生体力学

第9回

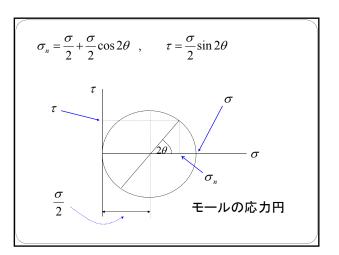
2009年 12月3日(木)



小テスト7・8



3. モールの応力円 $C \quad A$ $F \xrightarrow{\sigma_n \xrightarrow{\tau}} \sigma_n \xrightarrow{\theta} F$ $\sigma = \frac{F}{S} \quad B \quad D$ $\sigma_n = \frac{\sigma}{2} + \frac{\sigma}{2}\cos 2\theta \quad , \quad \tau = \frac{\sigma}{2}\sin 2\theta$



主面と主応力について

構造物内の任意の点における応力を考える。 この点を通る最大の垂直応力と最小の 垂直応力を見つけることができる。これらを 主応力と呼ぶ。

そして、この最大と最小の垂直応力を持つ面を主応力面あるいは主面と呼ぶ。



<問題8>

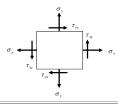
- 1. 適切な表現で以下の定義を完成せよ。
 - (1) (ポアソン比)
 - (2) (主応力)
 - (3) (主応力面)
 - (4) (モールの応力円)

<問題8>

2. ある面にせん断応力が発生しているときには、 必ずこれに垂直な方向にも大きさの等しいせん 断応力が発生していることを示せ。

言い換えると、右下の図で $au_{yx} = au_{xy}$ であることを示せ。

なお、これらのせん断応力を共役せん断応力と呼んでいる。



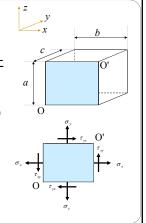
物体が回転しない条件を考えるとよい。

O を通る y 方向の軸の回りに回転しない条件は次の通り。

$$a \times \tau_{yx} \cdot b \cdot c - b \times \tau_{xy} \cdot a \cdot c = 0$$

 $\therefore \quad \tau_{yx} = \tau_{xy}$

これで示された。







◎ 材料の変形(5)

- 1. 破壊
- (1)静荷重によるもの (降伏点を超える使用応力)
- (2)衝擊荷重
- (3)温度によるもの (高温ではかり) (高温ではかり) (高温ではかり) (高温ではかり) (高温ではかり) (高温では脆性)
- (4)疲れによるもの

(繰り返し荷重: 繰り返し回数の増加に伴い

小さな力で壊れるようになる。)

2. 許容応力

安全性から、材料設計上許される 最大の応力を

許容応力 (allowable stress)

という。

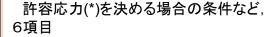
弾性限度内でも危険な場合の例

- (1) 動荷重が加わる場合
- (2) 高温状態で利用する場合,
- . . . など。

材料が実際に使用されている場合に 発生している応力を

使用応力 (working stress) という。

使用応力 ≦ 許容応力 が必要。



- 1) 材料に対する信頼性
- 2) 応力、変形それぞれに対する設計上の要請
- 3) 荷重の種類 (静荷重, 繰り返し荷重, 交番荷重)

- 4) 応力の種類(垂直応力、せんだん応力)
- 5) 加工の影響 (材料表面へのショットピーニング(**)などの 表面加工の有無)
- 6)使用温度(低温:低温もろさ,高温:クリープ)

鉄鋼材料の許容応力 (kgw/cm²) 荷重 軟鋼 中硬鋼 练细 结铁 引っ張り 静荷重 900~1500 1200~1800 600~1200 繰返し荷重 600~1000 800~1200 400~800 200 交番荷重 300~500 400~600 200~400 圧縮 静荷重 900~1500 1200~1800 900~1500 繰返し荷重 600~1000 800~1200 600~1000 720~1200 960~1440 480~960 せん断 静荷重 繰返し荷重 480~800 640~960 320~640 交番荷重 240~400 320~480 160~320 100 曲げ 静荷重 900~1500 1200~1800 750~1200 繰返し荷重 600~1000 800~1200 500~800 300~500 400~600 250~400 交番荷重 ねじり 600~1200 900~1440 480~960 静荷重 繰返し荷重 600~960 400~800 320~640 200~400 300~480 160~320 交番荷重 「材料力学と材料試験」47頁から

3 安全率

普通、極限強さをその材料の許容 応力を決める基準とする。

このとき、極限強さ を <mark>許容応力</mark> で割った ものを安全率 (factor of safety) と呼ぶ。従って、

許容応力= $\frac{極限強さ}{安全率(S)}$

安全率 S を決める方法の一つ :

 $S = a \times b \times c \times d$

 $a \rightarrow (極限強さ) ÷ (弾性限度) : 普通 2$

b → 応力の種類により決める値:

静応力 1, 繰り返し応力 2, 交番応力 3

c → 荷重の種類により決める値:

静荷重 1, 動荷重 2

d → その他(突発的な過負荷など): 1.5 ~ 3

<問題9>

1. 軟鋼製ボイラ板の安全率を求めよ。

[略解]

a=2 (軟鋼なので2)

b=1 (静応力)

c=1 (静荷重)

d=2.5 (腐食を重視。 $2\sim3$ の平均である2.5)

 $S = 2 \times 1 \times 1 \times 2.5 = 5$

<問題9>

2. エレベータ用のワイヤロープの安全率 を求めよ。

[略解]

a=2 (軟鋼なので2)

b=2 (繰り返し応力)

c=1 (静荷重)

d=1.5 (軟鋼線で安全度は高い)

 $S = 2 \times 2 \times 1 \times 1.5 = 6$

<問題9>

6. 引っ張り強さ500MPa(=0.500GPa), 安全率5の 丸棒がある。この丸棒の許容応力を求めよ。

[略解]

許容応力= $\frac{極限強さ}{安全率(S)} = \frac{500 \text{ MPa}}{5}$

4. 材料の強度

強度計算

<部品>

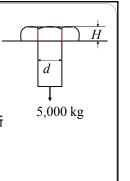
部品の形状・寸法は 許容応力 σ に 基づいて決める。

例えば、部品の断面積をA、引っ張り荷重をWと すると $A = W/\sigma_a$ なる関係に基づき面積が決 められ設計が行われる。

<問題9>

計算せよ。

3. 図のような軸方向荷重 をうけるボルトの径 d[m] と, 頭の高さ *H* [m] は いくらあればよいか。 材料の許容引っ張り応力を 1,200 kgw/cm², 許容せん断 応力を 800 kgw/cm² として



$$\sigma = \frac{F}{A} \le \sigma_a \equiv 1200 \text{ kgw/cm}^2$$
所用断面積
$$A = \pi \left(\frac{d}{2}\right)^2 \ge \frac{F}{\sigma_a} = \frac{5000 \text{ kgw}}{1200 \text{ kgw/cm}^2}$$

$$d = 2 \times \sqrt{\frac{1}{3.14} \times \frac{5000 \text{ kgw}}{1200 \text{ kgw/cm}^2}}$$

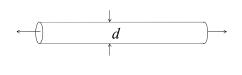
$$\tau = \frac{F}{A'} \le \tau_a \equiv 800 \text{ kgw/cm}^2$$

5,000 kg 所用断面積 $A' = 2\pi \left(\frac{d}{2}\right) \cdot H \ge \frac{F}{\tau_a} = \frac{5000 \text{ kgw}}{800 \text{ kgw/cm}^2}$

$$H \ge \frac{1}{\pi d} \times \frac{5000 \text{ kgw}}{800 \text{ kgw/cm}^2}$$

<問題9>

5. 軟鋼でできている丸棒が引張り荷重 6.0×104 N を受けている。この丸棒の引っ張り強さが80 MPa, 安全率が3の時、この丸棒の直径は何センチメート ル以上必要か。

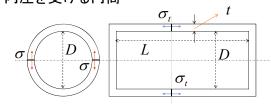


(略解)

$$\frac{6.0\times10^4\text{N}}{\pi\times\left(\frac{d}{2}\right)^2} \leq 許容応力 = \frac{極限強さ}{安全率(S)} = \frac{80\text{ MPa}}{3}$$
より

$$d \ge 2 \times \sqrt{\frac{6.0 \times 10^4 \,\mathrm{N}}{\pi} \times \frac{3}{80 \,\mathrm{MPa}}} \cong 0.053537295 \cong 0.054 \mathrm{m}$$

内圧を受ける円筒



: 横方向の応力(フープ応力)

$$2\sigma Lt = pDL$$

$$2\sigma Lt = pDL$$
 σ_t : 縦方向の応力 $2\pi \frac{D}{2} t \sigma_t = \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2 p$

<肉薄円筒>

横方向応力(フープ応力):

$$\sigma = \frac{Dp}{2t}$$

ここで p は内圧, D は内径, t は板厚。

縦方向応力:

$$\sigma_t = \frac{Dp}{4t}$$

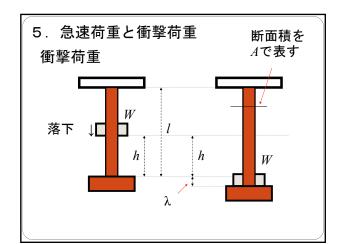
<問題9>

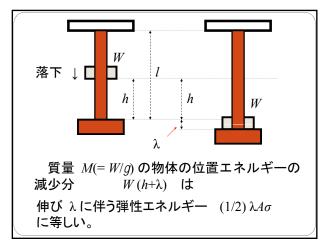
4. 内径 60 cm の薄肉円筒容器に、30 kgw/cm² の流体 を封じ込もうとすれば、板厚はいくらにすればよいか。 許容応力を 800 kgw/cm² として計算せよ。

[略解]

$$\sigma = \frac{Dp}{2t}$$
 ກ່າວ

$$t = \frac{Dp}{2\sigma} = \frac{60 \text{ cm} \cdot 30 \text{ kgw/cm}^2}{2 \times 800 \text{ kgw/cm}^2}$$





結果は、(教科書31頁~32頁を参照)

$$\lambda = \lambda_0 \left(1 + \sqrt{1 + 2\frac{h}{\lambda_0}} \right) \qquad \lambda_0 \equiv \frac{l}{AE} W$$

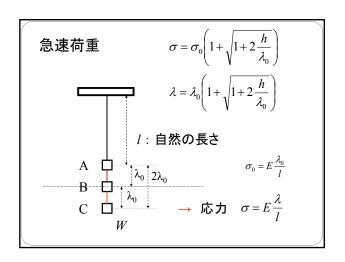
$$\sigma = \sigma_0 \left(1 + \sqrt{1 + 2\frac{h}{\lambda_0}} \right) \qquad \sigma = E \frac{\lambda_0}{l}$$

$$\sigma_0 = E \frac{\lambda_0}{l}$$

$$\sigma = \left(1 + \sqrt{1 + \frac{2h}{\lambda_0}}\right) \sigma_0$$

荷重 W を h の高さから落下させたときの 最大の応力 を表す。

この式から、同じ断面積を仮定すると、より長い棒の方が、衝撃応力が小さいといえる。



強度計算では、急速荷重による応力を 考慮する必要がある。

急速荷重が加わるとき瞬間的に 最大応力は静止応力の 2倍 になる。 また、そのときの伸びも 2倍 になる。

<問題9>

8. 直径 5 cm の丸棒が, 1,000 kg重 の引っ張り荷重で 0.1 cm 伸びる場合を考える。

この荷重を 10~cm の高さから落下させるときの 衝撃応力 と伸び を求めよ。

、略解 >
$$A = \pi \left(\frac{5 \text{ cm}}{2}\right)^2 \cong 19.625 \text{ cm}^2$$
 , $\lambda_0 = 0.10 \text{ cm}$, $h = 10 \text{ cm}$,
$$\sigma_0 = \frac{1,000 \text{ kgw}}{A} \cong 499.36 \text{ N/cm}^2$$

$$\sigma = \left(1 + \sqrt{1 + \frac{2h}{\lambda_+}}\right) \sigma_0 \cong 7579 \text{ N/cm}^2$$
 衝撃応力 774 kgw/cm²

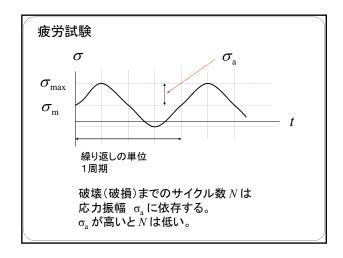
$$\lambda = \left(1 + \sqrt{1 + \frac{2h}{\lambda_0}}\right)\lambda_0 = 1.5177 \text{ cm}$$
 衝撃時の伸び 1.518 cm

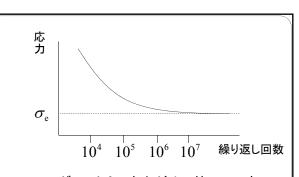
6. 材料の疲れ

人の体の筋肉や骨など、構造物の多くは 負荷と除荷の繰り返しを受ける。1回の作 用では破壊(破損)に至らなくとも、作用が 繰り返されるとき構造物は破壊(破損)する ことがある。この、繰り返し負荷による破壊 は疲労と呼ばれている。

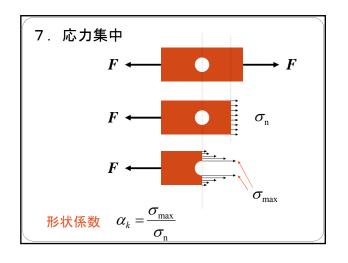
このような破壊は、材料の物理特性、 構造物のサイズ、構造物の表面品質、 操作条件などに依存する。

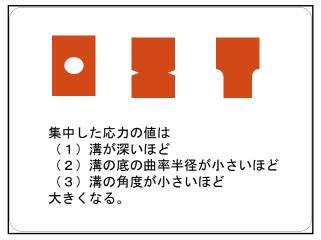
http://www.steel.kobelco.co.jp/tetu/atuita/L000/L012.pdf





このグラフから、応力がその値以下であれば、何回繰り返しても破壊しないという限界があるのを知ることができる。 これを 疲れ限度 (σ_a) と呼ぶ。







<問題9>

7. 歯科材料として使うときに必要な材料の特性としてどのような性質を念頭に置くべきか考えてみよ。

<問題9>

9. 適切な表現で以下の定義を完成せ よ。(問題と解答は教科書を参照)