

I - 1 Castigliano の仕事式における要注意点について

極東設計事務所 正員 石川時信

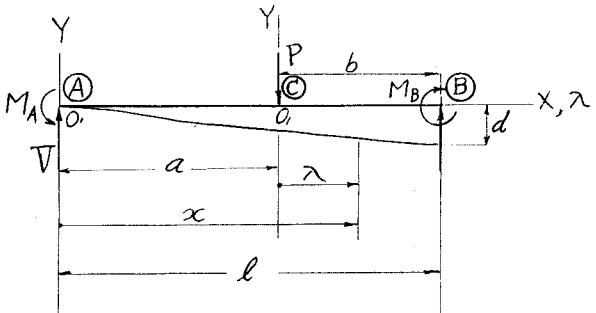
要旨 カスチリアの仕事式は古くか¹⁾

i 弾性体に働く外力が、これに弾性変形を与える場合に、外力の方向に起る変位は、その弾性体に生じた内部仕事を、その外力について 1 回微分したるものに等しい。

ii それが自身が仕事をなさざる

如くに選ばれた不静定力について、その内部仕事を 1 回微分したものは零に等しい。というようになぞえられ、それを図示の記号に従い、式によりて書けば、

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial W}{\partial e} = \int_0^L \frac{\partial M}{\partial E} dx = d \\ \frac{\partial M}{\partial M_A} = \int_0^L \frac{\partial M}{\partial M_A} dx = 0 \end{array} \right. \quad \dots \dots \dots (1)$$



ただし、E は弾性係数、I は断面二次率。と見て、その表現は誤謬に陥り易く、筆者深く感ずるモールの法則の一面として表現しておく方がよいと述べたものである。

表現文字について

前掲(i)中にあける不静力とゆう字は、式(2)においては、 M_A のことにして、この文字は力にあらずして、曲げであり、若し、 X_1, X_2, X_3, \dots とゆうように只外力として表現すると大きな誤謬に陥り易い。なんて云うば、曲げが直角変位は迴転角にして、変位とは性格が異い、梁端條件に合致しないからである。

偏微分係数が零の場合

前掲(ii)は、式(2)と同様迴転角を表すが、梁端が鉛直の場合は $\frac{\partial M}{\partial M_A} = 0$ で、実際とはない。このまゝは不合理をなくすため、 $M = M_A + Vx - Px$ とすれば、 $\frac{\partial M}{\partial V} = x, \frac{\partial M}{\partial M_A} = -\frac{1}{x}$ 、 $\frac{\partial M}{\partial P} \cdot \frac{\partial V}{\partial M_A} = x \cdot \left(-\frac{1}{x}\right) = -1, \frac{\partial M}{\partial M_A} = \frac{\partial M}{\partial V} \cdot \frac{\partial V}{\partial M_A} = -1$ なり、式(2)は、

$$\frac{\partial W}{\partial M_A} = - \int_0^L \frac{M}{EI} dx \quad \dots \dots \dots (3)$$

となりて、梁の微分方程 $\frac{d^2y}{dx^2} = -\frac{M}{EI}$ 一致する。

また、前掲(i)も $M = M_A + Vx - Px$ とすれば、 $\frac{\partial M}{\partial M_A} = 0$ となり、 $\frac{\partial M}{\partial V} = \frac{\partial M}{\partial M_A} \cdot \frac{\partial M_A}{\partial V} = 0$ 従つて式(i)も成立しないす、 $M_A + Vx - Px + M_B = 0$ 、すなはち静力学的條件式より、 $\begin{cases} M_A = -Px - M_B \\ V = -\frac{1}{x}(M_A + M_B) \end{cases}$ である。左の式に代入し、 $M = M_A - \frac{1}{x}(M_A + M_B)x + \frac{b}{x}Px - Px$ なり、直接に $\frac{\partial M}{\partial P} = -\frac{1}{x}(M_A + M_B) + \frac{b}{x}P$ を右の式(i)に代入すれば、

$$\frac{\partial W}{\partial P} = - \int_0^L \frac{M}{EI} (l-x) dx = - \int_0^L \int_0^x \frac{M}{EI} dx dx = d \quad \dots \dots \dots (4)$$

となりて梁の微分方程式と一致する。

以上のようにカスチリアの仕事式(1), (2)は梁の微分方程式(4), (3)と一致するが、この式(4), (3)が図示の通り梁の両端には部材端角 θ_A, θ_B は共に0にして、また梁の左端(A)には変位のない場合であつたが、もし変位 d_A, d_B があり、かつ部材角 θ_A, θ_B がある場合には式(3), (4)は、

$$\left\{ \begin{array}{l} \theta_A - \int_0^l \frac{M}{EI} dx = \theta_B \\ d_A + \theta_A l - \int_0^l \int_0^x \frac{M}{EI} dx dx = d_B \end{array} \right. \quad \dots \dots \dots \quad (5)$$

$$\left\{ \begin{array}{l} d_A + \theta_A l - \int_0^l \int_0^x \frac{M}{EI} dx dx = d_B \end{array} \right. \quad \dots \dots \dots \quad (6)$$

すなわち、梁の一般微分方程式となり、モールの法則とも一致する。すなわち、カスチリアの式はモールの式の一面对応してゐると言える。^(方法)

カスチリア式の標準適用について

前述の通りカスチリア式は元々適用を一步誤りと自然誤つた結果となるから、次にその標準適用方法を表示し、結果をも併記して、その正しいことを示す。ただし、副座標を用う。

カスチリア式標準適用表

諸式 梁端条件	曲げモーメント式	偏微分係数	積分結果	結果
	$M = Vx - Px$ $M = \frac{M_A}{x} + Px - \frac{P}{2}x^2$ $M = -V(l-x) - \frac{M_A}{x}x + P(\frac{b}{2}x - \lambda)$	$\frac{\partial M}{\partial M_A} = 0$ $\frac{\partial M}{\partial V} = x = a + \lambda$	$\theta_A - 0 = \theta_B$ $d_A + \theta_A l - \left\{ \frac{1}{3} \frac{M_A l^2}{EI} - \frac{1}{6} \frac{Pab}{EI} (l+b) \right\} = d_B$	$M_B = \frac{EI}{l} (3\theta_B - 3R) + \frac{Pab}{2l^2} (l+a)$, $R = (d_B - d_A)/l$
	$M = M_A + Vx - Px$ $M = \frac{M_A}{x} (l-x) - \frac{M_B}{x} x + P(\frac{b}{2}x - \lambda)$ $M = -V(l-x) - \frac{M_A}{x} x + P(\frac{b}{2}x - \lambda)$	$\frac{\partial M}{\partial M_A} = -1$ $\frac{\partial M}{\partial V} = -(l-x)$ $= -(b-\lambda)$	$\theta_A - \left(\frac{1}{2} \frac{M_A l}{EI} - \frac{1}{2} \frac{M_B l}{EI} + \frac{1}{2} \frac{Pab}{EI} \right) = \theta_B$ $d_A + \theta_A l - \left\{ \frac{1}{3} \frac{M_A l^2}{EI} - \frac{1}{6} \frac{M_B l^2}{EI} + \frac{1}{6} \frac{Pab}{EI} (l+b) \right\} = d_B$	$M_A = \frac{2EI}{l} (2\theta_A + \theta_B - 3R) - \frac{Pab^2}{l^2}$, $M_B = \frac{2EI}{l} (2\theta_B + \theta_A - 3R) + \frac{P\lambda^2 b}{l^2}$, $R = (d_B - d_A)/l$
	$M = M_A + Vx - Px$ $M = \frac{M_A}{x} (l-x) + P(\frac{b}{2}x - \lambda)$ $M = -V(l-x) + P(\frac{b}{2}x - \lambda)$	$\frac{\partial M}{\partial V} = -(l-x)$ $= -(b-\lambda)$	$d_A + \theta_A l - \frac{1}{3} \frac{M_A l^2}{EI} - \frac{1}{8} \frac{Pab}{EI} (l+b) = d_B$	$M_A = \frac{EI}{l} (3\theta_A - 3R) - \frac{Pab}{2l^2} (l+b)$, $R = (d_B - d_A)/l$

まずび カスチリアの仕事式は梁に関するモールの二つの法則の一面对応したもう一つの表現方法も充分ではなく、適用上に細心の注意を要す。参考文献：1) 寛邦及福平：機械論理論とその応用。2) 石川時信：副座標による Beam Theoryについて。其他。(講演の時に譲り)

本稿を論文集38号