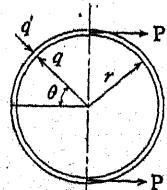


## XII. 雜 誌

(一) パ 1 ブ

単位長のパイプをとり壁を薄きものと考へればこれに働く應力は等分布と考へてよい今パイプの内外の壓力を  $q$  及  $q'$  とすれば管の半分をとつてその切斷面の力を  $P$  とすれば(第1圖)



第 1 碑

$$\therefore P = (q - q')r \dots \dots \dots (1)$$

故にパイプの厚さを  $t$  とすれば  $\frac{P}{t}$  をして許容應力より小なる様に  $t$  を定むればよい。 $q'$  が  $q$  より大なるときは  $\sigma$  壓縮應力となるが極めて薄い管では凹んでつぶれる即ち長柱と同じく挫屈の現象を呈する。かかる場合について Unwin 及 Fairbairn は下の實驗式を出した。

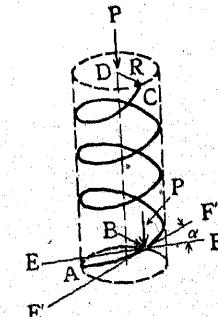
但  $t$  は管の厚さ,  $d$  は直徑,  $l$  は長さであり此等を英単位(吋及時)で表せば實驗の結果鍛鐵管では  $n=2$ ,  $m=1$ ,  $s=1$ ,  $c$  は下表の値となる。

## c の 値

縦に接合あるパイプ	7,400,000—9,600,000
縦及び横に接合あるパイプ	15,500,000

## (二) 螺線發條

第2圖に示す如く發條に働く外力  $P$  は AB 部に對しては B 點に於ける  $P$  なる力と  $M = PR$  なる偶力とを生ずる。B に於ける  $P$  はこの點で AB に直接壓力及剪斷力を與へるが此れは通常の發條では無視してゐる。M は B に於ける發條圓筒面の水平接線 EF を軸として振る作用をなす。今螺旋 AB の B に於ける接線を  $E'F'$  とすればこれと EF となす角  $\alpha$  は通常の發條では小さい故 M は  $E'F'$  を軸として AB を振る偶力と見てよい。即これは軸の問題と同じである。



第二圖

P の爲に發條が単位長に於て 8 文縮むものとすれば仕事の量は

トルク  $M$  の爲めに生ずる発條線の歪エネルギーの値は

$$W = \frac{1}{2} M \varphi = \frac{1}{2} M \cdot \frac{d\varphi}{dz} \cdot L$$

但し  $\alpha$  は振れ角  $s$  は發條線に沿うてとつた坐標  $l$  は發條の単位長の針線の全長でこれは發條の軸単位長の間に於ける巻き回数を  $n$  とすれば

$$L = 2\pi n R$$

軸論 XI (1) により

$$\frac{d\varphi}{dz} = \frac{M}{GI}$$

なる故内力仕事は

$$W = \frac{L}{2} \cdot \frac{M^2}{GI} = \frac{\pi n R^3 P^2}{GI} \quad \dots \dots \dots (4)$$

(8) (4) より

$$\delta = \frac{2n\pi R^3 P}{GI} \quad \dots \dots \dots (5)$$

通常  $\delta=1$  を與ふる  $P = \frac{GI}{2\pi n R^3}$  を發條の硬さ (Stiffness of Spring) といふ。

圓い線で作つた發條はその直徑を  $d$  とすれば

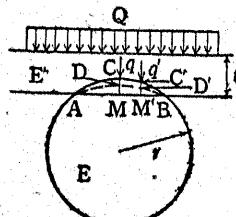
$$I = I_x + I_y = \frac{\pi d^4}{32}$$

なる故

$$\delta = \frac{64nR^3P}{Gd^4} \quad \dots \dots \dots (6)$$

### (三) ローラー

半径  $r$  のローラーの上に厚さ  $t$  の板をのせて壓するときはローラーと板とは ADB の面で接しその頂點及任意の點に生ずる應力を  $q, q'$  とする。ローラー及板のヤング係数を夫れ夫れ  $E, E'$  とすれば



第 3 圖

$$\frac{CD}{r} = \frac{q}{E}, \quad \frac{MD}{t} = \frac{q}{E'}$$

$$\therefore CM = q \left( \frac{r}{E} + \frac{t}{E'} \right)$$

同様に

$$C'M' = q' \left( \frac{r}{E} + \frac{t}{E'} \right)$$

$$\therefore q' = \frac{q}{CM} C'M'$$

今長さ一米のローラーをとつて考へれば

$$\text{板上の全荷重 } Q = \int_A^B q' dx = -\frac{q}{CM} \int_A^B C'M' dx$$

ACB は圓弧なれ共小なる故此を拋物線と假定すれば

$$\int_A^B C'M' dx = \frac{4}{3} CM \cdot MB$$

なる故

$$Q = \frac{4}{3} q \cdot MB$$

$$MB = \sqrt{2r \cdot CM} = \sqrt{2r \cdot q \left( \frac{r}{E} + \frac{t}{E'} \right)}$$

$$\therefore Q = \frac{4}{3} \sqrt{2r \cdot q^3 \left( \frac{r}{E} + \frac{t}{E'} \right)} \quad \dots \dots \dots (7)$$

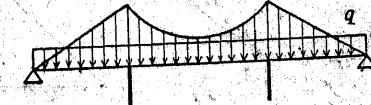
通常實際上では

$$Q = cr \quad \dots \dots \dots (8)$$

として破壊荷重に對する各種の材料の  $c$  を實驗的に定めてゐる。

### (四) 吊橋のケーブル

第 4 圖の如き吊橋に等分布荷重  $q$  が載つてゐる場合にそのケーブルのなす曲線



第 4 圖



$\cosh \frac{x}{a}$  を級数和で表はして最初の二項迄とすれば

$$y = a + \frac{x^2}{2a} = \frac{H}{q} + \frac{q}{2H} x^2$$

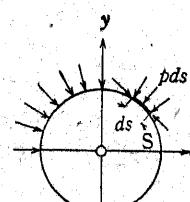
となり(9)と同じくなる。

張力は

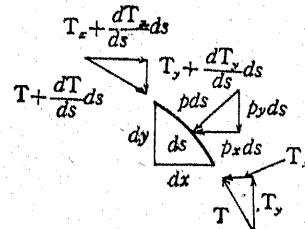
$$\begin{aligned} T &= H \sec \theta = qy \\ H &= qa \end{aligned} \quad \left. \right\} \quad (15)$$

### (六) 等圧曲線

静水圧力の如く方向が異つても常に等しき強度  $p$  の圧力が板の面に垂直に働く場合にこれを撓み易き板を以つて支へるときは下の如き曲線となる。



第7圖(A)



第7圖(B)

今板の長さ一米について考へれば  $p$  及  $T$  を  $xy$  に分力して

$$p_x = p \frac{dy}{ds}, \quad p_y = p \frac{dx}{ds}, \quad T_x = T \frac{dx}{ds}, \quad T_y = T \frac{dy}{ds}$$

$ds$  部の平衡より

$$\left. \begin{aligned} T_x + \frac{dT_x}{ds} ds - T_x - p_x ds &= 0 \\ -\left( T_y + \frac{dT_y}{ds} ds \right) + T_y - p_y ds &= 0 \end{aligned} \right\}$$

$$\text{即} \quad \frac{d(T \frac{dx}{ds})}{ds} = p \frac{dy}{ds}, \quad \frac{d(T \frac{dy}{ds})}{ds} = -p \frac{dx}{ds} \quad \dots \dots \dots (16)$$

$y=0$  で  $\frac{dx}{ds} = 0, \quad x=0$  で  $\frac{dy}{ds} = 0$  として積分すれば

$$T \frac{dx}{ds} = py \quad T \frac{dy}{ds} = -px \quad \dots \dots \dots (17)$$

上式で  $T$  を消去し積分すれば

$$x^2 + y^2 = C \quad \dots \dots \dots (18)$$

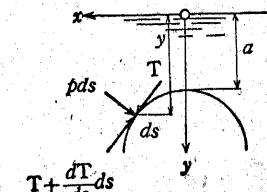
即曲線は圓である又 (17) より  $T$  を求むれば

$$T = pr \quad \dots \dots \dots (19)$$

これはパイプの場合と同一である。

### (七) 静水圧曲線

水平面を有する水を下部より撓み易き板によつて支へんとするときは下の如き曲線となる。



第8圖

水の単位重量を  $w$  とすれば

$$p = wy$$

∴ (16) 式はこの場合の如くなる。

$$\frac{d(T \frac{dx}{ds})}{ds} = -wy \frac{dy}{ds}, \quad \frac{d(T \frac{dy}{ds})}{ds} = wy \frac{dx}{ds} \quad \dots \dots \dots (20)$$

此の第一式を積分して  $T \frac{dx}{ds} = \frac{w}{2} (b^2 - y^2)$  但  $b$  は常數

第二式に入れて

$$\frac{d \left\{ (b^2 - y^2) \frac{dy}{dx} \right\}}{ds} = 2y \frac{dx}{ds}$$

此式で  $\frac{dy}{dx} = z$  と置けば

$$z \frac{d\{(b^2 - y^2)z\}}{dy} = 2y$$

$$\therefore \frac{zdz}{1+z^2} = \frac{2ydy}{b^2-y^2}$$

此を積分して  $\frac{1}{2} \log(1+z^2) = -\log(b^2-y^2) + C'$

$$\text{即} \quad (1+\varepsilon^2)(b^2-y^2)^2=C$$

$$y=a \text{ で } z=\frac{dy}{dx}=0 \text{ なる故 } C=(b^2-a^2)^2$$

$$\therefore \frac{dy}{dx} = \sqrt{\frac{(b^2 - a^2)^2}{(b^2 - y^2)^2} - 1}$$

故江

$$x = \int_a^y \frac{(b^2 - y^2) dy}{\sqrt{(b^2 - a^2)^2 - (b^2 - y^2)^2}} \dots \dots \dots (21)$$

これは橢圓積分の式であるが此曲線は第9圖の如き形をしてゐて  
静水圧曲線(Hydrostatic Curve)と呼ぶ。

(20) 式で

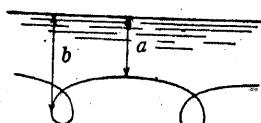
$$\frac{dx}{ds} = \cos \theta, \quad \frac{dy}{ds} = \sin \theta,$$

$$ds = \rho d\theta, \quad p_x = v \sin \theta.$$

$$p_v = p \cos \theta$$

と置けば

$$\begin{aligned} d(T \cos \theta) &= -p_x \rho d\theta \\ d(T \sin \theta) &= p_y \rho d\theta \end{aligned}$$



第 9 頁

$$\left. \begin{aligned} \cos\theta dT - T \sin\theta d\theta + p_x pd\theta &= 0 \\ \sin\theta dT + T \cos\theta d\theta - p_y pd\theta &= 0 \end{aligned} \right\}$$

$$\therefore dT + (\rho p_x \cos \theta - \rho p_y \sin \theta) d\theta = 0$$

$p_x = p \sin \theta$ ,  $p_y = p \cos \theta$  なる故  $dT = 0$  即  $T$  は常数となる。上式より  $dT$  を消去すれば

$$T = (p_x \sin \theta + p_y \cos \theta) \rho = w \dot{y} p$$

$$\rho = \frac{\left\{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2\right\}^{\frac{3}{2}}}{\frac{d^2y}{dx^2}} = \frac{b^2 - a^2}{2y}$$