



基礎 66 話 No.2 一端固定・他端ピン支持梁＋中央集中荷重

付 16 話参照
ex65_1; ex65_2

今回は、前回の続きで図1に示す構造物の応力解析についてお話しする。前回では、梁の微分方程式を解いて、断面力分布を求めた。ここでは、骨組の変位やたわみを求める。たわみの最大値は、回転角がゼロの位置で与えられる。その位置も既に求めたが、 $x=0$ と $x>l$ の値は意味を成さないで、 $x/l=(15-\sqrt{33})/16=0.578$ の値を用いる。この値をたわみ関数に代入することによって、たわみの最大値が次のように得られる。

$$v_{\max} = v(0.578l) = 0.26 \frac{p_w l^4}{48EI} = \frac{2.08 p_w l^4}{384EI}$$

回転角の最大値は、ピン支持端と極値に生じる。回転角の極値は、この関数の接線勾配がゼロとなる位置、つまり、曲げモーメントがゼロとなる位置である。まず、曲げモーメント関数を用いてこの位置を求める。

$$4\left(\frac{x}{l}\right) - 1 \left(\left(\frac{x}{l}\right) - 1 \right) = 0 \rightarrow \frac{x}{l} = \frac{1}{4}$$

ピン支持端と上の位置の回転角の大きさは、次式で与えられる。

$$\theta(l) = \frac{p_w l^3}{48EI} (8 - 15 + 6) = -\frac{p_w l^3}{48EI}$$

$$\theta(l/4) = \frac{p_w l^3}{48EI} \left(8 \left(\frac{1}{4}\right)^3 - 15 \left(\frac{1}{4}\right)^2 + 6 \left(\frac{1}{4}\right) \right) = \frac{p_w l^3}{192EI} \left(\frac{1}{2} - \frac{15}{4} + 6 \right) = \frac{p_w l^3}{192EI} \cdot \frac{11}{4} = \frac{11 p_w l^3}{768EI}$$

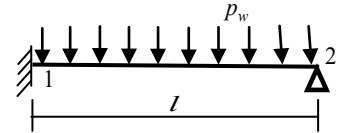
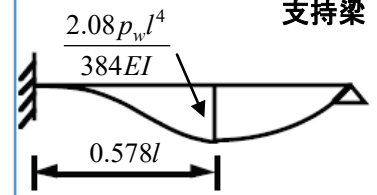
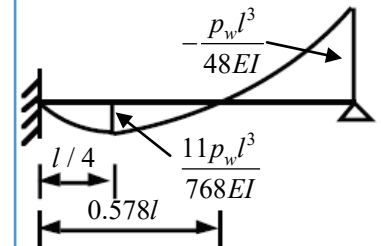


図 1 等分布荷重を受ける一端固定・一端ピン支持梁



(a) たわみ分布



(b) 回転角分布

図 4 等分布荷重を受ける一端固定・他端ピン支持梁の断面力図

2) 一端固定・他端ピン支持梁＋中央集中荷重 ex65_2

続いて、図5に示す一端固定、他端ピン支持に中央集中荷重が加わる不静定梁について、載荷点の鉛直変位及び断面力分布を求めてみよう。ここでは、前の手法とは少し異なった方法で鉛直変位を求める。基本構造である片持ち梁の解を利用する。基本構造における梁先端のたわみは既に求めている。まず、図5のピン支持部の鉛直反力を X で仮定する。次に、下図のように2つの片持ち梁に分けて考える。

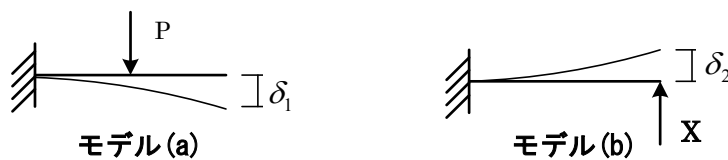


図 6 2つの片持ち梁に分ける

各片持ち梁先端の変位を次のように求める。この値は、基礎 51 話で既に求めており、これを利用する。ここで、 δ'_1, θ' は各々荷重直下の変位と回転角である。

$$\delta_1 = \delta'_1 + \theta' \cdot \frac{l}{2} = \frac{P}{3EI} \left(\frac{l}{2}\right)^3 + \frac{P}{2EI} \left(\frac{l}{2}\right)^2 \cdot \frac{l}{2} = \frac{5Pl^3}{48EI}; \quad \delta_2 = -\frac{Xl^3}{3EI}$$

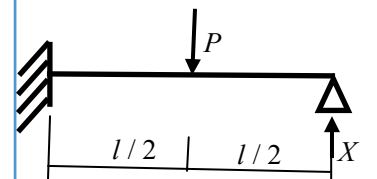


図 5 梁中央集中荷重を受ける一端固定、他端ピン支持梁

先端に集中荷重を受ける片持ち梁の先端の変位は、

$$\delta = \frac{Pl^3}{3EI}$$

また先端の回転角は、回転角の式に $x=l/2$ を代入することで次式となる。

$$\theta = \frac{Pl^2}{2EI}$$

図 5 から分かるように、右端はピン支持なので鉛直変位は生じない。そのため、 $\delta_1 + \delta_2 = 0$ の関係が成り立つ。2 つの片持ち梁先端の鉛直方向たわみを用いて、上の関係より X の値が求められる。

$$\delta_1 + \delta_2 = 0 \rightarrow \frac{5Pl^3}{48EI} - \frac{Xl^3}{3EI} = 0 \rightarrow X = \frac{5}{16}P$$

一端固定、他端ピン支持不静定梁の変形は、図 6 に示す 2 つの片持ち梁の変形状態の和で与えられる。この 2 つの片持ち梁の中央変位を各々 δ_1' と δ_2' とすると、一端固定、他端ピン支持の不静定梁載荷点の変位 δ は次式となる。

$$\delta = \delta_1' - \delta_2' = \frac{P}{3EI} \left(\frac{l}{2}\right)^3 - \frac{5l^3}{48EI} \cdot \frac{5}{16}P = \frac{7Pl^3}{768EI}$$

曲げモーメント及びせん断力図は、変位と同様に図 6 に示す 2 つの片持ち梁の応力を足し合わせて求める。以下に両モデルのたわみと曲げモーメント図及びせん断力図を示す。

先端に集中荷重 X を受ける片持ち梁の中央の変位 δ_2' は第 51 話の片持ち梁のたわみ関数より、以下のように求められる。

$$\begin{aligned} \delta_2' &= -\frac{X}{6EI} \left(\frac{l}{2}\right)^3 + \frac{Xl}{2EI} \left(\frac{l}{2}\right)^2 \\ &= \frac{5l^3}{48EI} X \end{aligned}$$

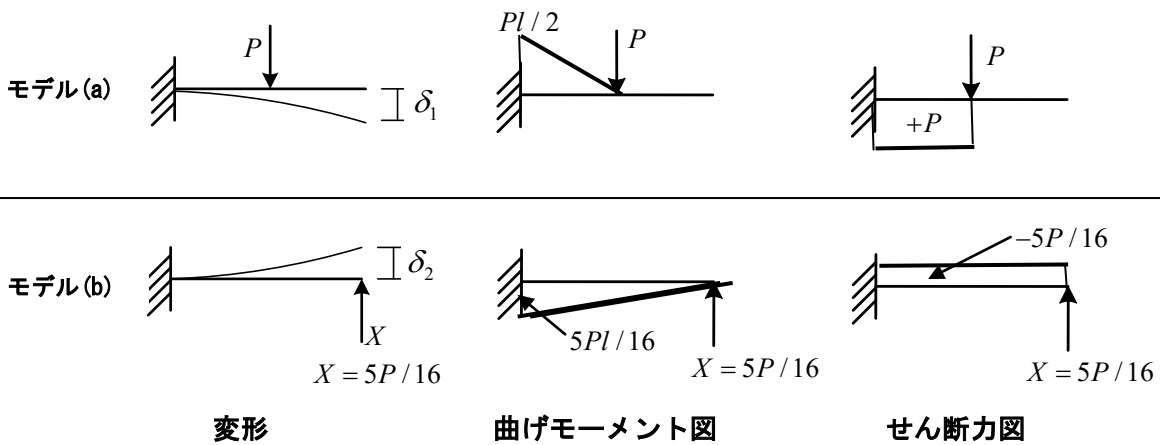


図 7 2 つのモデルのたわみ、曲げモーメント図とせん断力図

上記の 2 つのモデルの和を取ると、一端固定、他端ピン支持に中央集中荷重を受けるモデルのたわみと曲げモーメント図、及びせん断力図が次のように得られる。

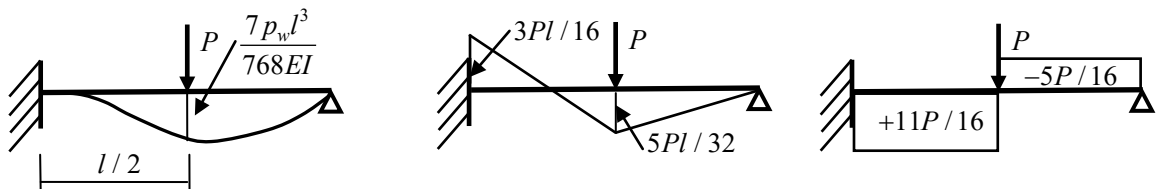


図 8 梁のたわみ曲線

図 9 曲げモーメント図とせん断力図

今回は、もう少し複雑な不静定構造の応力解析を実施し、解析手順をより深く理解しよう。