

- ⑧ **3・1** 一辺が 30mm の正方形断面の軟鋼棒が引張荷重を受けたとき、法線が軸方向と 45° をなす斜面上の垂直応力が 80MPa であった。斜面上のせん断応力 τ と引張荷重 P を求めよ。

- ⑨ **3・6** $\sigma_x = 40\text{MPa}$, $\sigma_y = -80\text{MPa}$, $\tau_{xy} = 50\text{MPa}$ のとき、主応力、主せん断応力およびそれらの作用面の方向を求めよ。
3・7 前問をモールの応力円を用いて解け。

- ⑩ **[8・16]** 図 8・15 に示す伝動軸において、ベルト車 B に毎分回転数 175 で 100 馬力を与え、これをベルト車 A および C でそれぞれ 40 馬力および 60 馬力を受け取るものとすれば、その軸の直径 d をどのようにすればよいか。また、ベルト車の厚さを無視するとき、この軸の振り角 θ を求めよ。ただし、 $l_1 = 1.5\text{ m}$, $l_2 = 1\text{ m}$, 材料の許容振り応力を $\tau_a = 120\text{ kg/cm}^2$, 剪断弾性係数を $G = 8 \times 10^5\text{ kg/cm}^2$ とし、軸には動力伝達によるトルクのみが作用するものとする。

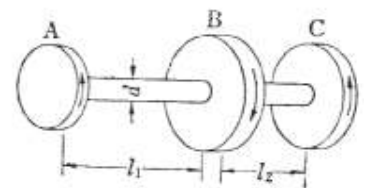


図 8・15

- ⑪ **[9・1]** 図 9・12 に示すように、ピン AB, CD を剛性板に垂直に取り付け、端 D を鉛直壁に固定する。自由端 A においてピン AB に垂直な水平荷重 $W = 1000\text{ kg}$ が作用するとき、ピン CD の直径 d を最大剪断応力説によって求めよ。ただし、材料の許容剪断応力を $\tau_a = 400\text{ kg/cm}^2$ とする。

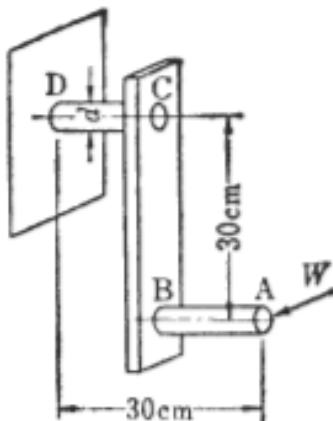


図 9・12

解答 (3)

⑧

[答] $\tau = -80 \text{ MPa}$, $P = 144 \text{ kN}$

⑨

[答] $\sigma_1 = 58.1 \text{ MPa}$, $\sigma_2 = -98.1 \text{ MPa}$

$\theta_n = 19.9^\circ$ または -70.1°

$\tau_1, \tau_2 = \pm 78.1 \text{ MPa}$

$\theta_t = 64.9^\circ$ または -25.1°

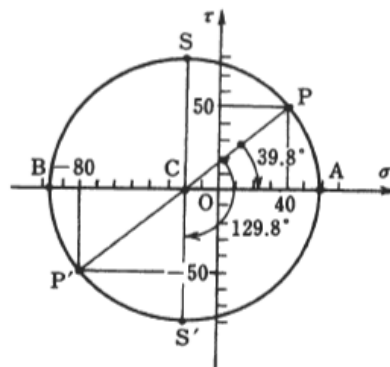


図 3・11

⑩(単位系に注意)

【8・16】 軸に伝達される馬力は、AB 間で 40 馬力、BC 間で 60 馬力であるから、AB 間、BC 間の振りモーメント T_1 , T_2 は、式 (8・15) より

$$T_1 = 71620 \times \frac{40}{175} = 16370 \text{ kg} \cdot \text{cm}$$

$$T_2 = 71620 \times \frac{60}{175} = 24560 \text{ kg} \cdot \text{cm}$$

$T_2 > T_1$ であるから、軸径 d は、 T_2 の数値より求めればよい。すなわち、式 (8・16) より

$$d = \sqrt[3]{\frac{16 T_2}{\pi \tau_a}} = \sqrt[3]{\frac{16 \times 24560}{\pi \times 120}} = \sqrt[3]{1042} = 10.14 \approx 10.2 \text{ cm} \quad (\text{答})$$

振り角 θ は、式 (8・10) より

$$\theta = \frac{32 T_1 l_1}{\pi d^4 G} + \frac{32 T_2 l_2}{\pi d^4 G} = \frac{32}{\pi d^4 G} (T_1 l_1 + T_2 l_2)$$

数値を入れると

$$\begin{aligned} \theta &= \frac{32}{\pi \times 10.2^4 \times 8 \times 10^5} (16370 \times 150 + 24560 \times 100) = 0.005777 \\ &= \left(\frac{180}{\pi} \times 0.005777 \right)^\circ = 0.331^\circ \end{aligned}$$

cf.) 式(8.15): 回転軸のトルクを求める式。

$$T = 7500 \times 60 \times P / 2 \pi n = 71620 P/n \text{ [kg} \cdot \text{cm]} (P \text{ 伝達馬力, } n \text{ 回転数[rpm])$$

⑪(単位系に注意)

【9・1】 図 9・12 において、最大曲げモーメントは固定断面 D に生じ

$$M = 1000 \times 30 = 3 \times 10^4 \text{ kg} \cdot \text{cm}$$

CD 間の振りモーメントは一定値をとり

$$T = 1000 \times 30 = 3 \times 10^4 \text{ kg} \cdot \text{cm}$$

したがって、固定断面 D における相当振りモーメントは、式 (9・10) より

$$T_e = \sqrt{M^2 + T^2} = \sqrt{(3 \times 10^4)^2 \times 2} = \sqrt{18} \times 10^4 = 4.243 \times 10^4 \text{ kg} \cdot \text{cm}$$

ゆえに、式 (9・11) より

$$d = \sqrt[3]{\frac{16 T_e}{\pi \tau_a}} = \sqrt[3]{\frac{16 \times 4.243 \times 10^4}{\pi \times 400}} = \sqrt[3]{540.2} = 8.14 \text{ cm} \quad (\text{答})$$

cf.) 式(9.10)=相当ねじりモーメントを使った場合の軸径を求める式。