

I - 74 移動荷重をうけるランガーアーチ橋の動的研究 (その1)

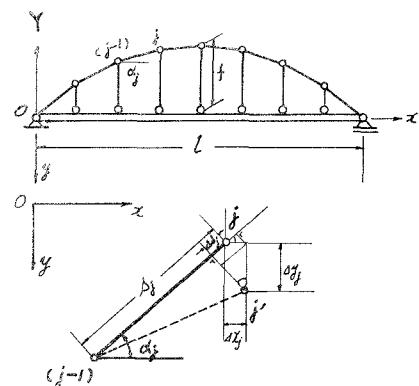
——エネルギー法による固有振動数と振動モード——

熊本大学 正員 吉村虎藏

熊本大学 正員 平井一男

京都大学 正員 ○平島健一

ランガーアーチ橋の動的研究として、従来いくつかの研究が數えられるけれども、それらはいずれもランガーアーチ橋の固有周期の理論とその実験値との比較の域を脱しなかつた。筆者等は、固有周期と振動モード決定の新たな2法をこゝに発表し、この理論による固有周期と実験値とを比較し、さらに動的レスポンスの特殊な場合として得た静的レスポンスを、通常ランガーアーチ橋の設計に用いられた假想仕事法より得た撓みや曲げモーメントの影響線と比較して、2つの理論の正しいことがわざり、ランガーアーチ橋の動的レスポンスの性状等について、同一課題(その1), (その2), (その3)に発表したい。



この一連の課題において扱うランガーアーチ橋においては、次の条件を仮定する。

- (1) アーチ軸線は放物線である。
- (2) 補剛桁は走断面筋に接算して扱う。
- (3) アーチ断面も同様、走断面に接算して扱う。
- (4) 吊材の伸びを無視する。
- (5) 支承上において、補剛桁重心線とアーチ軸線との間に偏心がない。

ランガーアーチ橋のアーチは折線の滑節アーチであるから、いまアーチの一節点(j-1)～(j)が軸力をうけてその弦長 Δs_j が Δx_j だけ伸び、(j)点が(j-1)点に対しても、図に示すよう $\Delta x_j, \Delta y_j$ だけ変位したすると、次の関係が成立する。

$$\Delta s_j = \Delta y_j \sin \alpha_j - \Delta x_j \cos \alpha_j \quad (1.1)$$

上の式は図の如き簡単な幾何学的関係から知ることができると、また三平方の定理から求めることもできる。式(1.1)を变形して次式を得る。

$$\Delta x_j = \Delta y_j \tan \alpha_j - \Delta s_j \sec \alpha_j \quad (1.2)$$

この式の右辺第2項は Castiglione の定理から求めることもできる。アーチが軸力をうけて変形した場合、free body としてアーチの支間の水平伸び量は、上の Δx_j の総和として得られる。すなはち

$$\text{アーチの水平伸} \alpha'' = \sum_{j=1}^n \Delta x_j' \quad (1.3)$$

ここに角は格間数、一方補剛桁の軸力による伸びを Δl とすると、

$$\Delta l = \Delta H \cdot l / A_g E \quad (1.4)$$

たゞし、 ΔH は振動の極限位置におけるアーチの水平推力の増加量、 ℓ は支間、 A_a は補剛材断面積、 E はヤング率。式(1.3)と式(1.4)は等しいべきであるから次式の適合条件が成立する。

$$\Delta H \cdot \ell / A_a \cdot E = \sum_{j=1}^k \Delta Y_j \tan d_j - \sum_{j=1}^k \Delta Q_j \sec d_j \quad \dots \quad (1.5)$$

さて、図のアーチの軸線が $Y = 4f(x(l-x)/\ell^2)$ とするときとすると、 $\tan d_j = 4f(l-2x)/\ell^2$ 。

また自由振動の或る次数のモードを次のとく考える

$$g(x) = \sum_{n=1}^{\infty} a_n \sin \frac{n\pi x}{\ell} \quad \dots \quad (1.6)$$

ゆえに、 $dQ = \sum_{n=1}^{\infty} a_n \left(\frac{n\pi}{\ell}\right) \cos \frac{n\pi x}{\ell} dx$ 従ってこの振動モードの自由振動時には式(1.5)の右辺第1項は次の2つの形となる。

$$\begin{aligned} \sum_{j=1}^k \Delta Y_j \tan d_j &= \int_0^{\ell} \tan d_j dQ \\ &= 16 \left(\frac{f}{\ell}\right) \sum_{n=1}^{\infty} a_n \quad \left. \begin{array}{l} n=1, 3, 5 \dots \text{のとき} \\ n=2, 4, 6 \dots \text{のとき} \end{array} \right\} \quad \dots \quad (1.7) \\ &= 0 \end{aligned}$$

(1.5)式の右辺第2項は

$$\sum_{j=1}^k \Delta Q_j \sec d_j = \sum_{j=1}^k \frac{\Delta H \cdot \sec^2 d_j}{A_a \cdot E} \cdot S_j = \frac{\Delta H}{A_a \cdot E} \int_0^{\ell} \sec^2 d_j dx = \frac{\Delta H \cdot \ell}{A_a \cdot E} \left\{ 1 + 8 \left(\frac{f}{\ell}\right)^2 + 19.2 \left(\frac{f}{\ell}\right)^4 \right\} \quad (1.8)$$

ここに A_a はアーチの断面積である。故に式(1.5)の適合条件から、 ΔH と振動変位との関係、すなわち次式が得られる。

$$\begin{aligned} n &= 1, 3, 5 \dots \text{のとき} & \Delta H &= \frac{16 \left(\frac{f}{\ell}\right) E}{\pi \cdot \ell} \frac{A_a \cdot A_g}{A_a + A_g \left\{ 1 + 8 \left(\frac{f}{\ell}\right)^2 + 19.2 \left(\frac{f}{\ell}\right)^4 \right\}} \sum \frac{a_n}{n} \\ n &= 2, 4, 6 \dots \text{のとき} & \Delta H &= 0 \end{aligned} \quad \dots \quad (1.9)$$

ここでまず、エネルギー法によつて固有周期、振動モードを求めるについて簡単に述べる。アーチの Potential Energy の最大値を V_a 、補剛材によるそれを V_g 、補剛材の曲げによるそれを $V_{g.M}$ とする

$$\begin{aligned} V_a &= \sum_{j=1}^k \frac{(\Delta H \sec d_j)^2}{2 A_a \cdot E} \cdot S_j = \frac{\Delta H^2}{2 A_a E} \int_0^{\ell} \sec^2 d_j dx = \frac{\Delta H^2 \ell}{2 A_a E} \left\{ 1 + 8 \left(\frac{f}{\ell}\right)^2 + 19.2 \left(\frac{f}{\ell}\right)^4 \right\} \\ V_g &= \Delta H^2 \ell / 2 A_g E \\ V_{g.M} &= \int_0^{\ell} \frac{M^2}{2 E I_g} dx = \frac{E \pi^4}{4 \ell^3} I_g \sum_{n=1}^{\infty} n^4 a_n^2 \end{aligned} \quad \dots \quad (1.10)$$

これらの総計 ΣV は、(1.10)に(1.9)を入れると対称振動時には

$$\Sigma V = V_a + V_g + V_{g.M} = \frac{128 E \left(\frac{f}{\ell}\right)^2}{\pi^2 \cdot \ell} B \cdot \left(\sum \frac{a_n}{n} \right)^2 + \frac{E \pi^4}{4 \ell^3} I_g \sum n^4 a_n^2 \quad \dots \quad (1.11)$$

たゞし、 $B = A_a \cdot A_g / [A_a + A_g \{1 + 8 \left(\frac{f}{\ell}\right)^2 + 19.2 \left(\frac{f}{\ell}\right)^4\}]$ 。逆対称振動時には(1.11)式の右辺第1項が落ちる。

一方、ランガー橋が $y = g(x) \sin(\omega t + \phi)$ なる自由振動をすると考へると、このときの運動エネルギーの最大値 T は次のとくなる

$$T = \left\{ \int_0^{\ell} \frac{1}{2} (\dot{x}^2 + \dot{y}^2) dx \right\}_{\max} = \frac{1}{2} \delta l w^2 \sum a_n^2 \quad \dots \quad (1.12)$$

ここに δl は単位長質量、 w は固有振動数。Ritz の法によつて固有周期を決定するために ΣV と T の差を最小にする条件、すなわち $\frac{\partial}{\partial a_n} (\Sigma V - T) = 0$ を入れ、対称振動に対して次の式を得る。

$$\frac{256 E \left(\frac{f}{\ell}\right)^2}{\pi^2 \cdot \ell} B \cdot \frac{1}{n} \sum_{m=1}^{\infty} \frac{a_m}{n} + \frac{E \pi^4}{2 \ell^3} I_g \cdot n^4 \cdot a_n - \frac{1}{2} \delta l w^2 a_n = 0 \quad \dots \quad (1.13)$$

逆対称振動時には

$$\frac{\partial}{\partial a_n} (\Sigma V - T) = \frac{E \pi^4}{2 \ell^3} I_g \cdot n^4 \cdot a_n - \frac{1}{2} \delta l w^2 a_n = 0 \quad \dots \quad (1.14)$$

正規化の条件によつて、正規化した振動モード ψ_m を求め、式(1.13)と(1.14)より w_m を求めれば、(その3)によつて、動的静的レスポンスが得られることになる。