



基礎 55 話 No.2 単純梁＋等分布荷重
片持ち梁＋中央集中荷重と等分布荷重

付 2 話参照
ex3_3; ex3_4

前回に続いて、モールの定理を用いて静定基本構造の最大たわみを求める。前回では等分布荷重の曲げモーメント関数を求めたので、その曲げモーメントを $-EI_z$ で割った関数を荷重とし、モールの定理を適用する。荷重の方向は図 5 のように曲げモーメント図と反対側に描く。

まず、力の釣合より反力を求める。曲げモーメント関数は前回求めた。その関数を用いて、全荷重を以下のように積分して求める。

$$W = \int_0^l \frac{p_w}{2EI} (lx - x^2) dx = \frac{p_w}{2EI} \left[\frac{lx^2}{2} - \frac{x^3}{3} \right]_0^l = \frac{p_w}{2EI} \frac{l^3}{6} = \frac{p_w l^3}{12EI}$$

対称応力状態を考慮し、鉛直方向反力 V_1, V_2 は以下のものである。

$$V_1 = V_2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{p_w l^3}{12EI} = \frac{p_w l^3}{24EI}$$

モールの定理によれば、上記の荷重に対して、梁中央の曲げモーメントがこの単純梁の最大鉛直変位である。梁中央を切断する手法より右図の梁中央での曲げモーメント M_c を求める。まず、微小部分のモーメント dM は、先に求めた p_w の代わりに曲げモーメントの式を用いると、

$$dM = \left(\frac{l}{2} - X \right) \frac{p_w}{2EI} (lX - X^2) dX$$

となる。図 6 に示される分布荷重全体によるモーメントは、0 から $l/2$ まで積分することによって得られる。梁中央でのモーメントの釣合より、 M_c は下右式となり、

$$-M_c + V_1 \frac{l}{2} - \frac{p_w}{4EI} \int_0^{\frac{l}{2}} (l - 2X)(lX - X^2) dX = 0 \rightarrow M_c = \frac{p_w l^4}{48EI} - \frac{p_w}{4EI} \int_0^{\frac{l}{2}} (l^2 X - 3lX^2 + 2X^3) dX$$

従って、梁中央の変位、つまり最大たわみは上式を積分することで求め

られる。

$$\delta_{\max} = \frac{p_w l^4}{48EI} - \frac{p_w}{4EI} \left[\frac{l^2 X^2}{2} - lX^3 + \frac{X^4}{2} \right]_0^{\frac{l}{2}} = \frac{p_w l^4}{48EI} - \frac{p_w l^4}{4EI} \left(\frac{1}{8} - \frac{1}{8} + \frac{1}{32} \right) = \frac{p_w l^4}{48EI} - \frac{p_w l^4}{128EI} = \frac{5p_w l^4}{384EI}$$

最大回転角は、材端に生じるため、次式で与えられる。

$$\theta_{\max} = V_1 = \frac{p_w l^3}{24EI}$$

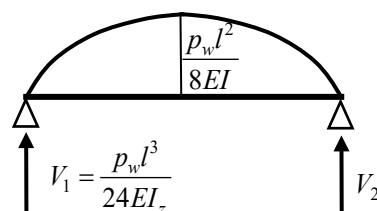


図 5 曲げモーメントを荷重に置き直し、反力を求める

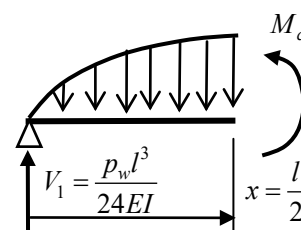


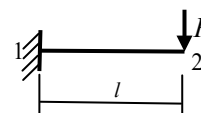
図 6 切断面におけるモーメントの釣合

3) 片持ち梁に先端集中荷重

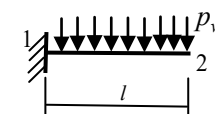
ex3_3

続いて、図 7 に示す 2 つの基本構造である片持ち梁について、その最大たわみをモールの定理より求めてみよう。この 2 つのモデルの曲げモーメント分布は既に求めており、それを利用してモールの定理を適用する。モデル (a) の曲げモーメント分布は図 8 に示される。

モールの定理を適用するために、単純梁と同様、求めた曲げモーメン



(a) 先端集中荷重



(b) 等分布荷重

図 7 片持ち梁

トを $-EI$ で割って、その値を荷重とし、図 9 のように荷重の方向を逆にする。さらに、片持ち梁では、同図のように境界条件である固定端と自由端を入れ替える。

まず、この荷重に対する節点 2 での曲げモーメントを求める。この端部の曲げモーメントが片持ち梁の最大変位となる。また、反力と端部の部材断面力との釣合より、反力を代用しても良い。

分布荷重の合力 W は次式で、荷重中心は節点 2 から $2l/3$ となる。

$$W = \frac{Pl}{EI} \cdot \frac{l}{2} = \frac{Pl^2}{2EI}$$

固定端でのモーメントの釣合より M_2 は次のようになり、モールの定理より、その値が変位となる。

$$M_2 = \frac{Pl^2}{2EI} \cdot \frac{2l}{3} = \frac{Pl^3}{3EI} \rightarrow \delta = \frac{Pl^3}{3EI}$$

また、反力 V_2 は、モールの定理によれば、片持ち梁先端の回転角となる。反力は次のように求められる。

$$V_2 = \frac{Pl^2}{2EI} \rightarrow \theta_{\max} = \frac{Pl^2}{2EI}$$

以上のように、モールの定理を用いても、微分方程式の解と同一の結果が得られる。モールの定理は微分方程式を解く必要がなく、簡単に任意位置の変位を求めることができる。覚えておくと便利である。

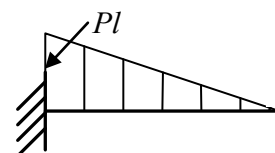


図 8 先端集中荷重+片持ち梁の曲げモーメント図

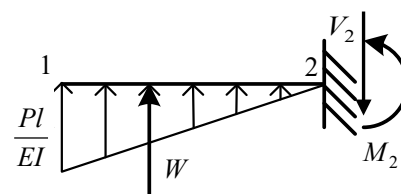


図 9 曲げモーメントを荷重に置き直す

4) 片持ち梁に等分布荷重

ex3_4

図 7 (b) に示す片持ち梁に等分布荷重が加わるとき、梁の最大変位をモールの定理により求める。最初に、曲げモーメント関数を求める。図 10 のように位置 x で切断し、その点におけるモーメントの釣合より次式のように曲げモーメント関数が得られる。この関数より曲げモーメント図が図 11 に示される。

$$-M(x) - \int_0^x (x-X)p_w dX + V_1 x - M_1 = 0 \leftarrow \int_0^x (x-X)p_w dX = p_w \left[xX - \frac{X^2}{2} \right]_0^x$$

$$-M(x) - p_w \frac{x^2}{2} + p_w lx - p_w \frac{l^2}{2} = 0 \rightarrow M(x) = \frac{p_w}{2} (-l^2 + 2lx - x^2)$$

モールの定理を適用するために、前例と同様、求めた曲げモーメントを $-EI$ で割る。つまり荷重を逆方向から加える。ただし、図 12 のように境界である固定端と自由端を入れ替える。以降は次回お話しする。

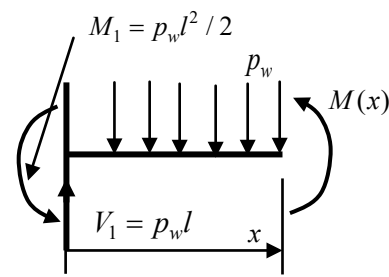


図 10 切断面におけるモーメントの釣合

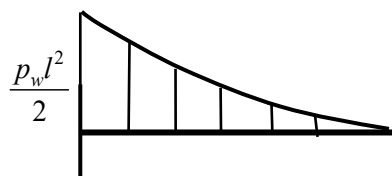


図 11 片持ち梁の曲げモーメント図

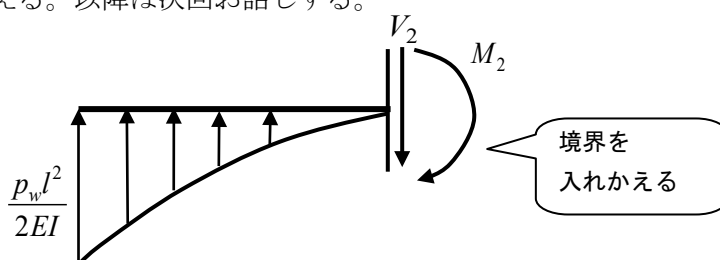


図 12 曲げモーメントを荷重に置き直す