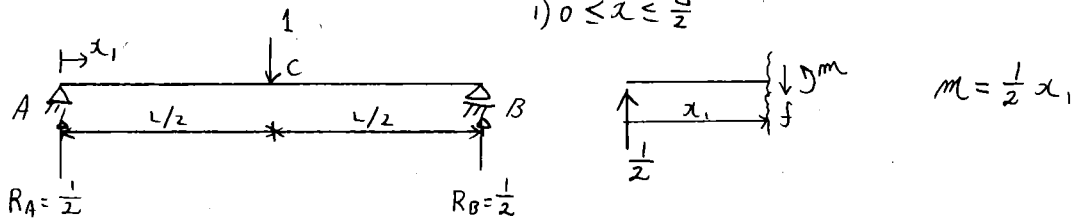


問題 1.2.1

中央点のたわみを求めたいので、中央点に単位荷重 1 を作用させる。

1) $0 \leq x \leq \frac{L}{2}$



元の構造の $0 \leq x \leq \frac{L}{2}$ の区間の曲げモーメントは $M = \frac{1}{2} \theta x_1$ である。

構造の対称性を考慮して、

$$\Delta_c = \int_L \frac{m M}{EI} dx_1 = 2 \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{(\frac{1}{2} x_1)(\frac{\theta}{2} x_1)}{EI} dx_1 = \frac{2}{EI} \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{\theta}{4} x_1^2 dx_1$$

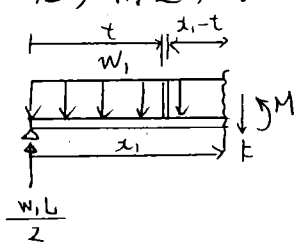
$$= \frac{2}{EI} \left[\frac{\theta x_1^3}{12} \right]_0^{\frac{L}{2}} = \frac{2 \theta L^3}{EI \cdot 96} = \frac{\theta L^3}{48 EI}$$

問題 1.2.2

中央点のたわみ Δ :

中央点に単位荷重 1 を与えると $0 \leq x_1 \leq \frac{L}{2}$ における曲げモーメントは $m = \frac{1}{2}x_1$

元の構造の $0 \leq x_1 \leq L$ の曲げモーメントは下図を参照して



$$M = \frac{w_1 L}{2} x_1 - \int_0^{x_1} (x_1 - t) w_1 dt = \frac{w_1 L}{2} x_1 - w_1 \left[x_1 t - \frac{t^2}{2} \right]_0^{x_1}$$

$$= \frac{w_1 L}{2} x_1 - \frac{w_1 x_1^2}{2}$$

中央点のたわみは、構造の対称性を考慮すると

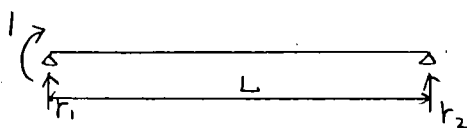
$$\Delta = \int_L \frac{m M}{EI} dx_1 = 2 \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{\frac{1}{2} x_1 \left(\frac{w_1 L}{2} x_1 - \frac{w_1 x_1^2}{2} \right)}{EI} dx_1$$

$$= \frac{1}{2EI} \int_0^{\frac{L}{2}} (w_1 L x_1^2 - w_1 x_1^3) dx_1 = \frac{w_1}{2EI} \left[L \frac{x_1^3}{3} - \frac{x_1^4}{4} \right]_0^{\frac{L}{2}} = \frac{w_1}{2EI} \cdot \frac{5L^4}{192}$$

$$= \frac{5w_1 L^4}{384EI}$$

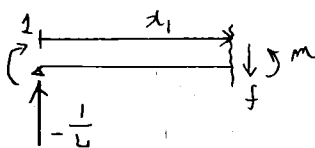
支点上のたわみ角 θ :

左の支点上に単位モーメントを与える。力のつり合いより反力を求める。



$$\left. \begin{aligned} r_1 + r_2 &= 0 \\ L r_1 + 1 &= 0 \end{aligned} \right\} \therefore r_1 = -\frac{1}{L}, \quad r_2 = \frac{1}{L}$$

この構造の曲げモーメントは下図を参照して



$$m = -\frac{1}{L} x_1 + 1 \quad \text{である。}$$

$$\theta = \int_L \frac{m M}{EI} dx_1 = \int_0^L \frac{\left(-\frac{1}{L} x_1 + 1 \right) \left(\frac{w_1 L}{2} x_1 - \frac{w_1 x_1^2}{2} \right)}{EI} dx_1$$

$$= \frac{w_1}{2EI} \int_0^L \left(-x_1^2 + \frac{x_1^3}{L} + L x_1 - x_1^2 \right) dx_1$$

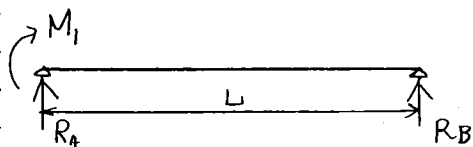
$$= \frac{w_1}{2EI} \left[-\frac{x_1^3}{3} + \frac{x_1^4}{4L} + \frac{L x_1^2}{2} - \frac{x_1^3}{3} \right]_0^L = \frac{w_1 L^3}{24EI}$$

問題 1.2.3

エネルギー-保存則: まず、反力を求める。つり合いより、

$$R_A + R_B = 0$$

$$L R_A + M_1 = 0 \quad \therefore R_A = -\frac{M_1}{L}, \quad R_B = \frac{M_1}{L}$$



曲げモーメントは 下図も参照して



$$M = -\frac{M_1}{L} x_1 + M_1$$

はりに蓄えらるるひずみエネルギーは

$$U = \int_0^L \frac{M^2}{2EI} dx_1 = \frac{1}{2EI} \int_0^L \left(-\frac{M_1}{L} x_1 + M_1\right)^2 dx_1 = \frac{M_1^2}{2EI} \int_0^L \left(-\frac{x_1}{L} + 1\right)^2 dx_1$$

$$= \frac{M_1 L}{6EI}$$

外力のなす仕事は、

$$W_E = \frac{1}{2} M_1 \theta$$

よって, $U = W_E$ より $\theta = \frac{M_1 L}{3EI}$

ガミ-荷重法:

左支点上に単位モーメントを作用させたときの曲げモーメントは $m = -\frac{1}{L} x_1 + 1$ である。

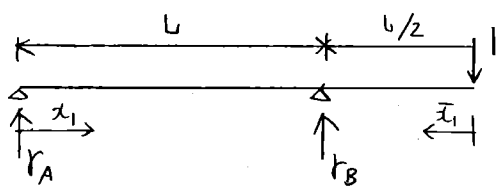
よって

$$\theta = \int_0^L \frac{mM}{EI} = \int_0^L \frac{\left(-\frac{1}{L} x_1 + 1\right) \left(-\frac{M_1}{L} x_1 + M_1\right)}{EI} dx_1 = \frac{M_1}{EI} \int_0^L \left(-\frac{1}{L} x_1 + 1\right)^2 dx_1$$

$$= \frac{M_1}{EI} \left[\left(-\frac{1}{L} x_1 + 1\right)^3 \frac{1}{3} (-L) \right]_0^L = \frac{M_1 L}{3EI}$$

問題 1. 2. 4

先端に単位荷重を与えたときの曲げモーメントを求める。



$$\left. \begin{aligned} R_A + R_B &= 1 \\ L R_B - \frac{3}{2}L &= 0 \end{aligned} \right\}$$

$$\left. \begin{aligned} R_A &= -\frac{1}{2} \\ R_B &= \frac{3}{2} \end{aligned} \right\}$$

i) $0 \leq x_1 \leq L$ $m = -\frac{1}{2}x_1$

ii) $0 \leq \bar{x}_1 \leq \frac{L}{2}$ $m = -\bar{x}_1$ (計算が簡単になるよう \bar{x}_1 を導入)

次に元の構造の曲げモーメントを求める。

$$\left. \begin{aligned} R_A + R_B &= \frac{3}{2}Lw_1 \\ \int_0^{\frac{3}{2}L} x_1 w_1 dx_1 - L R_B &= 0 \end{aligned} \right\}$$

$$\therefore R_A = -\frac{3}{8}w_1L, \quad R_B = \frac{9}{8}w_1L$$

i) $0 \leq x_1 \leq L$ $M = \frac{3}{8}w_1Lx_1 - \frac{w_1}{2}x_1^2$

ii) $0 \leq \bar{x}_1 \leq \frac{L}{2}$ $M = -\frac{w_1\bar{x}_1^2}{2}$

先端の変位 Δ を仮想荷重法により計算する。

$$\begin{aligned} \Delta &= \int_L \frac{mM}{EI} dx_1 = \int_0^L \frac{\left(-\frac{1}{2}x_1\right) \left(\frac{3}{8}w_1Lx_1 - \frac{w_1}{2}x_1^2\right)}{EI} dx_1 \\ &\quad + \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{\left(-\bar{x}_1\right) \left(-\frac{w_1\bar{x}_1^2}{2}\right)}{EI} d\bar{x}_1 \\ &= \frac{w_1}{EI} \int_0^L \left(-\frac{3}{16}Lx_1^2 + \frac{1}{4}x_1^3\right) dx_1 + \frac{w_1}{2EI} \int_0^{\frac{L}{2}} \bar{x}_1^3 d\bar{x}_1 \\ &= \frac{w_1L^4}{128EI} \end{aligned}$$

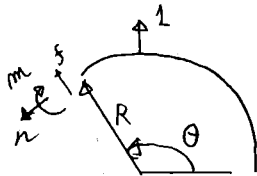
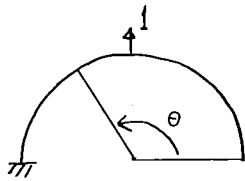
問題 1.2.5

頂上部上向きに単位荷重を作用させる。

$0 \leq \theta \leq \frac{\pi}{2}$ の区間では曲げモーメントは 0 である。すなわち $m=0$

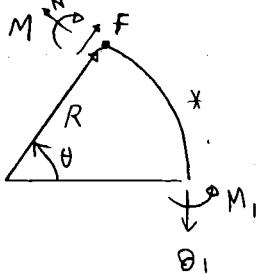
$\frac{\pi}{2} \leq \theta \leq \pi$ の区間について考えよ

$$m = -R \cos \theta \times 1 = -R \cos \theta$$



元の構造の曲げモーメントを考へよ。 (* NやFの変形に対する影響は無視する)

$$M = M_1 - (R - R \cos \theta) \theta_1 = M_1 - R(1 - \cos \theta) \theta_1$$



また、円弧上の微小長さは $ds = R d\theta$ と表すことが出来る。

頂上部の変位をガミ-荷重法で求めよ

$$\Delta = \int_L \frac{m M}{EI} ds = \int_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} \frac{(-R \cos \theta) \{M_1 - R(1 - \cos \theta) \theta_1\}}{EI} R d\theta$$

$$= \frac{R}{EI} \int_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} (-R M_1 \cos \theta + R^2 \theta_1 \cos \theta - R^2 \theta_1 \cos^2 \theta) d\theta$$

$$= \frac{R}{EI} \left\{ (-R M_1 + R^2 \theta_1) \left[\sin \theta \right]_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} - R^2 \theta_1 \left[\frac{\sin 2\theta}{4} + \frac{1}{2} \theta \right]_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} \right\}$$

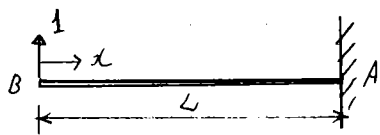
$$= \frac{R}{EI} \left\{ (-R M_1 + R^2 \theta_1) (-1) - R^2 \theta_1 \left(\frac{1}{2} (\pi - \frac{\pi}{2}) \right) \right\}$$

$$= \frac{R}{EI} \left\{ R M_1 - R^2 \theta_1 - R^2 \theta_1 \frac{\pi}{4} \right\} = -\frac{R^3 \theta_1}{EI} \left(1 + \frac{\pi}{4} \right) + \frac{R^2 M_1}{EI}$$

$$\cos^2 \theta = \frac{\cos 2\theta + 1}{2}$$

問題 1. 2. 6

単位荷重を B 点上向きに作用せしめるとき、曲げモーメントが発生するのは、BA 間のみである。よって、BA 間のみを考慮しよう。



$$0 \leq x \leq L \quad m = x$$

元の構造においては、点 B にモーメント荷重 $\theta_1 L$ が作用する。よって、



$$0 \leq x \leq L \quad M = \theta_1 L \quad (\text{一定})$$

* この軸力は「曲げ変形」に寄与しないので、ここではその効果を無視する。

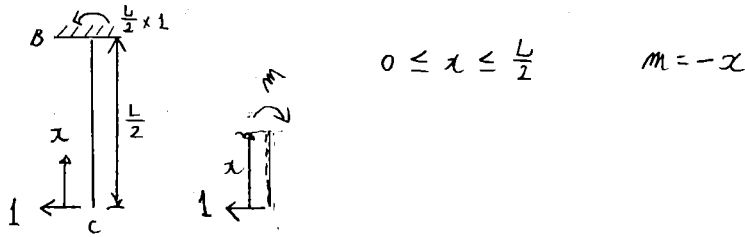
よって点 B の上向きの変位は

$$\Delta = \int_0^L \frac{m M}{EI} dx = \int_0^L \frac{x (\theta_1 L)}{EI} dx = \frac{\theta_1 L}{EI} \left[\frac{x^2}{2} \right]_0^L = \frac{\theta_1 L^3}{2EI}$$

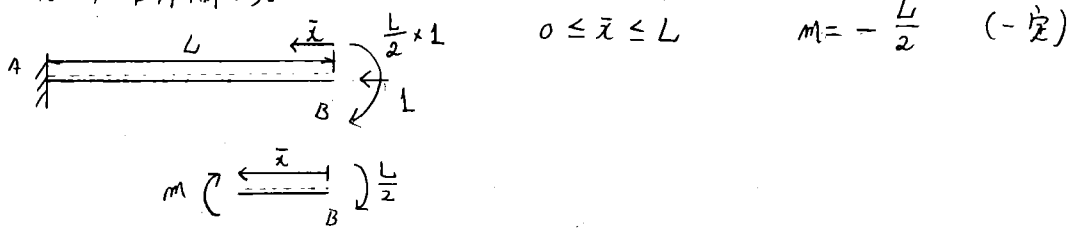
問題 1. 2. 7.

点Cの水平変位を求めるとき、水平方向左向きに単位荷重1を作用させる。

まずCB間を考慮する。曲げモーメントは内側が引張と向きを正とする。



次に、BA間を考慮する



元の構造の曲げモーメントは、上記の単位荷重に対する m を θ_1 倍したものである。

$$0 \leq x \leq \frac{L}{2} \quad M = -\theta_1 x$$

$$0 \leq \bar{x} \leq L \quad M = -\frac{\theta_1 L}{2}$$

よって水平変位は

$$\begin{aligned} \Delta_H &= \int_L \frac{mM}{EI} dx = \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{(-x)(-\theta_1 x)}{EI} dx + \int_0^L \frac{(-\frac{L}{2})(-\frac{\theta_1 L}{2})}{EI} d\bar{x} \\ &= \frac{\theta_1}{EI} \left[\frac{x^3}{3} \right]_0^{\frac{L}{2}} + \frac{\theta_1 L^2}{4EI} [\bar{x}]_0^L = \frac{\theta_1 L^3}{EI} \left(\frac{1}{24} + \frac{1}{4} \right) = \frac{7\theta_1 L^3}{24EI} \end{aligned}$$

点Cに下向きに単位荷重を作用させるとCB間の m はゼロである。BA間は下記の通り



よって垂直変位は

$$\Delta_V = \int_L \frac{mM}{EI} dx = \int_0^L \frac{(-\bar{x})(-\frac{\theta_1 L}{2})}{EI} d\bar{x} = \frac{\theta_1 L}{2EI} \left[\frac{\bar{x}^2}{2} \right]_0^L = \frac{\theta_1 L^3}{4EI}$$