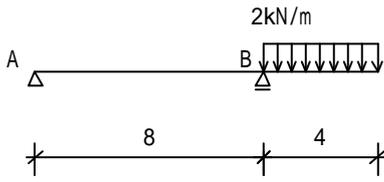
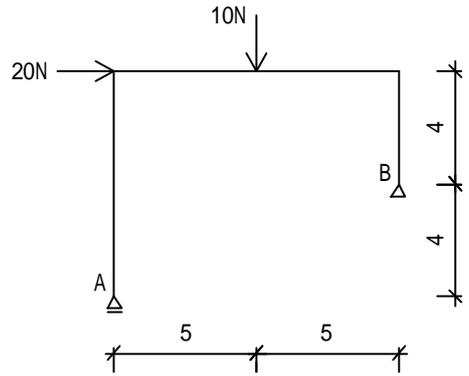


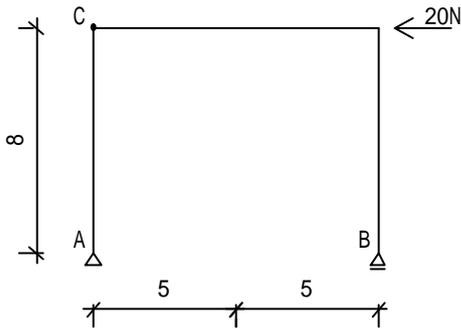
問 28〔復習〕 以下の構造体における各支点の反力を求めよ。



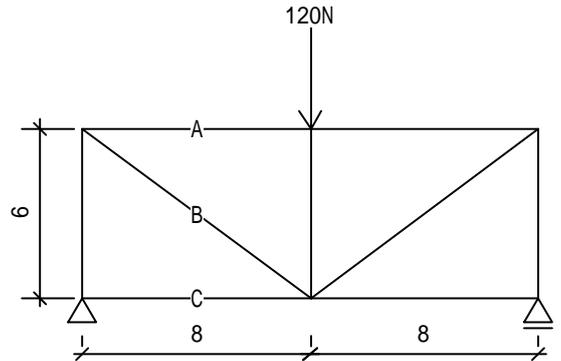
問 31 以下の構造体の曲げモーメント図を示せ。



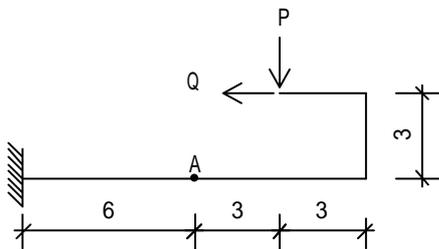
問 29〔復習〕 C点の曲げモーメントを求めよ。



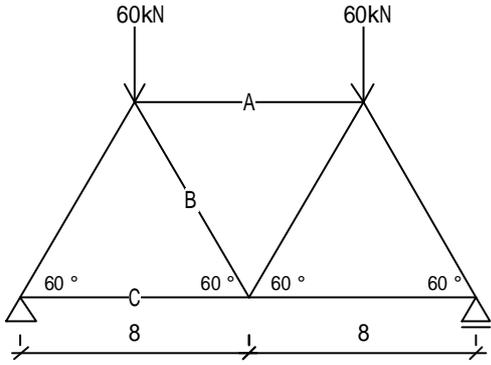
問 32 以下の部材AからCの応力を求めよ。



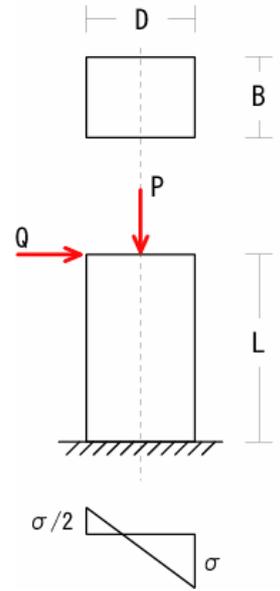
問 30 A点において曲げモーメントが0となる場合の荷重PとQの比を求めよ。



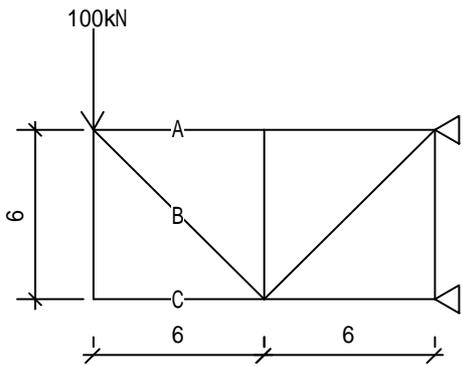
問 33 以下の部材AからCの応力を求めよ。



問 35 構造物の底部の垂直応力度分布図より、荷重P・Qの値を求めよ。



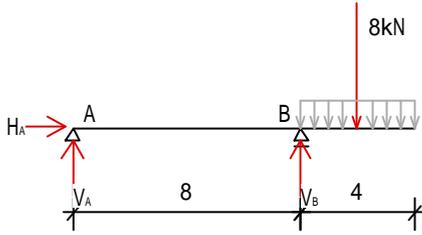
問 34 以下の部材AからCの応力を求めよ。



解答

問 28 分布荷重は集中荷重に置き換えて考えましょう(分布荷重集中荷重:荷重の合計は分布面積、作用点は重心ですね)

1) 各支点における「生じる可能性のある」反力を図示



2) 任意の支点の曲げモーメント  $\sum M_X = 0$

$$\sum M_A = 8 \times 10 - V_B \times 8 = 0$$

$$80 = 8V_B \quad \text{式(1)}$$

$$V_B = 10[kN]$$

3) 鉛直方向の力の釣り合い  $\sum Y = 0$

$$\sum Y = V_A + V_B - 8 = 0 \quad \text{式(2)}$$

式(2)に式(1)の解を代入

$$V_A + V_B - 8 = 0$$

$$V_A + 10 - 8 = 0$$

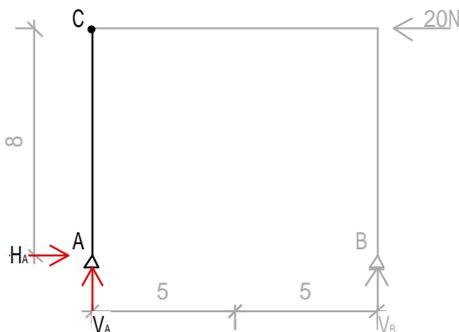
$$V_A = -2[kN]$$

4) 水平方向の力の釣り合い  $\sum X = 0$

$$\sum X = H_A = 0[kN]$$

問 29 まずは応力を求めたい点で切断！(計算に必要な反力のみ求めればOK)

C点左を計算対象とする(下図参照)



$$M_C = V_A \times 0 + H_A \times 8 \quad \text{式(1)}$$

$$M_C = 8H_A$$

したがって、A点の水平反力H\_Aのみを求めればA点の曲げモーメントを求めることができる

水平方向の力の釣り合い  $\sum X = 0$

$$\sum X = H_A - 20 = 0$$

$$H_A = 20N$$

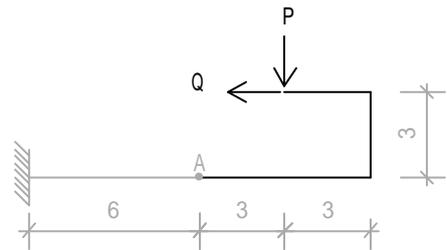
式(1)に代入

$$M_C = 8H_A$$

$$M_C = 8 \times 20$$

$$M_C = 160Nm$$

問 30 まずは応力を求めたい点で切断！(この問題では反力を求める必要はないようです)



A点右を計算対象とする(上図参照)

$$M_A = P \times 3 - Q \times 3 = 0$$

$$3P - 3Q = 0$$

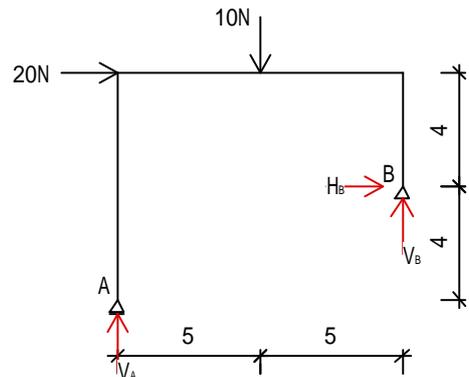
$$3P = 3Q$$

$$P = Q$$

$$P : Q = 1 : 1$$

問 31 手順に則って冷静に・・・(まずは反力を求める必要がありますね)

1) 各支点における「生じる可能性のある」反力を図示



V\_A・H\_B が求められれば全ての部材の応力が求められます

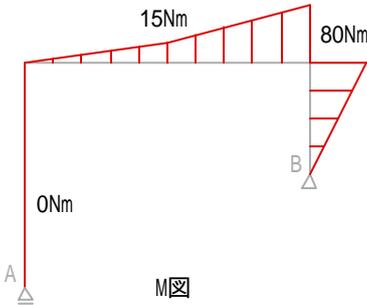
2) 任意の支点の曲げモーメント  $\sum M_x = 0$

$$\begin{aligned} \sum M_B &= V_A \times 10 + 20 \times 4 - 10 \times 5 = 0 \\ 10V_A + 80 - 50 &= 0 && \text{式(3)} \\ V_A &= -3[N] \end{aligned}$$

3) 水平方向の力の釣り合い  $\sum X = 0$

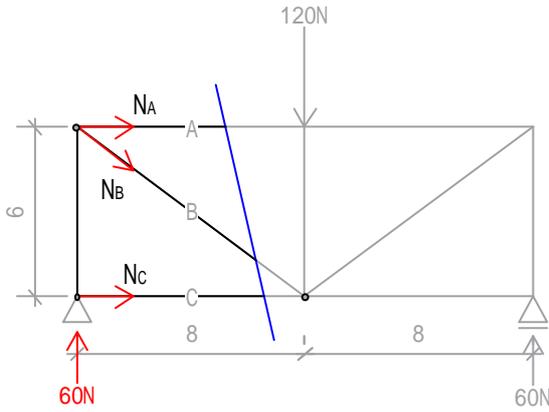
$$\begin{aligned} \sum X &= H_A + 20 = 0 \\ H_A &= -20[N] \end{aligned}$$

んで、応力図は



問 32 切断法を用いましょう

以下のように構造体を切断する



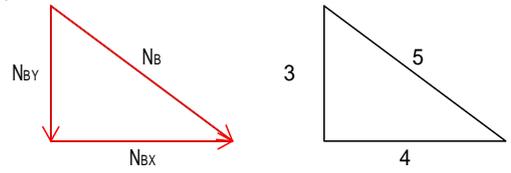
点 に注目

$$\begin{aligned} M &= 60 \times 8 + N_A \times 6 = 0 \\ 6N_A &= -60 \times 8 \\ N_A &= -80[kN] \end{aligned}$$

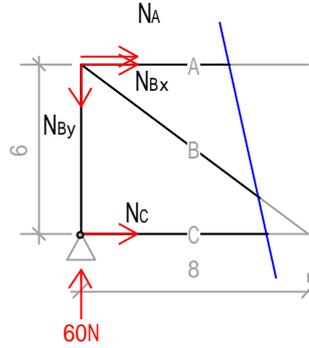
点 に注目

$$\begin{aligned} M &= 60 \times 0 - N_C \times 6 = 0 \\ 6N_C &= 60 \times 0 \\ N_C &= 0[kN] \end{aligned}$$

斜めの応力を求めます



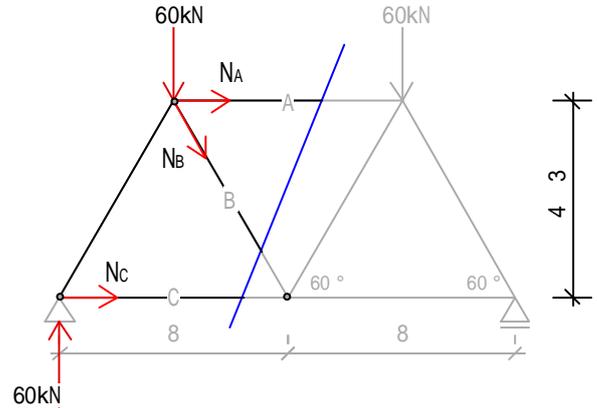
$$N_{By} = \frac{3}{5} N_B \quad N_{Bx} = \frac{4}{5} N_B$$



縦の力の合計が0を利用  $\sum Y = 0$

$$\begin{aligned} \sum Y &= 60 - N_{By} = 0 \\ N_{By} &= 60 \\ \frac{3}{5} N_B &= 60 \\ N_B &= 100[kN] \end{aligned}$$

問 33 同様に切断法を用いましょう



点 に注目

$$\begin{aligned} M &= 60 \times 8 - 60 \times 4 + N_A \times 4\sqrt{3} = 0 \\ 4\sqrt{3}N_A &= -240 \\ N_A &= -\frac{60}{\sqrt{3}}[kN] \\ (N_A &= -20\sqrt{3}[kN]) \end{aligned}$$

点 に注目

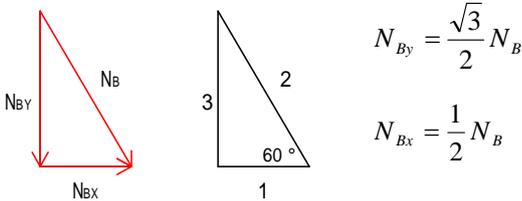
$$M = 60 \times 4 - N_C \times 4\sqrt{3} = 0$$

$$4\sqrt{3}N_C = 60 \times 4$$

$$N_C = \frac{60}{\sqrt{3}} [kN]$$

$$(N_C = 20\sqrt{3} [kN])$$

斜めの力を分力



縦の力の合計が0を利用  $\sum Y = 0$

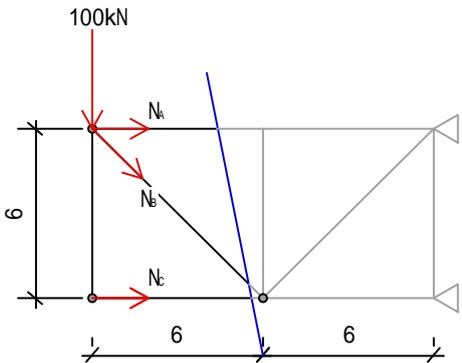
$$\sum Y = 60 - 60 - N_{By} = 0$$

$$N_{By} = 0$$

$$\frac{\sqrt{3}}{2} N_B = 0$$

$$N_B = 0 [kN]$$

問34 これも同じ(反力なんて求めたらダメですよ...)



点 に注目

$$M = -100 \times 6 + N_A \times 6 = 0$$

$$6N_A = 100 \times 6$$

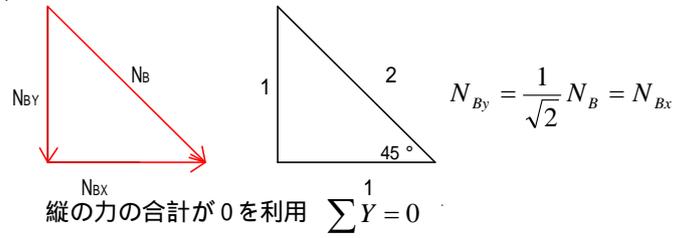
$$N_A = 100 [kN]$$

点 に注目

$$M = -N_C \times 6 = 0$$

$$N_C = 0 [kN]$$

斜めの力を分力



$$\sum Y = -100 - N_{By} = 0$$

$$N_{By} = -100$$

$$\frac{1}{\sqrt{2}} N_B = -100$$

$$N_B = -100\sqrt{2} [kN]$$

問35 まずは垂直応力度・曲げ応力度を個別に求めましょう

垂直応力度(軸方向力)を求める

$$\sigma_N = -\frac{P}{BD}$$

曲げ応力度を求める

$$\sigma_M = \pm \frac{M}{Z}$$

$$\sigma_M = \pm \frac{QL}{BD^2} = \pm \frac{6QL}{BD^2}$$

圧縮側:  $-\frac{P}{BD} - \frac{6QL}{BD^2}$   $-\sigma$  になります

引張側:  $-\frac{P}{BD} + \frac{6QL}{BD^2}$   $\frac{\sigma}{2}$  になります

したがって以下の連立方程式を解けばOK(次ページね)

$$-\frac{P}{BD} - \frac{6QL}{BD^2} = -\sigma \quad \text{式(1)}$$

$$-\frac{P}{BD} + \frac{6QL}{BD^2} = \frac{\sigma}{2}$$

連立方程式を解く

$$-\frac{P}{BD} - \frac{6QL}{BD^2} = -\sigma \quad \text{式(1)}$$

$$-\frac{P}{BD} + \frac{6QL}{BD^2} = \frac{\sigma}{2}$$

$$-\frac{P}{BD} = \frac{6QL}{BD^2} - \sigma \quad \text{って感じに置き換える}$$

$$-\frac{P}{BD} = -\frac{6QL}{BD^2} + \frac{\sigma}{2}$$

左辺が共通なんで

$$\frac{6QL}{BD^2} - \sigma = -\frac{6QL}{BD^2} + \frac{\sigma}{2}$$

$$\frac{6QL}{BD^2} + \frac{6QL}{BD^2} = \sigma + \frac{\sigma}{2}$$

$$\frac{12QL}{BD^2} = \frac{3\sigma}{2}$$

$$Q = \frac{3\sigma BD^2}{2 \times 12L}$$

$$Q = \frac{\sigma BD^2}{8L}$$

上のQの値を式(1)に代入(メンドクサ...)

$$-\frac{P}{BD} - \frac{6QL}{BD^2} = -\sigma$$

$$-\frac{P}{BD} - \frac{6L}{BD^2} \times \frac{\sigma BD^2}{8L} = -\sigma$$

$$-\frac{P}{BD} - \frac{6}{1} \times \frac{\sigma}{8} = -\sigma$$

$$-\frac{P}{BD} = \frac{3\sigma}{4} - \sigma$$

$$-\frac{P}{BD} = -\frac{\sigma}{4}$$

$$P = \frac{\sigma BD}{4}$$