

# 応用材料強度学 テスト問題解答

1. 薄い平板が面内に外力を受けて、応力  $\sigma_x = 100\text{MPa}$ ,  $\sigma_y = 50\text{MPa}$  が作用するとき、ひずみ成分  $\epsilon_x$  と  $\epsilon_y$  を求めよ。ただし、材料の縦弾性係数およびポアソン比をそれぞれ  $200\text{GPa}$  と  $0.3$  とする。(10点)

(解) 縦弾性係数を  $E$ , ポアソン比を  $\nu$  とすれば、2次元のHookeの法則によってひずみ成分が次のように計算できる。

$$\epsilon_x = \frac{1}{E}(\sigma_x - \nu\sigma_y) = \frac{1}{200 \times 10^3}(100 - 0.3 \times 50) = 4.25 \times 10^{-4}$$

$$\epsilon_y = \frac{1}{E}(\sigma_y - \nu\sigma_x) = \frac{1}{200 \times 10^3}(50 - 0.3 \times 100) = 1.00 \times 10^{-4}$$

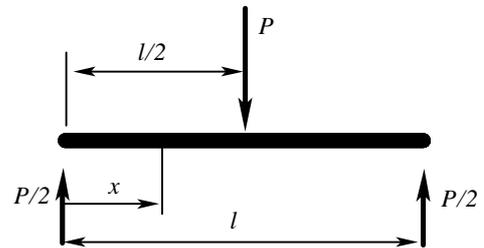
2. 長さ  $l$  の単純支持はりの中央に集中荷重  $P$  が作用するときのたわみを導出しなさい。また、一辺  $a = 30\text{mm}$  の正方形断面をもつ長さ  $l = 50\text{cm}$  のはりの中央に  $P = 1\text{kN}$  作用するときの最大たわみを計算しなさい。なお、はりの縦弾性係数  $E = 206\text{GPa}$  とする。(30点)

(解) 題意より、曲げモーメントは

$$M_x = \frac{Px}{2}$$

となる。したがって、たわみ曲線は

$$\frac{d^2y}{dx^2} = -\frac{M_x}{EI} = -\frac{Px}{2EI}$$



ここで、 $E$  と  $I$  はそれぞれ縦弾性係数と断面2次モーメントを表す。これを2回積分して

$$\frac{dy}{dx} = -\frac{Px^2}{4EI} + C_1$$

$$y = -\frac{Px^3}{12EI} + C_1x + C_2$$

を得る。境界条件  $x=0$  のとき  $y=0$  および  $x=l/2$  のとき  $dy/dx=0$  によって

$$C_1 = \frac{Pl^2}{16EI}, \quad C_2 = 0$$

したがって、次式を得る。

$$y = \frac{Px}{48EI}(3l^2 - 4x^2)$$

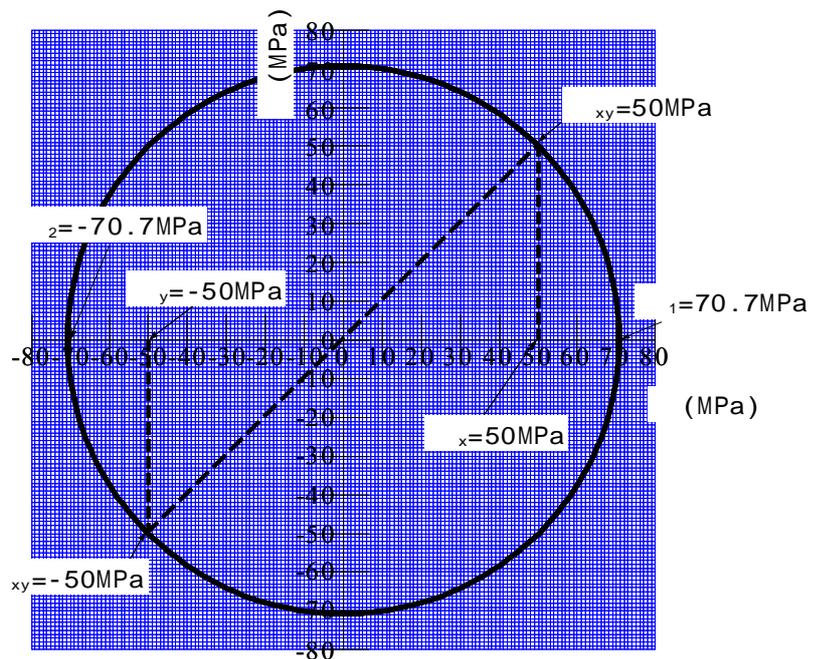
$x=l/2$  のとき、たわみは最大となる。

$$y_{\max} = y_{x=l/2} = \frac{Pl^3}{48EI} = \frac{10^3 \times 500^3}{48 \times 206 \times 10^3 \times \frac{30^4}{12}} = 0.187\text{mm}$$

3. 材料に互いに直角な引張応力  $50\text{MPa}$  と圧縮応力  $50\text{MPa}$  を生じており、さらにせん断応力  $50\text{MPa}$  を生じている。この応力状態におけるモールの応力円を描き、モールの応力円から主応力の大きさを求めよ。(20点)

(解) モールの応力円は次のようになる。したがって、図から主応力の大きさは

$$\sigma_1 = 70.7\text{MPa}, \quad \sigma_2 = -70.7\text{MPa}$$



4.  $600\text{N}\cdot\text{m}$ のねじりモーメントが作用する丸棒がある。軸の許容せん断応力を  $40\text{MPa}$  として軸径を求めよ。(10 点)

(解) ねじりモーメントを  $T$ 、丸棒の直径を  $d$  とすれば、軸に生じる最大せん断応力は

$$\tau_{\max} = \frac{16T}{\pi d^3} \leq \tau_a = 40\text{MPa}$$

$$\therefore d = \sqrt[3]{\frac{16T}{\pi\tau_a}} = \sqrt[3]{\frac{16 \times 600 \times 10^3}{\pi \times 40}} = 42.4\text{mm}$$

5. 単軸引張りのときの降伏応力が  $\sigma_y = 180\text{MPa}$  の軟鋼材がある。主応力が  $\sigma_1 = 300\text{MPa}$ 、 $\sigma_2 = 200\text{MPa}$ 、 $\sigma_3 = 100\text{MPa}$  のとき、トレスカおよびミーゼスの降伏条件で降伏するかどうか検討しなさい。さらに、この応力に静水圧  $p = 100\text{MPa}$  が加わった場合にはどうなるか検討しなさい。(20 点)

(解) トレスカの降伏条件は

$$\sigma_1 - \sigma_3 = 300 - 100 = 200\text{MPa} \geq \sigma_y = 180\text{MPa}$$

したがって、軟鋼材は降伏する。

ミーゼスの降伏条件は

$$\bar{\sigma} = \sqrt{\frac{1}{2}\{(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2\}} = 173.2\text{MPa} \leq \sigma_y = 180\text{MPa}$$

したがって、軟鋼材は降伏しない。

トレスカとミーゼスの降伏条件は、静水圧に影響されない。したがって、トレスカの降伏条件では降伏するが、ミーゼスの降伏条件では、降伏しない。

6. 長さ  $5\text{m}$ 、直径  $50\text{mm}$  の軟鋼製円柱の座屈強さを求めよ。ただし、軟鋼の縦弾性係数を  $210\text{GPa}$  とし、柱は一端自由端、他端固定端とする。(10 点)

(解) オイラーの式により、座屈強さは

$$\sigma = \frac{\pi^2 E}{4 (l/k)^2} = \frac{\pi^2}{4} \times \frac{210 \times 10^3}{400^2} = 3.24\text{MPa}$$

ここで、細長比は

$$\frac{l}{k} = \frac{l}{\sqrt{\frac{I}{A}}} = \frac{l}{\sqrt{\frac{\frac{\pi}{64}d^4}{\frac{\pi}{4}d^2}}} = \frac{l}{\frac{d}{4}} = \frac{5000}{50} = 100$$