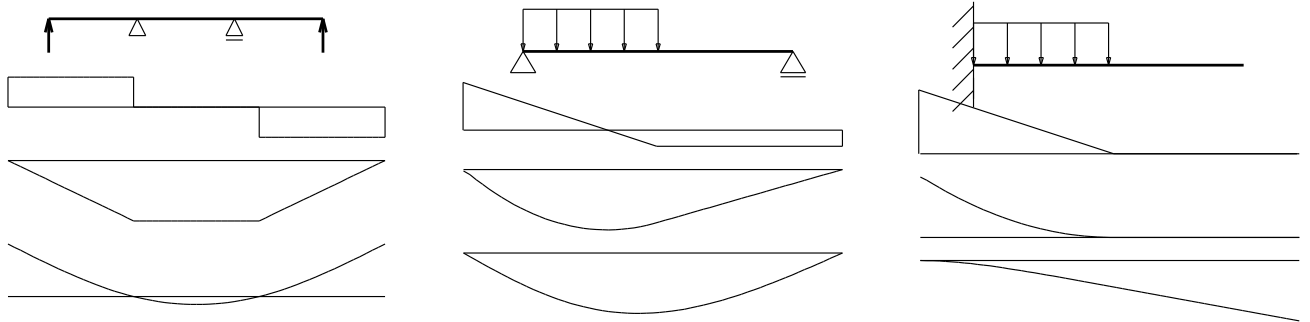


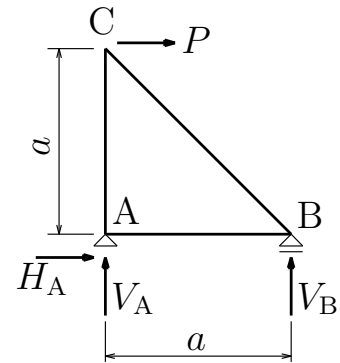
問 1: せん断力図 (S), 曲げモーメント図 (M), たわみ図 (v) の概形を描け。

せん断力図は軸線の上が +, 曲げモーメント図とたわみ図は軸線の下が + とする。なお、直線か曲線かが判別できるように描くこと (必要なら「ここまで曲線、ここから直線」などと書き入れてもよい)。また、0 の値が続く場合も、軸線上に線を描くこと (無記入の場合は無解答とみなす)。



ヒンジ・ローラー支承や固定端でたわみが発生しているなんてあり得ない。

問 2: 図のように 3 本の部材で構成されるトラスが単純支持されている。頂部 C に水平方向荷重 P を受けるとき, 部材 AB, BC, CA の部材力 N_{AB} , N_{BC} , N_{CA} を求めよ。また、C 点の水平 (右) 方向変位 w_C を求めよ。単位荷重法など、どのような手順で求めたかわかるように、計算過程は余白に書けるだけ書き残すこと。



授業でやった問題を左に 90° 回転させただけ。

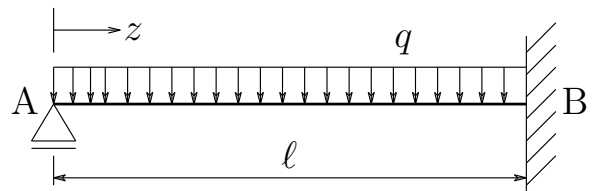
$$N_{AB} = \underline{\quad P \quad}$$

$$N_{BC} = \underline{\quad -\sqrt{2}P \quad}$$

$$N_{CA} = \underline{\quad P \quad}$$

$$w_C = \underline{\quad (2 + 2\sqrt{2}) \frac{Pa}{EA} \quad}$$

問 2: 図のように左端ローラー支承、右端固定で等分布荷重 q を受ける不静定梁について、左端を原点として、梁軸に沿って右向き正に座標 z を取る。この梁の曲げモーメントは、以下のように求まる。



$$M(z) = \frac{q}{8}(-4z^2 + 3lz)$$

このとき、反力 V_A (上向き正), V_B (上向き正), M_B (下側引張正) とたわみ $v(z)$ (下向き正) を求めよ。なお、梁の曲げ剛性は EI とする。

$$S(z) = M'(z) = \frac{q}{8}(-8z + 3l)$$

$$V_A = S(0) = \frac{3}{8}q\ell$$

$$V_B = -S(\ell) = \frac{5}{8}q\ell$$

$$M_B = M(\ell) = -\frac{1}{8}q\ell^2$$

不静定梁だが $M(z)$ がわかっているので、 $M(z) = -EIv''$ を積分すればたわみが求まる。

$$-EIv'' = \frac{q}{8}(-4z^2 + 3lz)$$

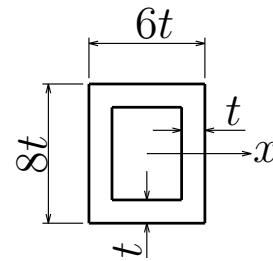
$$-EIv' = \frac{q}{8}\left(-\frac{4}{3}z^3 + \frac{3}{2}lz^2\right) + A$$

$$-EIv = \frac{q}{8}\left(-\frac{1}{3}z^4 + \frac{1}{2}lz^3\right) + Az + B$$

境界条件 $v(0) = v(\ell) = 0$ より、 $B = 0, A = -\frac{q\ell^3}{48}$

$$v(z) = \frac{q}{48EI}(2z^4 - 3lz^3 + \ell^3z)$$

また、梁の断面が図のような二軸対称な箱型断面をしているとき、この箱型断面の中立軸回りの断面 2 次モーメント I_x を求め、固定端部 B の断面に作用する最大の引張応力 σ_t^B を求めよ。



$$I_x = \frac{6t(8t)^3}{12} - \frac{4t(6t)^3}{12} = t^4(4 \cdot 8^2 - 2 \cdot 6^2) = 184t^4$$

端部 B では、 $M_B = -\frac{q}{8}q\ell^2$ で負曲げなので、上端 ($y = -4t$) で最大の引張応力が生じる。よって、

$$\sigma_t^B = \frac{M_B}{I_x}y = \frac{-\frac{q}{8}q\ell^2}{184t^4}(-4t) = \frac{q\ell^2}{368t^3}$$