

第十一章 橋桁の振動¹⁾

[50] 単支桁の振動

動荷重が橋桁上を走過する時は桁に振動起り、衝撃作用に著しき影響を及ぼす。而して桁の振動は其の構造、寸法、重量及動荷重の大きさ、位置、速度、性質等に依りて異なり極めて複雑なる動力學的問題なるが、動荷重に因る週期的外力と桁自身の鉛直振動との週期が略ば等しき時は共鳴作用を起し桁に對して頗る危険なるを以て、以下主として橋桁の主振動(Principal vibration)の週期の計算法に就て述べる。

(1) 単支桁の振動

単支桁は兩端に於て自由に角變位を爲し、一端に於て水平變位をも爲し得るを以て、桁の中立軸を x 軸、左端を原點とし、鉛直下向に y 軸を探り、橋桁の単位長に對する全荷重を w 、重力の加速度を g 、彎曲力率に對して有效なる桁の斷面慣性能率を I 、材料の彈性係數を E とすれば(第 220 圖参照)、桁の上下運動の方程式は

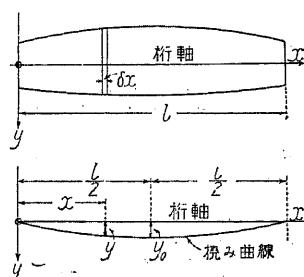
第 220 圖

$$\frac{\partial^2}{\partial x^2} \left(EI \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} \right) + \frac{w}{g} \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = 0 \quad \dots (192)$$

然るに δx なる部分の有する勢力は

$$\text{位置の勢力 } \delta E_p = \frac{1}{2} EI \left(\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} \right)^2 \delta x$$

$$\text{運動の勢力 } \delta E_k = \frac{1}{2} \frac{w}{g} \left(\frac{\partial y}{\partial t} \right)^2 \delta x$$



今 Barling の假定により x の方向に勢力の移動なく、且つ振動に對する抵抗

¹⁾ 著者：“橋桁の振動並に其の衝撃作用との關係に就て” 土木學會誌 10 卷 1 號

を無視すれば δx なる区分の全勢力は不變なるを以て

$$\delta E_p + \delta E_k = -\frac{1}{2}EI\left(\frac{\partial^2 y}{\partial x^2}\right)^2 \delta x + \frac{1}{2}\frac{w}{g}\left(\frac{\partial y}{\partial t}\right)^2 \delta x = const.$$

各区分の運動を單一振動なりとし

$$u = \text{振動の半振幅}, T = \text{周期}, p = \text{振動數} = \frac{2\pi}{T}$$

とすれば、 $y = u \sin pt$ にして

$$\delta E_p + \delta E_k = EI\left(\frac{d^2 u}{dx^2}\right)^2 \sin^2 pt \delta x + \frac{w}{g} p^2 u^2 \cos^2 pt \delta x$$

然るに、勢力不減律 (Conservation of energy) により

$$\frac{\partial}{\partial t}(\delta E_p + \delta E_k) = 0$$

$$\therefore \frac{d^2 u}{dx^2} + pu \sqrt{\frac{w}{gEI}} = 0 \quad \dots \dots \dots (193)$$

(193) 式の一般解は

$$u = A \sin mx + B \cos mx \quad \text{茲に } m^2 = p \sqrt{\frac{w}{gEI}} \quad \dots \dots \dots (194)$$

兩端に於て上下運動なきを以て $B = 0$ 及 $A \sin ml = 0$, 故に m の最小値は π/l にして主振動の周期は

$$T = \frac{2\pi}{p} = \frac{2}{\pi} l^2 \sqrt{\frac{w}{gEI}} \quad \dots \dots \dots (195)$$

(2) 桁の撓み曲線に依る振動周期の計算法

單支桁が x なる點の単位長の全重量 (自重及載荷重) w なる連續的静荷重により u なる撓みを有する時、桁軸は此靜力的平衡の位置より上下に $2u$ たけの振幅の振動を爲し、 $\pm u$ に於て位置の勢力のみを有し、靜力的平衡の位置に於ては運動の勢力を有する。

$$\text{位置の勢力 } E_p = \frac{1}{2} \int_0^l wu dx$$

$$\text{運動の勢力 } E_k = -\frac{1}{2g} \int_0^l w(pu)^2 dx, \text{ 茲に } p = -\frac{2\pi}{T}$$

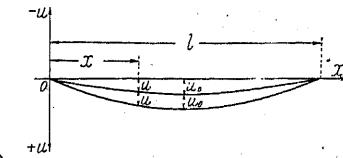
桁の有する全勢力は不變にして且つ振動數

第 221 圖

p を一定とすれば

$$E_p = E_k \quad \text{より}$$

$$p^2 = \frac{\int_0^l wu dx}{\frac{1}{g} \int_0^l wu^2 dx} \quad \dots \dots \dots (196)$$



然るに w, u は既知なるを以て p 從て T を求め得る。桁の全長に亘り w が一様なる時は

$$u = \frac{w}{24EI}(x^4 - 2lx^3 + l^3x) \quad p^2 = 97.55 \frac{gEI}{wl^4}$$

$$\therefore T = \frac{l^2}{1.572} \sqrt{\frac{w}{gEI}} \quad \dots \dots \dots (197)$$

即ち、此方法は近似的計算法なるも (195) 式の結果と殆んど一致する。

重量を有せざる等断面桁が $x = a$ に W なる集中荷重を有する場合は

$$u = \frac{Wa^2(l-a)^2}{3EIl}, \quad T = 2\pi \sqrt{\frac{W a^2 (l-a)^2}{3gEIl}} \quad \dots \dots \dots (198)$$

等布荷重 w 及端より a なる點に集中荷重 W を有する場合は

$$T = \frac{\pi}{2} l^2 \sqrt{\frac{32 \frac{W}{l} \left(\frac{a}{l}\right)^2 \left(1 - \frac{a}{l}\right)^2 + w}{6gEI}} \quad \dots \dots \dots (199)$$

多くの點に W_1, W_2, \dots, W_n なる荷重を有する時、 W_m なる一荷重を有する場合の周期を T_m とすれば全部の荷重を載せたる時の周期 T は

$$T = \sqrt{T_1^2 + T_2^2 + \dots + T_n^2} \quad \dots \dots \dots (200)$$

(3) 鋼桁の振動周期

實際の鋼桁は断面積及慣性能率 I 一様ならざる場合多きを以て、先づ I を x

の適當なる函数を以て表はし、単位長の全荷重 w に對する撓み曲線 u を求むる。今一例として I が中央より端に一次的に減する場合を探れば

$$I = I_c \left(1 - \alpha \frac{2x}{l}\right)$$

茲に $\alpha = 1 - \frac{I_l}{I_c}$

茲に I_c は中央、 I_l は兩端の慣性能率である。

彎曲力率 $M_x = \frac{w}{2} \left(\frac{l^2}{4} - x^2\right) = \frac{wl^2}{8} \left\{1 - \left(\frac{2x}{l}\right)^2\right\}$

x 断面の撓み $u_x = \int_x^{\frac{l}{2}} \int_0^x \frac{M}{EI} dx dx$

$$= \frac{wl^4}{8I_c E} \int_x^{\frac{l}{2}} \int_0^x \frac{1 - \left(\frac{2x}{l}\right)^2}{1 - \alpha \frac{2x}{l}} \frac{dx}{l} \frac{dx}{l} = \frac{wl^4}{8I_c E} \eta$$

然るに撓みの最大なる位置に於て桁の位置の勢力は

$$E_p = 2 \int_0^{\frac{l}{2}} u_x - \frac{w}{2} dx = w \int_0^{\frac{l}{2}} u_x dx$$

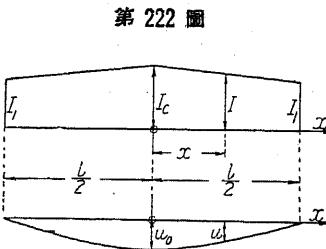
振動時の最大なる運動の勢力は

$$E_k = 2 \int_0^{\frac{l}{2}} \frac{1}{2} \frac{w}{g} v^2 dx, \quad \text{茲に } v = \frac{2\pi u_x}{T}$$

依て $E_p = E_k$ により

$$T^2 = \frac{\pi^2}{2gE} w \frac{l^4}{I_c} \frac{\int_0^{\frac{l}{2}} \eta^2 dx}{\int_0^{\frac{l}{2}} \eta dx} = \frac{\pi^2 w}{2gE} \frac{l^4}{I_c} \lambda \quad \dots (201)$$

茲に $\lambda = \int_0^{\frac{l}{2}} \eta^2 dx / \int_0^{\frac{l}{2}} \eta dx$



第 222 圖

振動週期 T は

$$\left. \begin{aligned} T &= \sqrt{\frac{\pi^2}{2gE} \lambda} l^2 \sqrt{\frac{w}{I_c}} = C l^2 \sqrt{\frac{w}{I_c}} \\ C &= \sqrt{\frac{\pi^2}{2gE} \lambda} \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (202)$$

λ 及 C のディメンションは

$$[\lambda] = 0, [C] = \left\{ \left[\frac{L}{T^2} \right] \left[\frac{LM}{T^2 L^2} \right] \right\}^{-\frac{1}{2}} = \frac{[T]^2}{[M]^{\frac{1}{2}}}$$

茲に $[L]$ は長さ、 $[M]$ は質量、 $[T]$ は時の單位を示す。

即ち α が與へらるれば λ を知り、從て C を知り振動週期 T を計算し得る。

$10^4 C$ の値は第 35 表第 223 圖 (a) に示す。

第 35 表 $10^4 C$ の値 ($m^4 \cdot sec$)

$\alpha =$	0.0	0.2	0.4	0.6	0.8	1.0
$\lambda =$	0.0821	0.0863	0.0940	0.1025	0.1171	0.1296
$10^4 C =$	0.444	0.455	0.472	0.496	0.530	0.568

計算例

鋸桁、單線軌道、徑間 $l = 21.34 m$ 、礫床 (米國鐵道協會報告 Vol. 12

Part 3 參照)

鋸桁橋の重量	37 t	礫床重量	61.5 t
機関車一臺重量	164.2 t	總重量	262.7 t

端断面 $I_l = 2 \times 2.831 \times 10^{-3} m^4$ 、同中央 $I_c = 2 \times 4.186 \times 10^{-3} m^4$

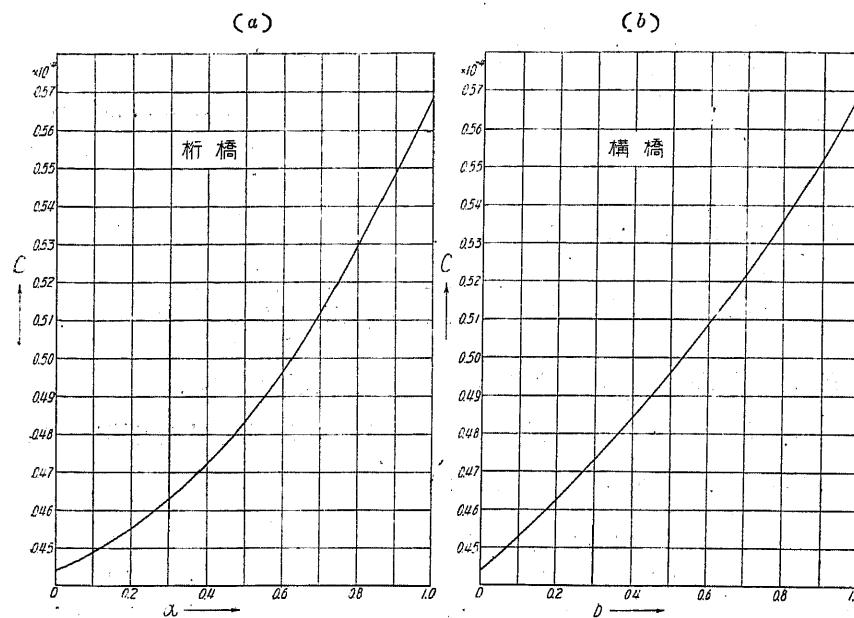
$$\alpha = \frac{I_c - I_l}{I_c} = 0.324, C = 0.465 \times 10^{-4} \quad (\text{第 223 圖 (a)})$$

(202) 式により

$$\therefore T = 0.465 \times 10^{-4} \times 21.34^2 \sqrt{\frac{262.7}{21.34} \times \frac{1}{8.37 \times 10^{-3}}} = 0.256 sec$$

(4) 構桁の振動

第 223 圖



橋桁にありて支端の慣性能率が零なる場合は、端より中央迄の I の変化を次式を以て表はす。

$$I_x = ax^b$$

今、格間数を n とし、端の次ぎの格點に於ける慣性能率を I_b 、中央のそれを I_c とすれば

$$I_c = a\left(\frac{l}{2}\right)^b \quad \therefore \quad a = \left(\frac{2}{l}\right)^b I_c$$

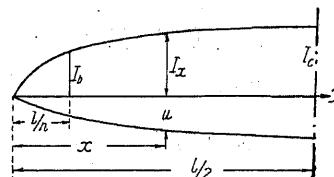
$$I_b = a\left(\frac{l}{n}\right)^b \quad \therefore \quad \left(\frac{n}{2}\right)^b = \frac{I_c}{I_b}$$

$$\therefore b = \log \frac{I_c}{I_b} / \log \frac{n}{2}$$

依て (3) の場合と同様の方法に依り

$$u = \frac{w}{2E} \cdot \frac{1}{a} \int_0^x dx \int_x^{\frac{l}{2}} (lx^{1-b} - x^{2-b}) dx$$

第 224 圖



$$\int_0^{\frac{l}{2}} u dx = \left[\frac{-w}{2aE(2-b)(3-b)(4-b)} \right] \left(\frac{l}{2} \right)^{5-b} \Phi_1$$

$$\int_0^{\frac{l}{2}} u^2 dx = \left[\frac{w}{2aE(2-b)(3-b)(4-b)} \right]^2 \left(\frac{l}{2} \right)^{9-2b} \Phi_2$$

$$\text{茲に } \Phi_1 = 2 - \frac{2-b}{5-b} - \frac{(4-b)^2}{2}$$

$$\begin{aligned} \Phi_2 = & \frac{4(4-b)^2}{7-2b} + \frac{(2-b)^2}{9-2b} + \frac{1}{3}(4-b)^4 - 2(2-b) - \frac{4(4-b)^3}{5-b} \\ & + \frac{2(2-b)(4-b)^2}{6-b} \end{aligned}$$

$$\text{然るに } T^2 = \frac{2\pi^2}{g} \frac{w}{EI_c} \left(\frac{l}{2} \right)^4 \frac{-1}{(2-b)(3-b)(4-b)} \frac{\Phi_2}{\Phi_1}$$

$$\text{依て } T = Cl^2 \sqrt{\frac{w}{I_c}} \quad \dots \dots \dots \quad (203)$$

と置き b の種々の値に對する C の値を計算すれば第 223 圖 (b) に示すが如く、此場合 C のデインメンションは

$$[C] = \left[\frac{1}{gE} \right]^{\frac{1}{2}} = [T]^2 [M]^{-\frac{1}{2}}$$

第 36 表 $10^4 C$ の 値

$b =$	0.05	0.08	0.1	0.3	0.5	1.0
$10^4 C =$	0.448	0.451	0.453	0.473	0.496	0.570

計算例

ワーレン構、鍛鐵製、單線鐵道橋、 $l = 30.48 m$ 、格間数 11

$$I_c = 0.0898 m^4, I_b = 0.0734 m^4, b = \log \frac{I_c}{I_b} / \log \frac{11}{2} = 0.118$$

$$\therefore C = 0.455 \times 10^{-4}$$

自重のみの場合；自重 $1.637 t/m$ 、鋼製と假定すれば (203) 式により

$$T = 0.455 \times 10^{-4} \times 30.48 \times \sqrt{\frac{1.637}{0.0898}} = 0.180 \text{ sec}$$

然るに鍛鐵製にして E は鋼の $28/30$ なるを以て

$$T = 0.183 \times \sqrt{1.07} = 0.189 \text{ sec}$$

本桁は $3.28 t/m$ の活荷重に對して設計されたるものなるを以て、滿載荷重の場合の振動週期を求むれば

$$T = 0.189 \times \sqrt{\frac{1.637 + 3.28}{1.637}} = 0.327 \text{ sec}$$

¹⁾ 大森博士が上記の構桁に於て列車通過の際検測せられたる振動週期は久慈川鐵道橋に於て最大 0.35 sec 平均 0.34 sec 、酒匂川鐵道橋に於て $0.27 \sim 0.35 \text{ sec}$ 平均 0.31 sec であった。

上記の如く橋桁の振動週期は (202) 式及 (203) 式に依て充分正確に而も容易に計算し得べく、週期は大體 t^2 , \sqrt{w} 及 $1/\sqrt{T}$ に比例する。

[51] 橋桁の振動と衝擊作用

荷重の通過に依て生ずる橋桁の振動及之に因る衝擊作用は鋪装せる道路橋にありては普通輕微なるも、設計荷重に近き重量の列車が高速を以て走過する鐵道橋に於ては、機関車動輪の有する過平衡對重 (Overbalanced weight) の影響に依り著しく振動を大ならしめ、其の結果衝擊係数を増大せしむる。

(1) 機関車動輪の過平衡對重

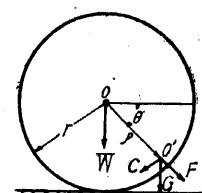
動輪の迴轉に依り過平衡對重に作用する遠心力は其の重心 O' に作用し、此荷重は OO' が鉛直下向の時に正の最大にして、鉛直上向の時に負の最大となる。今

$$G = \text{過平衡對重の重量}, \quad \rho = O' \text{ 点の半径}$$

$$c = " \text{ 線速度}, \quad r = \text{ 車輪 } "$$

$$v = \text{ 車輪外縁の速度}, \quad F = \text{ 遠心力}$$

第 225 圖



¹⁾ F. Omori, "The Deflection and Vibration of Railway Bridges" Bull. Imp. Earthq. Invest. Comm. Vol. 1, No. 4

$$F = \frac{G}{g} \cdot \frac{c^2}{\rho} = \frac{G}{g} \cdot \rho \cdot \frac{v^2}{r^2} = cv^2 \quad \dots\dots\dots (204)$$

今、 L をある瞬間に於ける全活荷重、 W を列車又は機關車重量、 W' を過平衡對重による力とすれば、 F に依る荷重は $\sin \theta$ に比例し $2\pi r/v$ を週期として變化す。

$$L = W + W' = W + F \sin \frac{v}{r} t \quad \dots\dots\dots (205)$$

¹⁾ 獨逸の舊式機關車に於て (204) 式の c は $m-t$ 單位にて

旅客機関車	貨物機関車
動輪 (Driving) 聯結輪 (Coupling)	動輪 聯結輪
$c = 0.118 \sim 0.158$	$0.049 \sim 0.069$

²⁾ 米國鐵道協會の橋桁衝擊試験に用ひたる機関車に於ては

全重量 t	動輪荷重 t	輪外徑 m	過平衡對重 t
74.4 ~ 108.2	20.0 ~ 25.5	1.40 ~ 2.14	0.121 ~ 0.740
平均 86.6	21.55	0.89	0.355

上記の平均値を用ひ過平衡對重に依る週期的荷重の極大値 F' と機関車全重量 W との比を求むれば

速度 $km/hour$	20	30	40	50	60	70	80	90	100
$F/W (\%)$	1.22	2.74	4.87	7.61	11.0	14.9	19.5	24.5	30.4

即ち F' は速度の二乗に比例するを以て、速度大なる場合は著大なる週期的外力を及ぼし桁の振動を助長する。

(2) 週期的外力と桁振動との共鳴

列車が橋上を走過する場合、週期的外力の週期 T_f と載荷せる桁の自由振動週

¹⁾ Handbuch der Ingenieurwissenschaften, II Brückenbau Ed. III, 4 Auflage S. 51

²⁾ Proceeding of the American Railway Engineering and Maintenance of Way Association, Vol. 12 Part 3, p. 13

期 T_f とが接近する時は唸り (Beat) の現象を生じて、其の振幅、從て衝擊作用を大ならしめる。而して桁の周期は活荷重の位置に依て異なり夫等の關係は頗る複雑なるも唸りの周期 T_d は

$$T_d = \frac{2T_f}{T_f - T_b} \quad \text{又は} \quad T_d = \frac{2T_b}{T_b - T_f}$$

T_f と T_b とが接近する程唸りの周期

T_d は長くなり、最大振幅 $2Y$ も大となる。米國鐵道協會の衝擊計算に於ては桁の中央に全荷重が集中し、週期的外力 W' も亦同點に定着して作用するものと假定せしが、是に依て走行列車の影響を論ずる事は困難である。

此場合に對する著者の近似法を述べんに、一般に桁の荷重と撓み δ との間に次の關係が成立する。但し x は桁の左支點より右方に計る。

$x = \frac{l}{2}$ に於ける荷重 W' に因る x 點の撓み δ_x は x に於ける荷重 W' に因る $x = \frac{l}{2}$ 點の撓みに等し。

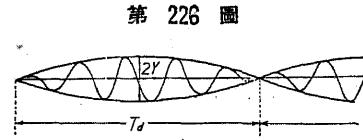
今、桁の l を一様なりと假定すれば

$$\delta_x = -\frac{W'x}{48EI} (3l^2 - 4x^2)$$

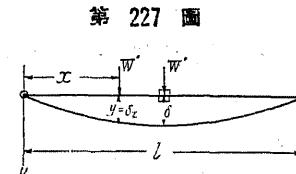
依て總過平衡對重が機關車の重心に集中作用するものとし、其の質量を m とすれば

$$W' = m \frac{\rho}{r^2} v^2 \sin \frac{v}{r} t$$

今、列車荷重 L 及び桁の死荷重 W_0 とが中央に集中し、週期的外力 W' のみが機關車の速度を以て走行するものと假定し、全質量 $M = \frac{1}{g} (L + W_0)$ 、中央に於ける桁軸の鉛直變位を y 、桁の中央に於て單位撓みを生ずる爲に中央に加ふべき荷重即ち桁の彈性力 (Elastic force) を k とすれば



第 226 圖



第 227 圖

彈性力 + 外力 = 質量 × 加速度

$$-ky + \frac{W'\delta_x}{l^3} = -ky + m\rho \frac{v^2}{r^2} \sin \frac{v}{r} t \frac{x}{l} \left(3 - 4 \frac{x^2}{l^2} \right)$$

$$= M \frac{d^2y}{dt^2} \quad \dots \dots \dots (206)$$

今 W' が左端に來りし瞬間を時の起點に採れば $x = vt$ にして、

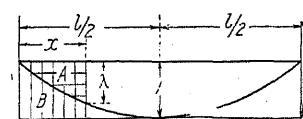
$$\frac{m\rho v^2 vt}{r^2 l} \left(3 - 4 \frac{v^2}{l^2} t^2 \right) \sin \frac{v}{r} t = f(t) \quad \text{と置けば (206) 式は}$$

$$\frac{d^2y}{dt^2} + \frac{k}{M} y = \frac{1}{M} f(t) \quad \dots \dots \dots (207)$$

然るに上式を解きて限界條件を入れれば極めて複雑なる式となり、之に依て振動の累積を研究する事は困難なるを以て次の如き略法を用ひる。

週期的荷重 W' が x に在るときと中央に存するときとの中央に於ける撓みの比 λ は

$$\lambda = \frac{x \text{ 點の撓み}}{\text{中央の撓み}} = \frac{x}{l} \left(3 - 4 \frac{x^2}{l^2} \right)$$



故に W' が走行する場合と中央に止まる場合との桁に與ふる勢力の平均量の比は

$$x < \frac{l}{2} \quad \text{の場合}, \quad \frac{1}{x} \int_0^x \lambda dx = \frac{3x}{2l} - \frac{x^3}{l^3} \quad \dots \dots \dots (208)$$

$$x > \frac{l}{2} \quad \text{"}, \quad " = \frac{1}{x} \left[\frac{5l}{8} - \frac{1}{l} \left\{ \frac{3}{2} (l-x)^2 - \frac{1}{l^2} (l-x)^4 \right\} \right] \quad \dots \dots \dots (208)$$

然るに W' が中央に止まる場合は

$$x < \frac{l}{2} \quad \text{の場合}, \quad y = \frac{m\rho}{2M} \left[\frac{3}{2l} vt - \left(\frac{vt}{l} \right)^3 \right] (\sin pt - pt \cos pt)$$

$$x > \frac{l}{2} \quad \text{"}, \quad y = \frac{m\rho}{2M} \left[\frac{5l}{8t} - \frac{1}{l} \left\{ \frac{3}{2} (l-vt)^2 - \frac{1}{l^2} (l-vt)^4 \right\} \right] \times (\sin pt - pt \cos pt)$$

茲に $p = \text{単位時間の振動数} = \sqrt{\frac{k}{M}}$

上式より t の大なる程即ち W' が長く作用する程、 y の極大値は大となる。而て一定の周期的外力が中央に作用する場合の中央の半振幅 u は次式を以て表はされる。

然るに $p = \frac{2\pi}{T} = \frac{v}{r}$ にして機関車が桁を走過する時間を t_1 とすれば、

$d = vt_1$ 故に $pt_1 = \frac{v}{r}t_1$ なるを以て之を (209) 式に代入して

然して W' の移動する影響を考慮する時は、(208) 式の $\frac{1}{x} \int_0^x \lambda dx$ を乗ずる。(210) 式に依り桁中央の最大振幅は對重の質量 m 、其の重心點の半徑 ρ 及び間隔 l に比例し、桁の總重量（死荷重 + 活荷重）に逆比例する。

然るに全活荷重を l にて除したる q が等布する場合の中央の撓み δ は $ql^4 / 12$ に比例する、而して桁の中央の高さは大體總重量 $(W+L)$ を l にて除したる $w+q$ が等布するとして定めらるゝを以て、桁の高さと徑間との比が一定なりとすれば、上記の δ は $ql^4 / (w+p)l^3 = q^2 l^2 / M$ に比例する。従つて振動による最大撓み u_{max} と靜力撓み δ との比即ち彎曲應力に對する衝擊係数 i は

$$i \propto \frac{l}{M} \times \frac{M}{ql^2} \propto \frac{1}{ql}$$

然るに最大列車荷重に就て考ふれば q は一定なるを以て、 W' の週期と $(L + W')$ を載せるたる桁の振動周期とが一致する如き速度を以て列車を運転すれば、彎曲應力に對する衝撃係數は徑間 l に逆比例する。

(3) 週期的外力と桁振動とが調和を異にする場合

此場合、外力と桁との周期異なるを以て前者の振動数を p_1 、後者のそれを p_2 とし、振動の方程式は (207) 式と同一にして

$$\frac{d^2y}{dt^2} + \frac{k}{M} y = -\frac{1}{M} f(t)$$

先づ、米國鐵道協會の解を用ひ W' を中央に止まるものとし

$$\frac{k}{M} = p^2, \quad -\frac{m\rho}{M} = R. \quad \text{と置けば}$$

$$-\frac{d^2y}{dt^2} + \frac{k}{M}y = R p_1^2 \sin p_1 t$$

$$\therefore y = \frac{R p_1}{p^2 - p_1^2} \left(\sin p_1 t - \frac{p_1}{p} \sin pt \right) \dots \dots \dots (211)$$

上記の結果を利用し振動累積の現象を研究せんが爲め次の如く置く

$$p = p_1(1+\varepsilon) \quad (\varepsilon \text{ は } 1 \text{ に対して小})$$

$$\sin pt = \sin(1+\varepsilon)p_1 t \doteq \sin p_1 t + \varepsilon p_1 t \cos p_1$$

$$\therefore y = \frac{K p_1^2}{p^2 - p_1^2} \left[\left(1 - \frac{p_1}{p}\right) \sin p_1 t - \varepsilon \frac{p_1^2}{p} t \cos p_1 t \right] \dots \dots \dots (212)$$

今、一振動後の半振幅を u_1 とすれば $p_1 t = 2\pi$ なるを以て

$$u_l = \frac{R p_l^2}{p^2 - p_l^2} \varepsilon \frac{p_l^2}{p} \frac{2\pi}{p_l} = \pi R \frac{1}{(1+\varepsilon) \left(1 + \frac{\varepsilon}{2}\right)}$$

故に n 回振動後の半振幅は

$$u_n = \frac{n\pi R}{(1+\varepsilon)\left(1 + \frac{\varepsilon}{2}\right)} \quad \dots \dots \dots \quad (213)$$

即ち一振動間に振幅の増大する割合 $\frac{1}{(1+\varepsilon)\left(1+\frac{\varepsilon}{2}\right)}$ は μ にして

$$\mu = \frac{p = p_1(1+\varepsilon)}{p = p_1} \quad \text{場合単位時の振幅増大}$$

さて t 秒間の μ の平均は

$$\mu_m = -\frac{1}{t} \int_0^t (1 - \frac{3}{2}\varepsilon) dt$$

然るに列車先頭が左端に達してより p は漸次に小となり、先頭が右端に近づきたる時荷重最大、 p 最小となる。今、機関車重心がある點に達し、 $p - p_1 = \varepsilon_0 p_1$ となりて振動の累積を生じ、之れより p は直線的に減じ $t = \tau$ に於て $p = p_1$ 、 $t = 2\tau$ に於て $p_1 - p = \varepsilon_0 p_1$ となり、それ以後は累積作用なしとすれば

$$\varepsilon = \varepsilon_0 \frac{t}{\tau} \quad \therefore \mu_m = 1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0$$

然るに周期的外力 W' が中央に止まり、 2τ なる間共鳴を繼續する場合、振幅は 0 より u'_m に達するものとすれば W' が桁上を走過する場合 2τ 後の振幅は $u_m' \left(1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0\right)$ となる。然るに $u_m' = \frac{m\rho}{2M} p_1 t$ なるを以て、 W' が走過する場合の最大半振幅 u'_m は

$$u'_m = \frac{m\rho}{2M} \left(1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0\right) p_1 t \quad \text{茲に } \varepsilon_0 = \frac{p_{max} - p_{min}}{p_1} \quad \dots\dots\dots(214)$$

而て實際の衝擊係数は (2) の場合に適當なる補正を加へざるべきから、普通開床式鐵道橋に於ては

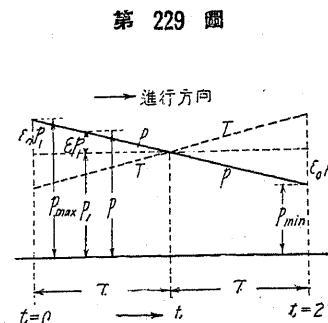
$$\frac{\text{死荷重}}{\text{動荷重}} = \frac{l}{122} \quad [l \text{ は徑間 (m)}]$$

然るに橋桁に於て動荷重なき場合の振動周期 T_0 と滿載荷重の場合の周期 T との比は

$$\frac{T_0}{T} = \sqrt{\frac{\text{死荷重}}{\text{死荷重} + \text{活荷重}}} = \sqrt{\frac{W}{W+L}} = \sqrt{\frac{l}{l+122}}$$

$$\therefore \frac{p_{max}}{p_{min}} = \sqrt{\frac{l+122}{l}} \quad \text{及 } \varepsilon_0 = \frac{1}{2} \left(\frac{p_{max}}{p_{min}} - 1 \right)$$

^v Kunz : Design of Steel Bridges p. 1.



第 229 圖

之れより ε_0 と i の關係を求むれば

$$\varepsilon_0 = \frac{26.8}{l+13.4} \quad \therefore 1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0 = \frac{l-6.7}{l+13.4}$$

然るに衝撃係数 i は振動に因る最大撓み u'_m と總荷重 Mg に因る靜力的撓みとの比なるを以て

$$i = \frac{m\rho}{2M} \left(1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0\right) l / \frac{ql^2}{M} = \frac{m\rho}{2q} \frac{1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0}{l} \quad \dots\dots\dots(215)$$

然るに $\left(1 - \frac{3}{4} \varepsilon_0\right)/l = (l-6.7)/l(l+13.4)$ なるを以て i が著しく大なる場合 i の理論形は

$$i = \frac{c}{c+l} \quad \dots\dots\dots(216)$$

にして現今廣く用ひらるゝ衝撃公式なるが、 m 、 ρ の影響を無視し、且つ $6.7 m$ に對し i が著しく大なる場合にのみ適用し得るものにして、彎曲力率及弦材應力に對する合理的の式は

$$i = \frac{m\rho}{2ql} \frac{l-6.7}{l+13.4} = \frac{m\rho}{2(W+L)} \frac{l-c'}{l+c} \quad \dots\dots\dots(217)$$

即ち弦材に對する衝撃作用を合理的に推定するには、限界速度、過平衡對重の質量及位置、活荷重並に桁の寸法、構造及重量等を必要とする。

(4) 橋桁の最危険速度及衝撃係数の推定

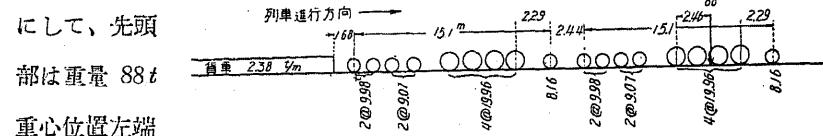
最危険速度を以て列車の主要部が橋桁上を通過する間に、振動の累積に依て振動の増大する事は前項に述べたが、先頭の機関車の最後の動輪迄桁上に來り一機関車分の周期的外力が作用する時より、活荷重の重心が桁の中央に達する迄振動の累積が繼續するものとすれば、此期間 2τ の始終に於て單位時間の振動數は p_{max} より p_{min} に減ずるを以て、最大半振幅 u'_m は (214) 式に依て求め得るが、實際は p_{max} の決定困難なる爲め後記の計算例に於ては活荷重なき場合の振動數を p_{max} とし、且つ機関車重量を其の長さに等布するものとして計算せるを

以て計算上の最危険速度は實際より多少大となる。而して 2π の間振動が累積するものと假定せし爲め衝撃係数も多少過大となる。併し乍ら此問題を正確に取扱ふ事は極めて困難にして實際上の效果之に伴はざるものあるを以て、本計算の如く概略的に取扱ひ、衝撃係数の性質を明かにすると共に橋桁の構造と最危険速度との關係並に衝撃係数の大體を推定する事も有益であると思ふ。

次に掲ぐる諸例中 1~4 は米國鐵道協會報告中の資料に據り、列車荷重は 3 を除くの外

第 230 圖

凡て $E=44$



計算例 1.

飯桁、桁長 21.34m、礫床、設計荷重 $E=44$ 、徑間 20.8m、 $I_c = 0.0837 m^4$

$I_t = 0.0566 m^4$ 、従つて $\alpha = 0.324$ 故に第 223 圖 (a) より

$$C = 0.465 \times 10^{-4}$$

全死荷重 $W = 98.5 t$ 最大活荷重 $L_1 = 158.7 t$

車輛のみが桁上を占むる場合は $L_2 = 64.0 t$

故に振動周期は (202) 式より

$$\text{活荷重なき場合} \quad T_0 = 0.151 \text{ sec}$$

$$\text{先頭部のみ桁上に載る場合} \quad T = 0.153 \text{ sec}$$

$$\text{最大活荷重の場合} \quad T_1 = 0.245 \text{ sec}$$

$$\text{車輛のみ満載の場合} \quad T_2 = 0.194 \text{ sec}$$

動輪周圍長は 5.51m にして 0.245 sec に一廻轉するを以て $v = 81.0 \text{ km/hour}$

實測値は 72.4 km/hour (45哩/時)

而して最大荷重の場合 $m/M = 2.12 \times 10^{-3}$ にして、その時の中央の撓み $\delta = 10.2 \text{ mm}$ なるを以て (214) 式より求めたる i_m' と δ の比は衝撃係数 i にして $n = 1.2$ の場合に實測衝撃係数と一致し、彎曲力率に對する i は 30% である。

計算例 2.

プラット構、徑間 45.57m、鉢結、下路橋、薄き礫床 (第 231 圖)

死荷重 592t、機關車重量 146.4t

第 231 圖

過平衡對重 0.547t、動輪周圍長 5.51m

四貨車の重量 125.2t、全長 44m

$$I_b = 1.84 m^4, I_c = 2.71 m^4,$$

$$2x/l = \frac{1}{3.5}, \text{ 従つて}$$

$$b = 0.31 \therefore C = 0.474 \times 10^{-4}$$

桁上の最大荷重 236.5t

振動周期

活荷重なき場合

$$T_0 = 0.22 \text{ sec}$$

最大荷重の場合

$$T = 0.26 \text{ sec}$$

最危険速度 76.3 km/hour (實測値は 72.4 km/hour)

$$\rho = 0.53 \text{ m}, m/M = 0.56 \times 10^{-3}, \delta = 0.0086 \text{ m}$$

なるを以て i は $n = 4$ なる場合に實測衝撃係数と一致し、實測衝撃係数は 45% である。

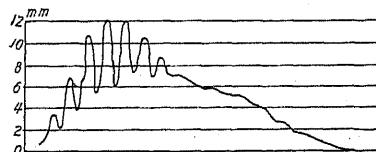
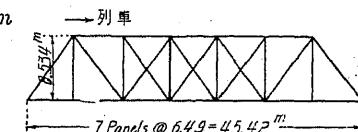
計算例 3.

構桁橋、徑間 53.8m、鉢結、斜橋、開床、格間 6.25m、斜度 5.03m

橋桁全重量 165.6t 機関車重量 137.5t

過平衡對重 0.74t 動輪周圍長 6.74m

桁上最大活荷重 274.4t



$$I_b = 1.64 \text{ m}^4, I_c = 2.31 \text{ m}^4$$

$$b = 0.222$$

$$\therefore C = 0.465 \times 10^{-4}$$

振動周期

活荷重なき場合

$$T_0 = 0.155 \text{ sec}$$

最大活荷重の場合

$$T = 0.253 \text{ sec}$$

最危険列車速度

$$v = 95.8 \text{ km/hour}$$

(實測値 70.8 km/hour)

$$\rho = 0.509 \text{ m}$$

$$\frac{m}{M} = 1.68 \times 10^{-3}, \delta = 18.3 \text{ mm} \text{ なるを以て } i \text{ は } n = 3.5 \text{ の場合に}$$

實測衝撃係数と一致し、實測せる i の値は 36% である。

若し振動に對する有效徑間を $53.8 + 5.03 = 58.83 \text{ m}$ とすれば

$$T_0 = 0.185 \text{ sec}$$

第 233 圖

$$T' = 0.302 \text{ sec}$$

$$v = 80.3 \text{ km/hour}$$

計算例 4.

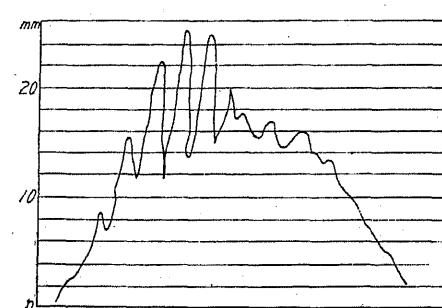
構桁橋、徑間 91.44 m

鉢結、下路、開床

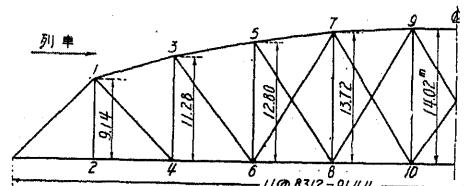
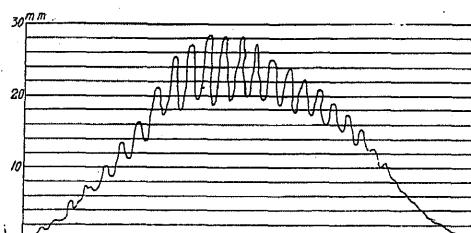
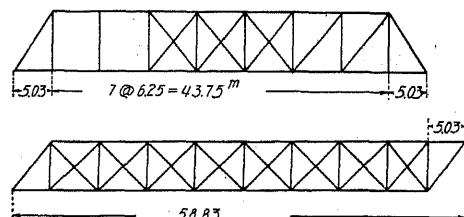
橋桁の全重量 505 t, 全長

76.9 m, 機関車計算例 2

同じ、最大活荷重 336 t



第 232 圖



〔52〕

$$I_b = 2 \times 193 \text{ m}^4, I_c = 2 \times 5.44 \text{ m}^4, b = 0.61$$

$$\therefore C = 0.510 \times 10^{-4}$$

振動周期

$$\text{自重のみの場合 } T_0 = 0.304 \text{ sec}$$

$$\text{最大活荷重の場合 } T = 0.392 \text{ sec}$$

$$\text{最大危険速度 } v = 50.6 \text{ km/hour} \text{ (實測値 40 km/hour)}$$

$$\frac{m}{M} = 0.65 \times 10^{-3}, \delta = 24.6 \text{ mm} \text{ なるを以て } i \text{ は } n = 6 \text{ なる場合}$$

に實測値と一致しその値は 22% である。

計算例 5.

舊日鐵型、ダブルワーレン構、徑間 61 m、鉢結、下路、開床¹⁵⁾

活荷重、機関車 1 車重量 24.5 t、列車速度 29 km/hour

$$I_b = 0.872 \text{ m}^4, I_c = 1.243 \text{ m}^4, b = 0.196 \therefore C = 0.463 \times 10^{-4}$$

桁の全重量 165.6 t 即ち 2.71 t/m

$$\text{活荷重なき場合 } T_0 = 0.25 \text{ sec}$$

$$\text{機関車が桁の中央にある場合 } T = 0.36 \text{ sec}$$

$$\text{動輪周圍長 } 4.57 \text{ m} \quad \therefore v = 45 \text{ km/hour}$$

試験速度は 29 km/hour なりしも、それ以上の速度にては一層大なる振動を生じた筈である。然るに人夫を歩行せしめたるに機関車と匹敵する程度の振動を生じたるが、之れ走行の歩調は約 180 / 分 位にして、活荷重なき場合の桁の週期 0.29 秒に一致する爲めである。

〔52〕 吊橋の上下振動

普通の吊橋は中央の主徑間と兩側の側徑間とより成り吊索と補剛構とを主體とする。橋全體が同一の位相 (Phase) を以て振動する場合の主振動の週期を求むる

¹⁵⁾ 田邊朔郎：“撓度及振動の記録” 土木學會誌 1卷 1號 p. 43

2) 著者：“吊橋の振動並に其の衝撃作用に對する關係” 土木學會誌 7卷 4號 p. 561

には吊線の伸縮を無視しても大過はない。

(1) 補剛構を有せざる吊橋

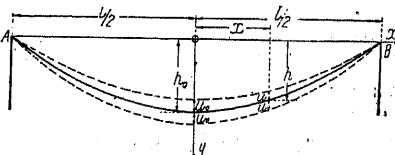
先づ中央径間のみを有し、吊索が兩側の剛なる支柱の頂點に固定される場合を探り、荷重は等布にして橋床単位長當り $w = mg$ なりとすれば、索の靜力的平衡曲線は拠物線にして其の方程式は第 234 圖の如き座標を用ふれば

$$h = h_0 \left[1 - \left(\frac{2}{l} \right)^2 x^2 \right]$$

茲に h_0 = 索の垂れ

然るに索の主振動に於て靜力的平

第 234 圖



衡の位置よりの各點の最大撓みを u

とすれば、各點は靜力的平衡位置を中心とし $2u$ なる振幅の振動を爲し、各瞬間に於ける索の形は矢張拠物線なりとすれば、平衡位置よりの各點の最大撓みは

$$u = u_0 \left[1 - \left(\frac{2}{l} \right)^2 x^2 \right] \quad (\text{i})$$

但し u_0 = 中央に於ける最大撓み

從て全體の有する最大位置の勢力は (〔50〕(2) 參照)

$$E_p = \frac{mg}{2} \cdot 2 \int_0^{\frac{l}{2}} u_0^2 \left[1 - \left(\frac{2}{l} \right)^2 x^2 \right] dx = \frac{mg}{3} u_0 l \quad (\text{ii})$$

然るに各點は週期及位相同一なる振動を爲すを以て、

$$y = u \sin pt \quad \therefore \quad v = \frac{\partial y}{\partial t} = up \cos pt$$

故に運動の勢力の最大値は

$$E_k = \frac{m}{2} \cdot 2 \int_0^{\frac{l}{2}} u_0^2 p^2 \left[1 - \left(\frac{2}{l} \right)^2 x^2 \right]^2 dx = \frac{m}{2} u_0^2 p^2 \cdot \frac{8}{15} l \quad (\text{iii})$$

mg なる荷重に依て生ずる索應力の水平分力 H は

$$H = \frac{mg l^2}{8h_0}$$

此状態に於て mg なる等布荷重を加へたる爲めの水平分力の増加 ΔH は

$$\Delta H = \frac{mg l^2}{8h_0} = H$$

從て索全長の平均張應力 τ は

$$\tau = \Delta H \left[1 + \frac{2}{3} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] = \frac{mg}{8h_0} l^2 \left[1 + \frac{2}{3} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] \quad (\text{iv})$$

然るに索の延びに依り中央に於て u_0 なる撓みを生ずるを以て、之より τ を求むれば

$$\tau = \frac{16}{3} \cdot \frac{h_0 u_0 A E}{l^2} \left[1 - \frac{28}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] \quad (\text{v})$$

茲に A = 索断面積 E = 索の彈性係数

然るに (iv) 及 (v) 式の τ は同一値なるを以て、之を等しと置きて u_0 を求むれば

$$u_0 = \frac{3}{16} \cdot \frac{mg}{8h_0} \cdot \frac{l^4}{h_0 A E} \left[1 + \frac{2}{3} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] / \left[1 - \frac{28}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right]$$

然るに $E_p = E_k$ なるを以て

$$p^2 = \frac{160}{3} \cdot \frac{h_0^2 A E}{m l^4} \quad \therefore \quad T = \frac{2\pi}{p} = 0.86 \cdot \frac{l^2}{h_0} \sqrt{\frac{1}{AE} \cdot \frac{1}{m}} \quad (217)$$

次に普通の吊橋の如く支柱上に於て索の支點が自由に移動する時は、兩支點より鎖塊に達する迄の索 l_1 の伸長が影響するを以て、之を最も簡易に考慮するには中央索の有效彈性係数を次の如く探る。

$$E_e = E \cdot \frac{l}{l+2l_1} \quad (218)$$

(2) 補剛構 (Stiffening truss or girder) を有する場合

此場合 mg なる荷重は吊索と補剛構とに分擔され、兩者の撓み曲線の形は索に於て二次拠物線、構に於て四次曲線なるも其の差は微小なるを以て、中央に於ける撓みが相等しき如く荷重が分擔さるものと假定する。依て次の如き記號を用ひ

$$\begin{aligned} m_1 g &= 素の負擔する荷重 & m_2 g &= 柄又は構の負擔する荷重 \\ u_{01} &= m_1 g \text{ に因る素中央の撓み} & u_{02} &= m_2 g \text{ に因る柄又は構の中央の撓み} \\ E_1 &= 素の弾性係数 & E_2 &= 柄又は構材料の弾性係数 \\ u_{01} &\doteq -\frac{m_1 g}{8h} l^2 \cdot \frac{3}{16} \cdot \frac{l^2}{h_0 A E_1} \left[1 + \frac{2}{3} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 + \frac{28}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] \\ &= \frac{3}{8 \times 16} \frac{m_1 g l^4}{h_0^2 A E_1} \left[1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] \quad (\text{vi}) \\ u_{02} &= \frac{m_2 g}{24 E_2 I} \left(\frac{l^4}{2} - \frac{l^4}{4} + \frac{l^4}{16} \right) = \frac{5}{24 \times 16} \frac{m_2 g}{E_2 I} l^4 \quad (\text{vii}) \end{aligned}$$

然るに $u_{01} = u_{02} = u_0$ なるを以て

$$\begin{aligned} m_2 &= \frac{9}{5} \frac{E_2 I}{A E_1 h_0^2} \left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} m_1, \quad m_1 + m_2 = m \\ \therefore m_1 &= m \left[1 + \frac{9}{5} \frac{E_2 I}{A E_1 h_0^2} \left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} \right] \\ &\doteq m \left[1 + \frac{9}{5} \frac{E_2}{E_1} \frac{I}{A h_0^2} \right] \quad (\text{viii}) \\ \therefore m_2 &\doteq m \frac{9}{5} \frac{E_2 I}{A E_1 h_0^2} \left/ \left(1 + \frac{9}{5} \frac{E_2 I}{A E_1 h_0^2} \right) \right. \\ &\doteq m \left[\left(1 + \frac{5}{9} \frac{E_1}{E_2} \frac{A h_0^2}{I} \right) \right] \quad (\text{ix}) \end{aligned}$$

然るに全體の有する位置及運動の勢力は (ii) 及 (iii) 式に依り

$$\begin{aligned} E_p &= \frac{mg}{3} u_0 l = E_k = \frac{m}{2} u_0^2 p^2 - \frac{8}{15} l \\ \therefore p^2 &= \frac{5}{4} \frac{g}{u_0} \quad (\text{x}) \end{aligned}$$

然るに $u_0 = u_{01} = u_{02}$ なるを以て (vi) 乃至 (ix) 式より

$$\begin{aligned} u_0 &= \frac{3}{8 \times 16} \frac{m g l^4}{A E_1 h_0^2} \left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} / \left[1 + \frac{9}{5} \frac{E_2 I}{A E_1 h_0^2} \times \right. \\ &\quad \left. \left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} \right] \\ \therefore \frac{g}{u_0} &= \frac{8 \times 16}{3} \frac{A E_1 h_0^2}{m l^4} \left[1 + \frac{9}{5} \frac{E_2 I}{A E_1 h_0^2} \left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} \right] / \end{aligned}$$

$$\left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} \quad (\text{xi})$$

(xi) 式を (x) 式に代入して

$$p^2 = \frac{160}{3} \frac{1}{m l^4} \left(A E_1 h_0^2 + \frac{9}{5} E_2 I \right)$$

$$\therefore T = \frac{2\pi}{p} \doteq \sqrt{\frac{2\pi}{\frac{160}{3}}} l^2 \sqrt{\frac{m}{A E_1 h_0^2 + \frac{9}{5} E_2 I}}$$

$$\therefore 0.86 l^2 \sqrt{\frac{m}{A E_1 h_0^2 + \frac{9}{5} E_2 I}} \quad (219)$$

今、少しく正確に求むれば

$$T = 0.86 l^2 \sqrt{m \left[1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right] / \left[A E_1 h_0^2 + \frac{9}{5} E_2 I \left\{ 1 + \frac{38}{15} \left(\frac{2h_0}{l} \right)^2 \right\} \right]} \quad (220)$$

但し、素の弾性係数 E_1 はその材料の 60 ~ 80 % であり、更に側徑間の素の影響を考慮すれば (218) 式より $E_e = E_1 \frac{l}{l+2l_1}$, l = 主徑間, l_1 = 側徑間

(3) 富士川橋の上下振動

本橋は補剛構及橋床共に木造であるが、木材運搬用の軌道を敷設し 1919 年振動實測の當時は日本最大の吊橋にして主要寸法は

中央徑間 $l = 164.90 m$, 側徑間 $l_1 = 46.02 m$, 中央の垂れ $h_0 = 10.67 m$

有效幅員 2.74 m, 死荷重 $mg = 0.560 t/m$, 質量 $m = \frac{0.56}{9.8} = 0.0572 t/m$,

主索 2 本各八番鋼線 500 本撚り、斷面積 $A = 2 \times 0.006649 m^2$

補剛構、構深 1.310 m, 上下弦材檜材各 $15.24 cm \times 24.4 cm = 371.9 cm^2$

$E_1 = 0.6 \times 2.1 \times 10^7 t/m^2$, $E_e = \frac{164.9}{164.9 + 2 \times 46.0} \times 1.26 \times 10^7 = 8.09 \times$

$10^6 t/m^2$ (側徑間の影響を考慮), $I = 0.0639 m^4$, $E_2 = 0.703 \times 10^6 t/m^2$

φ_0 = 振動時床面の最大傾斜角 $I = O$ 点の周りの質量慣性能率

θ_0 = 振動の最大角変位

とすれば、運動及位置の最大勢力は

$$E_k = -\frac{I}{2} \frac{4a^2}{b^2} \sin^2 \alpha \left(\frac{\partial \theta}{\partial t} \right)^2 + \frac{M}{2} a^2 \cos^2 \alpha \left(\frac{\partial \theta}{\partial t} \right)^2$$

$$E_p = \text{const.} + \frac{M}{2} g a \frac{b+2a \sin^3 \alpha}{b \cos \alpha} \theta^2$$

然るに振動時 E_k の増加は E_p の減少に等しきを以て、振動の方程式は

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_k}{\partial \theta} + \frac{\partial E_p}{\partial \theta} = 0 \quad \dots \dots \dots \text{(iii)}$$

之れより主振動の周期を求め、 $a \cos \alpha = L$, $\sin \alpha = \alpha$, $I = Mr^2$, (r は環動半径) と置けば

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{L}{g}} \sqrt{\cos^2 \alpha + \frac{4x^2 r^2}{b^2}} \doteq 2\pi \sqrt{\frac{L}{g}} \sqrt{1 + \frac{4\alpha^2 r^2}{b^2}} \quad \dots \dots \dots \text{(222)}$$

然るに α が大ならざる場合は括弧中の第二項の値は 1 に比して極めて小なるを以て、之を無視するも振動周期の誤差は微小である。

次に素面傾斜角 α の振幅に及ぼす影響を求むるに、同一の角変位 θ を生ずる爲めに要する力の大小は θ なる角変位に依りて得る位置の勢力の大小に依り

$$\text{素面鉛直の場合 } E_p = \frac{1}{2} Mag \theta^2$$

$$\text{素面傾斜せる場合 } E'_p = \frac{1}{2} Mag \theta^2 \frac{b+2a \sin^3 \alpha}{b \cos \alpha}$$

$$\therefore \frac{E'_p}{E_p} = \frac{b+2a \sin^3 \alpha}{b \cos \alpha} \doteq 1 + \left(\frac{2a}{b} \alpha + \frac{1}{2} \right) \alpha^2$$

今、一例として $a = 15m$, $b = 5m$ とすれば

$$\alpha = -\frac{1}{10} \quad -\frac{1}{5} \quad -\frac{1}{3}$$

$$\frac{E'_p}{E_p} = 1 + 0.011 \quad 1 + 0.068 \quad 1 + 0.28$$

即ち素面傾斜の振幅を減少する作用は割合に小なるものにして、從て横振動の輕

減は主として橋床の剛性に頼らねばならぬ。

(3) 水平補剛構を有する場合

Barling の假定に依り長さ δ_x なる部分の有する全勢力は不變なりとし α は大ならずとすれば、 t に於ける勢力は

$$\delta E_p = \frac{EI}{2} \left(\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} \right)^2 \delta x + \frac{mg}{2a} y^2 \delta x$$

$$\delta E_k = -\frac{m}{2} \left(\frac{\partial y}{\partial t} \right)^2 \delta x$$

茲に $y = t$ に於ける水平變位、 $u = y$ の極限値、 $y = u \sin pt$ 全勢力は不變なるを以て

$$\frac{\partial}{\partial t} (\delta E_p + \delta E_k) = 0 \quad \therefore \frac{d^2 u}{dx^2} = +u \sqrt{\frac{1}{EI} \left(mp^2 - \frac{mg}{a} \right)} \quad \dots \dots \dots \text{(iv)}$$

然るに水平變位は微小なるを以て補剛構の徑間を l 、中央の變位を u_0 とすれば、 x 點の變位は $u = u_0 \sin \frac{\pi x}{l}$ を以て表はされ、從て (iv) 式より

$$p = \sqrt{\left(\frac{\pi}{l}\right)^2 \frac{EI}{m} + \frac{g}{a}}$$

$$\therefore T = \frac{2}{\pi} l^2 \sqrt{\frac{1}{EI} + \left(\frac{l}{\pi}\right)^2 \frac{g}{a}} \quad \dots \dots \dots \text{(223)}$$

次に第 236 圖の如く水平耐風索を併有する場合の横振動の周期も前同様にして求め得る。

l = 吊橋中央徑間 = 水平構の

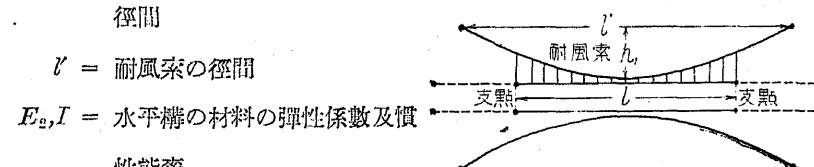
徑間

l' = 耐風索の徑間

E_s, I = 水平構の材料の彈性係數及慣

性能率

第 236 圖



E_s, h_s, A' = 耐風索の有效彈性係數、垂れ及斷面積

m = 單位長の全質量

(4) 富士川橋の横振動

主要寸法は〔52〕(3)に示せるが如く、其他は水平構の深 2.74m 、水平耐風索 2 本各八番鋼線 200 本撚り、有效長 $= 164.9 + 2 \times 46\text{m}$ 、断面積 $A' = 5.31 \times 10^{-3}$ 、 $E_e = 8.09 \times 10^6$ 、垂れ 15.24m 、 $a = 12.0$ 、 $I = 0.585\text{m}^4$ なるを以て主振動の周期は(224)式より

$$T = \frac{2}{\pi} l^2 \sqrt{\frac{7.03 \times 10^5 \times 0.639}{0.0572} + \left(\frac{164.9}{3.14}\right)^2 \times \frac{9.8}{12} + 1.12 \frac{8.79 \times 10^6 \times 5.31 \times 15.2^3}{0.0572 \times 10}} \\ = \frac{2}{\pi} l^2 \sqrt{\frac{1}{7.85 \times 10^6 + 6.2 \times 10^6 + 164.3 \times 10^6}} = 1.38 \text{ sec}$$

即ち本例の如く幅員小なる木造床吊橋に於ては、横方向の剛性に對しては水平耐風索が最も有效にして他の影響は微小であるが、幅員大にして鋼、筋筋混凝土等の床構造を用ふる時は水平構の效果著大となり、耐風索を用ふる必要はない。

—(完)—