^6 + \frac{0.12^2 + 0.10^2}{0.12^2 - 0.10^2} \times 50 \times 10^6 \\ &= 46.8 \times 10^6(\text{Pa}) = 46.8 (\text{MPa})\end{aligned}$$

問題 12.7 の解答

式 (12.47), 式 (12.78) より, 厚肉円筒と厚肉球の最大応力は

$$\begin{aligned}(\sigma_{\theta})_{\max} &= \frac{(r_1^2 + r_2^2)p_1}{r_2^2 - r_1^2} = \frac{1 + n^2}{1 - n^2} p_1 \\ \sigma_{\max} &= \frac{r_2^3 + 2r_1^3}{2(r_2^3 - r_1^3)} p_1 = \frac{1 + 2n^3}{2(1 - n^3)} p_1 \\ \frac{(\sigma_{\theta})_{\max}}{\sigma_{\max}} &= \frac{1 + n^2}{1 - n^2} \times \frac{2(1 - n^3)}{1 + 2n^3} = \frac{1 + 0.7^2}{1 - 0.7^2} \times \frac{2(1 - 0.7^3)}{1 + 2 \times 0.7^3} = 2.28\end{aligned}$$

問題 12.8 の解答

式 (12.78) より, 最大圧力は

$$\begin{aligned}
 p_1 &= \frac{2(r_2^3 - r_1^3)}{r_2^3 + 2r_1^3} \sigma_{\max} \times \frac{1}{3} \\
 &= \frac{2(0.14^3 - 0.08^3)}{0.14^3 + 2 \times 0.08^3} \times 300 \times 10^6 \times \frac{1}{3} \\
 &= 118 \times 10^6 (\text{Pa}) = 118 (\text{MPa})
 \end{aligned}$$

問題 12.9 の解答

式 (12.84) より, 板厚は

$$\begin{aligned}
 t &= \sqrt{\frac{3(3+\nu)}{8 \times \sigma_{\max}} p_0} \times a \\
 &= \sqrt{\frac{3(3+0.2)}{8 \times 600 \times 10^6}} \times 20 \times 10^6 \times 0.1 = 0.02(\text{m}) = 20 (\text{mm})
 \end{aligned}$$

問題 12.10 の解答

式 (12.82) を順次積分すれば w は次式となる

$$w = \frac{1}{D} \left(\frac{p}{64} r^4 + C_1 r^2 + C_2 + C_3 r^2 \log r + C_4 \log r \right)$$

ただし, 等分布荷重は作用していないので, 上式において $p=0$ とすると

$$w = \frac{1}{D} (C_1 r^2 + C_2 + C_3 r^2 \log r + C_4 \log r)$$

また, 中心のたわみは有限なので, $C_4=0$ としなければならない。一方, 式 (12.79) に式 (12.80) を代入すれば次式を得る。

$$\begin{aligned}
 Q &= -D \left(\frac{d^3 w}{dr^3} + \frac{1}{r} \frac{d^2 w}{dr^2} - \frac{1}{r^2} \frac{dw}{dr} \right) \\
 &= -D \frac{d}{dr} \left\{ \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dw}{dr} \right) \right\}
 \end{aligned}$$

この式に上式 w を代入して

$$Q = \frac{4C_3}{r}$$

半径 r における全円周のせん断力 Q と集中荷重 P とのつり合いから,

$$P + 2\pi r Q = 0$$

$$\therefore C_3 = \frac{P}{8\pi}$$

したがって, w に関する上式は

$$w = \frac{1}{D} \left(C_1 r^2 + C_2 + \frac{P}{8\pi} r^2 \log r \right)$$

境界条件として, $r=a$ のとき $w=0$ および $M_\theta=0$ を上式と式 (12.80) に代

入して連立すれば

$$C_1 = -\frac{P}{16} \left(2 \log a + \frac{3 + \nu}{1 + \nu} \right)$$

$$C_2 = \frac{Pa^2}{16\pi} \frac{3 + \nu}{1 + \nu}$$

これらを式 (12.80) に代入すれば, M_θ と M_r は次式となる。

$$M_\theta = \frac{P}{4\pi} (1 + \nu) \log \frac{a}{r}$$

$$M_r = \frac{P}{4\pi} \left\{ (1 + \nu) \log \frac{a}{r} + (1 - \nu) \right\}$$

らに平面応力状態の円周方向応力 σ_θ と半径方向応力 σ_r は, 式 (12.15), 式 (12.16) より

$$\sigma_\theta = \frac{E}{1 - \nu} (\varepsilon_\theta + \nu \varepsilon_r) = -\frac{E_z}{1 - \nu} \left(\frac{d^2 w}{dr^2} + \frac{\nu}{r} \frac{dw}{dr} \right) = \frac{12M_\theta}{t^3} z$$

$$\sigma_r = \frac{E}{1 - \nu} (\varepsilon_r + \nu \varepsilon_\theta) = -\frac{E_z}{1 - \nu} \left(\frac{1}{r} \frac{dw}{dr} + \nu \frac{d^2 w}{dr^2} \right) = \frac{12M_r}{t^3} z$$

よって σ_θ と σ_r は次式より求められる。

$$\begin{aligned} \sigma_\theta &= \frac{12M_\theta}{t^3} z = \frac{12z}{t^3} \frac{P}{4\pi} (1 + \nu) \log \frac{a}{r} \\ &= \frac{12Pz}{4\pi t^3} (1 + \nu) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \sigma_r &= \frac{12M_r}{t^3} z = \frac{12z}{t^3} \frac{P}{4\pi} \left\{ (1 + \nu) \log \frac{a}{r} + (1 - \nu) \right\} \\ &= \frac{12Pz}{4\pi t^3} \left\{ (1 + \nu) \log \frac{a}{r} + (1 - \nu) \right\} \end{aligned}$$