

報 文

円筒殻に関する2つの研究

正員 工学博士 岡 本 舜 三*

TWO STUDIES ON THE CIRCULAR CYLINDRICAL SHELLS.

(JSCE July 1953)

Dr. Eng., Shunsō Okamoto, C. E. Member

Synopsis This paper deals with two problems about the stresses in the circular cylindrical shells. In the first part, eight tables are given for calculating the stress resultants in a portion of a shell supported simply along the circular edges and arbitrary along other two straight edges. According to the Finsterwalders method of approximation for the stress analysis in the shell, the bending moments M_θ are afforded by the expression (1) and α satisfies the equation (2). When the thickness of the shell is very small in comparison with its diameter, the roots of the equation (2) can be put in (3) approximately and the stress resultants and the deformations are given in the form (4) (5) & (6), and the coefficient in these equations are numerically calculated and tabulated for shells, whose dimensions are radius/length = 0.3~2.0 radius/thickness = 100~700. In the second part, the bending moments at the fixed end of the circular cylindrical tank are calculated whose lower end is fixed and the upper end is free and the horizontal uniform loads are acting on it. If we consider the membrane stresses only, the slope of the wall of the tank at the bottom is given in (7) and as this is fixed, the slope must be canceled by the deformations due to bending stresses. Putting the deformations due to the bending stresses as (9), α must satisfy the algebraic equation (10) and when the thickness of the wall of the tank is very much small in comparison with its diameter, α can be expressed as (12) approximately and the maximum bending moment at the bottom of the wall is given by (13).

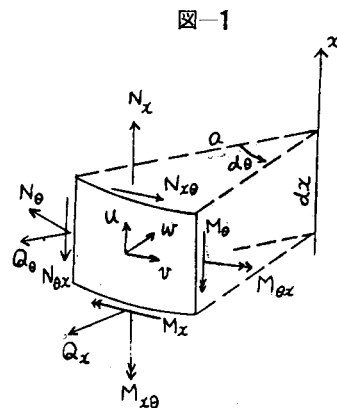
要旨 円筒殻に関する2つの研究を集めたものである。第1部は両円弧端を単純に支持された薄肉円筒殻の近似解法に必要な一数表と題し、特に貯油槽に用いられるごとき寸法をもつ円筒殻に Finsterwalder の近似解法を適用する際に必要な数表を示したものである。第2部は水平等分布荷重をうける円筒形タンク側壁底部の曲げモーメントの近似計算と題し、地震時に下端を埋込まれたタンクの側壁底部に生ずる曲げモーメントを膜応力論を補正する形で近似的に求めたものである。

第1部 両円弧端を単純に支持された薄肉円筒殻の近似解法に必要な一数表

1. 基礎方程式

表面からは外力をうけていない円筒殻の基礎方程式は次のごとくである。ただし式中の諸記号は図-1に示してある。平衡方程式は

$$\alpha \frac{\partial N_x}{\partial x} + \frac{\partial N_{\theta x}}{\partial \theta} = 0$$



$$\frac{\partial N_\theta}{\partial \theta} + \alpha \frac{\partial N_{x\theta}}{\partial x} - Q_\theta = 0$$

$$\alpha \frac{\partial Q_x}{\partial x} + \frac{\partial Q_\theta}{\partial \theta} + N_\theta = 0$$

$$\alpha \frac{\partial M_{x\theta}}{\partial x} - \frac{\partial M_\theta}{\partial \theta} + \alpha Q_\theta = 0$$

$$\frac{\partial M_{\theta x}}{\partial \theta} + \alpha \frac{\partial M_x}{\partial x} - \alpha Q_x = 0$$

変位と部材力との関係式は $N_x, N_{x\theta}, N_\theta$ に及ぼす曲

* 東京大学教授, 生産技術研究所

げの影響を無視するとき

$$N_x = \frac{Et}{1-\nu^2} \left\{ \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\nu}{a} \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} - w \right) \right\}$$

$$N_\theta = \frac{Et}{1-\nu^2} \left\{ \frac{1}{a} \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} - w \right) + \nu \frac{\partial u}{\partial x} \right\}$$

$$M_x = -D \left\{ \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\nu}{a^2} \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) \right\}$$

$$M_\theta = -D \left\{ \frac{1}{a^2} \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + \nu \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \right\}$$

$$N_{\theta x} = N_{x\theta} = \frac{Et}{2(1+\nu)} \left(\frac{1}{a} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial v}{\partial x} \right)$$

$$M_{\theta x} = -M_{x\theta} = \frac{D(1-\nu)}{a} \left(\frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial \theta} \right)$$

ここに t は壁厚, u, v, w はそれぞれ円筒の母線方向, 円周方向, 内向法線方向の変位を表わす。また E はヤング係数, ν はポアソン比, D は次式である。

$$D = \frac{Et^3}{12(1-\nu^2)}$$

2. 近似解法

円筒殻が図-2のごとく両円弧端AB, 及びCDにそつて単純に支持されている場合には次のごとき近似解法がある。すなわちこのような殻では実験によると M_x と Q_x は小

図-2

であるから

$$M_x = Q_x = 0$$

とおきかつ,

$$M_{\theta x} = 0$$

と仮定する。しからば

$$Q_\theta = \frac{1}{a} \frac{\partial M_\theta}{\partial \theta}$$

$$N_\theta = -\frac{1}{a} \frac{\partial^2 M_\theta}{\partial \theta^2}$$

$$\frac{\partial N_{x\theta}}{\partial x} = \frac{1}{a^2} \left(\frac{\partial M_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial^3 M_\theta}{\partial \theta^3} \right)$$

$$\frac{\partial^2 N_x}{\partial x^2} = -\frac{1}{a^3} \left(\frac{\partial^2 M_\theta}{\partial \theta^2} + \frac{\partial^4 M_\theta}{\partial \theta^4} \right)$$

となり M_θ は次の微分方程式を満足する。

$$\frac{\partial^8 M_\theta}{\partial \theta^8} + (2+\nu)a^2 \frac{\partial^6 M_\theta}{\partial x^2 \partial \theta^6} + 2 \frac{\partial^6 M_\theta}{\partial \theta^6} + (1+2\nu)a^4$$

$$\frac{\partial^8 M_\theta}{\partial x^4 \partial \theta^4} + 2(2+\nu)a^2 \frac{\partial^6 M_\theta}{\partial x^2 \partial \theta^4} + \frac{\partial^4 M_\theta}{\partial \theta^4} + \nu a^6 \frac{\partial^8 M_\theta}{\partial x^6 \partial \theta^2}$$

$$+ (1+\nu)^2 a^4 \frac{\partial^6 M_\theta}{\partial x^4 \partial \theta^2} + (2+\nu)a^2 \frac{\partial^4 M_\theta}{\partial x^2 \partial \theta^2}$$

$$+ \frac{12(1-\nu^2)a^6}{t^2} \frac{\partial^4 M_\theta}{\partial x^4} = 0$$

いま

- 1) S. Timoshenco: Theory of plates and shells. 1940, p.446

$$M_\theta = f e^{\alpha \theta} \sin \frac{m\pi x}{l},$$

(m : 整数, f : 常係数).....(1)

とおいて前の微分方程式に代入すれば α は次式を満足せねばならない。

$$\alpha^8 + 4b\alpha^6 + 6c\alpha^4 + 4d\alpha^2 + \frac{ea^2}{t^2} = 0 \dots\dots(2)$$

ただし

$$\lambda = \frac{m\pi a}{l},$$

$$b = \frac{1}{4} \{ 2 - (2+\nu)\lambda^2 \},$$

$$c = \frac{1}{6} \{ [1+2\nu]\lambda^4 - 2(2+\nu)^2 + 1 \}$$

$$d = \frac{1}{4} \{ (1+\nu)^2 \lambda^4 - \nu \lambda^6 - (2+\nu)\lambda^2 \}$$

$$e = 12(1-\nu^2)\lambda^4$$

なおこの場合変位は次式によつて求められる。

$$Et \frac{\partial u}{\partial x} = N_x - \nu N_\theta$$

$$Et \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} = 2 \frac{\partial N_{x\theta}}{\partial x} - \frac{1}{a} \frac{\partial N_x}{\partial \theta} + \nu \left(2 \frac{\partial N_{x\theta}}{\partial x} + \frac{1}{a} \frac{\partial N_\theta}{\partial \theta} \right)$$

$$Et \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} = 2 \frac{\partial^2 N_{x\theta}}{\partial x \partial \theta} - a \frac{\partial^2 N_\theta}{\partial x^2} - \frac{1}{a} \frac{\partial^2 N_x}{\partial \theta^2} + \nu$$

$$\left(a \frac{\partial^2 N_x}{\partial x^2} + 2 \frac{\partial^2 N_{x\theta}}{\partial x \partial \theta} + \frac{1}{a} \frac{\partial^2 N_\theta}{\partial \theta^2} \right)$$

3. 厚さの薄い円筒殻への応用

鋼製水槽のごとき構造物では直径に比し壁厚が薄く,

$$a/l = 0.3 \sim 2.0 \quad a/t = 100 \sim 700$$

である。この範囲について上記8次方程式の係数を $\nu = 0.3$ として求めれば係数 ea^2/t^2 は他の係数に比し格段に大なることが認められる。よつて近似的に

$$\alpha^8 = -12(1-\nu^2)\lambda^4 \frac{a^2}{t^2}$$

上式を満足する8個の α のうち $e^{\alpha \theta}$ が θ とともに減衰するとき α は次の4個である。

$$\left. \begin{aligned} \alpha_{1,2} &= -\sqrt{\lambda} B \left(\cos \frac{\pi}{8} \pm i \sin \frac{\pi}{8} \right) \\ \alpha_{3,4} &= -\sqrt{\lambda} B \left(\sin \frac{\pi}{8} \pm i \cos \frac{\pi}{8} \right) \end{aligned} \right\} \dots\dots(3)$$

ただし

$$B = \sqrt[8]{12(1-\nu^2) \frac{a^2}{t^2}}$$

よつて

$$M_\theta = \sin \frac{m\pi x}{l} \{ f_1 e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + f_2 e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta + g_1 e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + g_2 e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \dots\dots(4)$$

ただし

$$\gamma = \sqrt{\lambda} B \cos \frac{\pi}{8} \quad \beta = \sqrt{\lambda} B \sin \frac{\pi}{8}$$

1数である。これで問題は解けたわけであるが同時に部材力 $Q_\theta, N_{x\theta}, N_\theta, N_x$ 変位 u, v, w を与えておく
と計算に便利である。すなわち、

でその値は表-1のごとくである。 f_1, f_2, g_1, g_2 は係

$$\left. \begin{aligned} Q_\theta &= -\frac{1}{a} \sin \frac{m\pi x}{l} \{ (\gamma f_1 - \beta f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (\beta f_1 + \gamma f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad + (\beta g_1 - \gamma g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (\gamma g_1 + \beta g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \\ N_{x\theta} &= \frac{1}{a} \cos \frac{m\pi x}{l} \{ (T_1 f_1 - T_2 f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (T_2 f_1 + T_1 f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad + (T_1' g_1 - T_2' g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (T_2' g_1 + T_1' g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \\ N_\theta &= -\frac{\Theta}{a} \sin \frac{m\pi x}{l} \{ (f_1 - f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (f_1 + f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad - (g_1 + g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (g_1 - g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \\ N_x &= \frac{1}{a} \sin \frac{m\pi x}{l} \{ (X_1 f_1 - X_2 f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (X_2 f_1 + X_1 f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad - (X_1 g_1 + X_2 g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (X_2' g_1 - X_1 g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (5)$$

$$\left. \begin{aligned} Etw &= -\cos \frac{m\pi x}{l} \{ (U_1 f_1 - U_2 f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (U_2 f_1 + U_1 f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad - (U_1 g_1 + U_2 g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (U_2' g_1 - U_1 g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \\ Etv &= \sin \frac{m\pi x}{l} \{ (V_1 f_1 - V_2 f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (V_2 f_1 + V_1 f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad + (V_1' g_1 - V_2' g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (V_2' g_1 + V_1' g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \\ Etw &= \sin \frac{m\pi x}{l} \{ (W_1 f_1 - W_2 f_2) e^{-\tau \theta} \cos \beta \theta + (W_2 f_1 + W_1 f_2) e^{-\tau \theta} \sin \beta \theta \\ &\quad - (W_1 g_1 + W_2 g_2) e^{-\beta \theta} \cos \gamma \theta + (W_2' g_1 - W_1 g_2) e^{-\beta \theta} \sin \gamma \theta \} \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (6)$$

ここに

$$\begin{aligned} T_1 &= \frac{B}{\sqrt{\lambda}} \{ 1 + (\sqrt{2} - 1) \lambda B^2 \} \cos \frac{\pi}{8} \\ T_2 &= \frac{B}{\sqrt{\lambda}} \{ 1 + (\sqrt{2} + 1) \lambda B^2 \} \sin \frac{\pi}{8} \\ T_1' &= \frac{B}{\sqrt{\lambda}} \{ 1 - (\sqrt{2} + 1) \lambda B^2 \} \sin \frac{\pi}{8} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} T_2' &= \frac{B}{\sqrt{\lambda}} \{ 1 - (\sqrt{2} - 1) \lambda B^2 \} \cos \frac{\pi}{8} \\ \Theta &= \frac{\lambda B^2}{\sqrt{2}} \\ X_1 &= \frac{B^2}{\sqrt{2} \lambda} \end{aligned}$$

$$X_2 = \frac{B^2}{\sqrt{2} \lambda} (1 + \sqrt{2} \lambda B^2)$$

$$X_2' = \frac{B^2}{\sqrt{2} \lambda} (1 - \sqrt{2} \lambda B^2)$$

$$U_1 = \frac{(1 + \nu \lambda^2) B^2}{\sqrt{2} \lambda^2}$$

$$U_2 = \frac{B^2}{\sqrt{2} \lambda^2} (1 + \nu \lambda^2 + \sqrt{2} \lambda B^2)$$

$$U_2' = \frac{B^2}{\sqrt{2} \lambda^2} (1 + \nu \lambda^2 - \sqrt{2} \lambda B^2)$$

$$V_1 = \left[2 + B^2 (\sqrt{2} - 1) \left(B^2 + 2\lambda - \frac{1}{\lambda} \right) + \nu \{ 2 + (\sqrt{2} - 1) \lambda B^2 \} \right] \frac{B}{\sqrt{\lambda}^3} \cos \frac{\pi}{8}$$

$$V_2 = \left[2 - B^2 (\sqrt{2} + 1) \left(B^2 - 2\lambda + \frac{1}{\lambda} \right) + \nu \{ 2 + (\sqrt{2} + 1) \lambda B^2 \} \right] \frac{B}{\sqrt{\lambda}^3} \sin \frac{\pi}{8}$$

$$V_1' = \left[2 - B^2 (\sqrt{2} + 1) \left(B^2 + 2\lambda - \frac{1}{\lambda} \right) \right]$$

表-1

m	$\frac{a}{l}$	β										γ									
		100	200	300	400	500	600	700	800	900	1000	100	200	300	400	500	600	700	800	900	1000
1	0.3	1.582	1.890	2.265	2.684	3.142	3.633	4.151	4.699	5.279	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.4	1.928	2.174	2.497	2.884	3.317	3.790	4.296	4.837	5.414	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.5	2.304	2.464	2.748	3.148	3.588	4.061	4.569	5.114	5.696	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.6	2.704	2.784	3.096	3.524	3.984	4.477	5.005	5.568	6.165	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.7	3.128	3.136	3.464	3.912	4.392	4.905	5.453	6.036	6.654	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.8	3.568	3.496	3.824	4.284	4.776	5.299	5.853	6.438	7.054	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.9	4.024	3.888	4.196	4.672	5.176	5.715	6.289	6.898	7.542	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.0	4.496	4.296	4.584	5.072	5.584	6.131	6.705	7.316	7.964	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.1	4.984	4.728	4.996	5.496	6.016	6.563	7.137	7.748	8.396	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.2	5.488	5.176	5.416	5.924	6.452	7.009	7.595	8.210	8.854	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
2	0.3	2.248	2.416	2.608	2.824	3.064	3.328	3.616	3.928	4.264	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.4	2.528	2.672	2.848	3.048	3.272	3.520	3.784	4.064	4.360	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.5	2.808	2.928	3.088	3.272	3.480	3.712	3.968	4.240	4.528	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.6	3.088	3.176	3.328	3.496	3.688	3.912	4.160	4.424	4.704	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.7	3.368	3.424	3.568	3.728	3.912	4.120	4.352	4.600	4.864	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.8	3.648	3.672	3.796	3.952	4.136	4.344	4.576	4.832	5.104	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.9	3.928	3.928	4.032	4.184	4.368	4.576	4.808	5.064	5.336	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.0	4.208	4.176	4.264	4.416	4.592	4.792	5.016	5.264	5.536	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.1	4.488	4.424	4.504	4.656	4.832	5.032	5.256	5.504	5.776	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.2	4.768	4.672	4.744	4.896	5.072	5.272	5.496	5.744	6.016	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
3	0.3	2.896	3.048	3.224	3.424	3.648	3.896	4.168	4.464	4.784	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.4	3.176	3.304	3.488	3.696	3.928	4.184	4.464	4.768	5.096	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.5	3.456	3.568	3.752	3.968	4.208	4.472	4.760	5.072	5.408	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.6	3.736	3.824	4.008	4.224	4.464	4.728	5.016	5.328	5.664	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.7	4.016	4.088	4.272	4.488	4.728	5.000	5.296	5.616	5.960	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.8	4.296	4.344	4.528	4.744	4.984	5.264	5.568	5.896	6.248	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	0.9	4.576	4.608	4.792	4.992	5.232	5.504	5.808	6.136	6.488	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.0	4.856	4.872	5.056	5.256	5.504	5.784	6.096	6.432	6.792	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.1	5.136	5.144	5.328	5.528	5.776	6.056	6.376	6.728	7.104	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	
	1.2	5.416	5.416	5.600	5.800	6.048	6.328	6.656	7.024	7.424	1.044	1.165	1.296	1.436	1.584	1.740	1.904	2.075	2.252	2.434	

$$\begin{aligned}
 & +\nu\{2-(\sqrt{2}+1)\lambda B^2\}\frac{B}{\sqrt{\lambda^3}}\sin\frac{\pi}{8} \\
 V_2' & = \left[2+B^2(\sqrt{2}-1)\left(B^2-2\lambda-\frac{1}{\lambda}\right)\right. \\
 & \quad \left.+\nu\{2-(\sqrt{2}-1)\lambda B^2\}\frac{B}{\sqrt{\lambda^3}}\cos\frac{\pi}{8}\right] \\
 W_1 & = -\left(\frac{B^4}{\sqrt{2}}+\frac{\lambda^2}{\sqrt{2}}+\sqrt{2}+\frac{\nu}{\sqrt{2}}\right)\frac{B^2}{\lambda} \\
 W_2 & = \left\{\frac{B^4}{\sqrt{2}}-\left(2\lambda+\frac{1}{\lambda}\right)B^2\right. \\
 & \quad \left.-\left(\frac{\lambda^2}{\sqrt{2}}+\sqrt{2}+\frac{\nu}{\sqrt{2}}\right)\right\}\frac{B^2}{\lambda} \\
 W_2' & = \left\{-\frac{B^4}{\sqrt{2}}+\left(2\lambda-\frac{1}{\lambda}\right)B^2\right. \\
 & \quad \left.-\left(\frac{\lambda^2}{\sqrt{2}}-\sqrt{2}+\frac{\nu}{\sqrt{2}}\right)\right\}\frac{B^2}{\lambda}
 \end{aligned}$$

4. 数表

前記諸係数を $a/l=0.3\sim 2.0$, $a/t=100\sim 700$ の範囲について計算すれば表-2~8のごとくなる。

5. 結語

両円弧端を単純に支持され他の2辺が任意の状態に支持されている部分円筒殻の問題、たとえば円筒形屋根の問題、補剛支柱を有する貯油槽の問題等はこの表を用いることによつて比較的簡単に取扱うことができる。本表の作製には東大生産技術研究所上林敏子氏があたられた。ここに感謝の意を表する次第である。

第2部 水平等分布荷重をうける円筒形タンク側壁底部の曲げモーメントの近似計算

1. 計算方針

一樣なる水平等分布荷重をうける円筒形タンクの側壁底部には局部的に曲げモーメントを生ずるがそれは次のごとく考えて近似的に求められる。

1. 底部を除いては応力は膜応力 (membrane stress) の状態にある。
2. 膜応力により側壁は底部にて傾斜することになるが、側壁がここで埋込端である場合にはここに曲げ応力を生じその大きさは前記の傾斜を打消すごときものである。
3. 曲げ応力の影響は局部的のものである。

2. 膜応力の算定

膜応力に関する平衡方程式は

$$\begin{aligned}
 a\frac{\partial N_x}{\partial x} + \frac{\partial N_{\theta x}}{\partial \theta} & = 0 \\
 a\frac{\partial N_{\theta x}}{\partial x} + \frac{\partial N_{\theta}}{\partial \theta} + aY & = 0 \\
 N_{\theta} + aZ & = 0
 \end{aligned}$$

ここに Z は壁面に直交して内向に、 Y は壁面に切して水平方向に働らく外力の強度である。また歪と変

位及び応力との関係は

$$\begin{aligned}
 \epsilon_x & = \frac{\partial u}{\partial x} = \frac{1}{Et}(N_x - \nu N_{\theta}) \\
 \epsilon_{\theta} & = \frac{1}{a}\left(\frac{\partial v}{\partial \theta} - w\right) = \frac{1}{Et}(N_{\theta} - \nu N_x) \\
 \gamma_{\theta x} & = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{1}{a}\frac{\partial u}{\partial \theta} = \frac{2(1+\nu)}{Et}N_{\theta x}
 \end{aligned}$$

いま外力を Y_1, Z_1 を常数として

$$Y = Y_1 \sin \theta \quad Z = Z_1 \cos \theta$$

なる水平力と考える。これは地震力、地震時動水圧をうける状態を推測したものである。このとき応力と変位についても

$$\begin{aligned}
 N_{\theta} & = n_{\theta} \cos \theta & N_x & = n_x \cos \theta & N_{\theta x} & = n_{\theta x} \sin \theta \\
 v & = V \sin \theta & u & = U \cos \theta & w & = W \cos \theta
 \end{aligned}$$

のごとく \cos の函数と θ の函数にわけて表わしうるものとする。しかれば、

$$\begin{aligned}
 \frac{dU}{dx} & = \frac{1}{Et}(n_x - \nu n_{\theta}) \\
 \frac{1}{a}(V+W) & = -\frac{1}{Et}(n_{\theta} - \nu n_x) \\
 \frac{dV}{dx} - \frac{U}{a} & = \frac{2(1+\nu)}{Et}n_{\theta x}
 \end{aligned}$$

及び

$$\begin{aligned}
 a\frac{dn_x}{dx} - n_{\theta x} & = 0 & a\frac{dn_{\theta x}}{dx} - n_{\theta} + aY_1 & = 0 \\
 n_{\theta} + aZ_1 & = 0
 \end{aligned}$$

上式を $x=l$ にて $n_x = n_{\theta x} = 0$ のもとに解くと

$$\begin{aligned}
 n_{\theta} & = -aZ_1 & n_{\theta x} & = (Z_1 + Y_1)(l-x) \\
 n_x & = \frac{1}{2a}(Z_1 + Y_1)(l-x)^2
 \end{aligned}$$

$$\therefore EtU = C_1 - \frac{1}{6a}(Z_1 + Y_1)(l-x)^3 + \nu a Z_1 x$$

$$\begin{aligned}
 EtV & = C_2 + C_1 \frac{x}{a} + \frac{1}{24a^2}(Z_1 + Y_1)(l-x)^4 \\
 & \quad + \frac{\nu}{2}Z_1 x^2 - (1+\nu)(Z_1 + Y_1)(l-x)^2
 \end{aligned}$$

$$EtW = -EtV - a^2 Z_1 - \frac{\nu}{2}(Z_1 + Y_1)(l-x)^2$$

積分常数 C_1, C_2 は $x=0$ にて $U=0, V=W$ なるごとくすればタンク全体に適當なる大いさの一樣なる水平移動を与えることによりタンク底端の各点の変位を0ならしめることができる。このとき側壁底部の傾斜角を求めると

$$\left(\frac{\partial v}{\partial x}\right)_{x=0} = -\frac{(2+\nu)}{Et}(Z_1 + Y_1)l \cos \theta \dots\dots(7)$$

3. 側壁底部に生ずる曲げ応力の計算

(7) の傾斜を打消すべき局部的曲げ応力の正確な算出は煩雜で實際的でないので近似解を行う。側壁面上に外力が働らいていない円筒では次の関係が成立つ。

$$\left. \begin{aligned} & \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{1-\nu}{2a^2} \frac{\partial^2 u}{\partial \theta^2} + \frac{1-\nu}{2a} \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial \theta} - \frac{\nu}{a} \frac{\partial w}{\partial x} = 0 \\ & \frac{1-\nu}{2} \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial \theta} + \frac{a(1-\nu)}{2} \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{1}{a} \frac{\partial^2 v}{\partial \theta^2} - \frac{1}{a} \frac{\partial w}{\partial \theta} - h \left(a \frac{\partial^3 w}{\partial x^2 \partial \theta} + \frac{1}{a} \frac{\partial^3 w}{\partial \theta^3} \right) \\ & \quad - h \left\{ (1-\nu) a \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{1}{a} \frac{\partial^2 v}{\partial \theta^2} \right\} = 0 \\ & \nu \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{1}{a} \frac{\partial v}{\partial \theta} - \frac{v}{a} - h \left(a^3 \frac{\partial^4 w}{\partial x^4} + 2a \frac{\partial^4 w}{\partial x^2 \partial \theta^2} + \frac{1}{a} \frac{\partial^4 w}{\partial \theta^4} \right) \\ & \quad - h \left\{ (2-\nu) a \frac{\partial^3 v}{\partial x \partial \theta} + \frac{1}{a} \frac{\partial^3 v}{\partial \theta^3} \right\} = 0 \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots(8)$$

ここに

$$h = \frac{t^2}{12a^2}$$

である。いま n を整数、 A, B, C を任意常數として

$$\begin{aligned} u &= A \cos n\theta e^{\alpha x/a} & v &= B \sin n\theta e^{\alpha x/a} \\ w &= C \cos n\theta e^{\alpha x/a} \dots\dots\dots(9) \end{aligned}$$

とおいて (8) に代入して得られる係数行列式を 0 とおくと

$$\begin{aligned} & \left(\frac{h}{2} + h^2 \right) \alpha^6 - 2n^2 \left(h + \frac{3-\nu}{4} h^2 \right) \alpha^4 + \frac{(1-\nu)}{2} \\ & \left[1 + \nu + h \left\{ 2 + (2-n^2)\nu + \frac{6n^2(n^2-1)}{1-\nu} \right\} + n^4 h^2 \right] \\ & \alpha^4 + \frac{hn^2(n^2-1)}{2} (3+\nu-4n^2) \alpha^2 \\ & + \frac{hn^4(n^2-1)^2}{2} = 0 \dots\dots\dots(10) \end{aligned}$$

を得る。特に $n=1$ なる場合は

$$\begin{aligned} & \left[\left(\frac{h}{2} + h^2 \right) \alpha^4 - 2 \left(h + \frac{3-\nu}{4} h^2 \right) \alpha^2 + \frac{(1-\nu)}{2} \right. \\ & \left. \{ 1 + \nu + (2+\nu)h + h^2 \} \right] \alpha^4 = 0 \dots\dots\dots(11) \end{aligned}$$

解 $\alpha=0$ は問題の目的に副むぬから除外し他の解を求めると h が微小なる場合には近似的に

$$\alpha^4 = -12(1-\nu^2) \frac{a^2}{t^2}$$

である。よつて底部の曲げモーメントの影響は局部的なることを考慮して

$$\alpha = k(-1 \pm i) \dots\dots\dots(12)$$

とおく。ここに

$$k = \sqrt[4]{3(1-\nu^2)} \frac{a}{t^2} \quad (\text{正根のみとる})$$

である。よつて

$$\begin{aligned} w &= e^{-kx/a} \left(C_1 \sin \frac{kx}{a} + C_2 \cos \frac{kx}{a} \right) \cos \theta \\ u &= e^{-kx/a} \left(A_1 \sin \frac{kx}{a} + A_2 \cos \frac{kx}{a} \right) \cos \theta \\ v &= e^{-kx/a} \left(B_1 \sin \frac{kx}{a} - B_2 \cos \frac{kx}{a} \right) \sin \theta \end{aligned}$$

$\frac{A_1}{C_1}, \frac{B_1}{C_1}$ 等の比はそれぞれ α の2個の値に対して

(11) より定められる。常數 C_1, C_2 を $x=0$ にて $u=v=w=0$ 及び $\frac{\partial w}{\partial x}$ が (7) の値を打消すごとく定めれば、

$$C_1 = \frac{l\alpha(2+\nu)}{kEt} (Z_1 - Y_1) \quad C_2 = 0$$

である。側壁底端における曲げモーメントは

$$\begin{aligned} (M_x)_{x=0} &= -D \left\{ \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\nu}{a^2} \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) \right\}_{x=0} \\ &= -D \left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \right)_{x=0} \end{aligned}$$

によつて与えられるから最大曲げモーメントは

$$(M_x)_{\max} = \frac{(2+\nu)kt^2l}{6(1-\nu^2)a} (Z_1 - Y_1) \dots\dots\dots(13)$$

となる。

4. 結 語

地震時にタンクに倒らく主たる地震力はタンク自身の慣性力と貯水の動水圧とであり、これらは多くの場合水平方向に倒らく一様なる大いさ（高さの方向には変らないとの意）の分布荷重とみなして差支えない。したがつて上記の計算はこの種構造物の地震時応力の算定に應用することができると思う。

表-2~4

m	%	α = 100																	
		T ₁	T ₂	T ₃	T ₄	⊙	x ₁	x ₂	x ₃	u ₁	u ₂	u ₃	v ₁	v ₂	v ₃	w ₁	w ₂	w ₃	
0.3	32.89	211.9	67.82	18.73	18.11	18.88	384.1	311.9	18.33	388.2	332.3	438.2	138.6	138.6	138.6	138.6	138.6	138.6	138.6
0.4	34.73	31.71	78.28	27.73	18.15	18.24	368.7	336.7	18.09	375.1	331.1	424.6	135.5	135.5	135.5	135.5	135.5	135.5	135.5
0.6	43.58	77.47	92.99	97.84	24.73	18.17	332.2	321.6	18.07	351.9	321.7	351.9	131.7	131.7	131.7	131.7	131.7	131.7	131.7
0.8	48.30	114.5	112.5	101.50	32.30	18.18	315.4	315.3	18.02	327.4	317.4	327.4	125.4	125.4	125.4	125.4	125.4	125.4	125.4
1.0	54.24	121.8	121.8	110.35	40.35	18.19	298.4	298.4	18.01	311.8	311.8	311.8	121.8	121.8	121.8	121.8	121.8	121.8	121.8
1.2	58.43	139.9	138.2	125.57	48.46	18.20	282.0	282.0	18.01	292.8	292.8	292.8	118.2	118.2	118.2	118.2	118.2	118.2	118.2
1.4	64.07	159.7	157.4	144.92	58.53	18.21	267.2	267.2	18.02	278.8	278.8	278.8	115.7	115.7	115.7	115.7	115.7	115.7	115.7
1.6	68.24	181.2	178.9	164.78	68.61	18.22	253.2	253.2	18.03	265.8	265.8	265.8	113.2	113.2	113.2	113.2	113.2	113.2	113.2
1.8	72.17	197.7	195.5	181.82	78.69	18.23	240.8	240.8	18.04	253.8	253.8	253.8	110.7	110.7	110.7	110.7	110.7	110.7	110.7
2.0	74.30	200.1	197.8	187.86	90.76	18.24	229.8	229.8	18.05	242.8	242.8	242.8	108.2	108.2	108.2	108.2	108.2	108.2	108.2

m	%	α = 200																	
		T ₁	T ₂	T ₃	T ₄	⊙	x ₁	x ₂	x ₃	u ₁	u ₂	u ₃	v ₁	v ₂	v ₃	w ₁	w ₂	w ₃	
0.3	32.89	128.9	118.7	118.7	98.87	12.13	122.9	680.7	77.2	25.92	77.2	-675.3	1476.6	-373.2	382.3	128.9	128.9	128.9	128.9
0.4	40.67	188.7	183.2	183.2	157.9	12.84	146.7	675.8	84.6	16.97	84.6	-509.8	994.8	-218.8	237.8	188.7	188.7	188.7	188.7
0.6	51.08	268.7	263.9	263.9	246.26	14.63	208.7	670.6	101.3	10.567	101.3	-340.1	578.5	-107.2	127.7	268.7	268.7	268.7	268.7
0.8	62.18	338.7	333.7	333.7	316.28	15.78	278.7	668.7	118.8	8.332	118.8	-250.7	373.3	-61.3	148.3	338.7	338.7	338.7	338.7
1.0	71.07	384.6	379.4	379.4	361.70	16.91	348.7	668.7	136.3	7.276	136.3	-208.1	296.8	-45.8	206.6	384.6	384.6	384.6	384.6
1.2	78.23	434.7	429.2	429.2	416.63	18.04	418.7	665.7	153.8	6.546	153.8	-166.6	234.2	-34.0	244.0	434.7	434.7	434.7	434.7
1.4	84.26	478.8	473.1	473.1	460.57	19.17	488.7	665.7	171.3	5.971	171.3	-128.8	166.8	-22.8	224.0	478.8	478.8	478.8	478.8
1.6	89.27	518.9	513.0	513.0	500.38	20.30	558.7	665.7	188.8	5.519	188.8	-94.8	94.8	-10.8	244.0	518.9	518.9	518.9	518.9
1.8	93.28	559.0	553.0	553.0	540.49	21.43	628.7	665.7	206.3	5.144	206.3	-60.8	60.8	-10.8	244.0	559.0	559.0	559.0	559.0
2.0	97.29	599.1	593.0	593.0	580.60	22.56	698.7	665.7	223.8	4.841	223.8	-26.8	26.8	-10.8	244.0	599.1	599.1	599.1	599.1

m	%	α = 300																	
		T ₁	T ₂	T ₃	T ₄	⊙	x ₁	x ₂	x ₃	u ₁	u ₂	u ₃	v ₁	v ₂	v ₃	w ₁	w ₂	w ₃	
0.3	32.89	128.9	128.9	128.9	128.9	12.13	122.9	680.7	77.2	25.92	77.2	-675.3	1476.6	-373.2	382.3	128.9	128.9	128.9	128.9
0.4	40.67	188.7	188.7	188.7	188.7	12.84	146.7	675.8	84.6	16.97	84.6	-509.8	994.8	-218.8	237.8	188.7	188.7	188.7	188.7
0.6	51.08	268.7	268.7	268.7	268.7	14.63	208.7	670.6	101.3	10.567	101.3	-340.1	578.5	-107.2	127.7	268.7	268.7	268.7	268.7
0.8	62.18	338.7	338.7	338.7	338.7	15.78	278.7	668.7	118.8	8.332	118.8	-250.7	373.3	-61.3	148.3	338.7	338.7	338.7	338.7
1.0	71.07	384.6	384.6	384.6	384.6	16.91	348.7	668.7	136.3	7.276	136.3	-208.1	296.8	-45.8	206.6	384.6	384.6	384.6	384.6
1.2	78.23	434.7	434.7	434.7	434.7	18.04	418.7	665.7	153.8	6.546	153.8	-166.6	234.2	-34.0	244.0	434.7	434.7	434.7	434.7
1.4	84.26	478.8	478.8	478.8	478.8	19.17	488.7	665.7	171.3	5.971	171.3	-128.8	166.8	-22.8	244.0	478.8	478.8	478.8	478.8
1.6	89.27	518.9	518.9	518.9	518.9	20.30	558.7	665.7	188.8	5.519	188.8	-94.8	94.8	-10.8	244.0	518.9	518.9	518.9	518.9
1.8	93.28	559.0	559.0	559.0	559.0	21.43	628.7	665.7	206.3	5.144	206.3	-60.8	60.8	-10.8	244.0	559.0	559.0	559.0	559.0
2.0	97.29	599.1	599.1	599.1	599.1	22.56	698.7	665.7	223.8	4.841	223.8	-26.8	26.8	-10.8	244.0	599.1	599.1	599.1	599.1

表-8

α = 700

α	T ₁	T ₂	T ₃	T ₄	T ₅	Q	X ₁	X ₂	X ₃	U ₁	U ₂	U ₃	V ₁	V ₂	V ₃	W ₁	W ₂	W ₃
1	0.5	120.5	301.9	378.4	412.3	32.65	36.08	23.69	22.77	48.87	257.8	2035	1822	1822	1822	6476	1822	1822
	1.0	189.7	347.8	348.1	332.3	42.24	27.08	23.60	22.80	31.75	171.5	1577	1577	1577	1577	6286	1577	1577
	1.5	209.8	425.0	421.3	376.5	34.10	19.04	23.91	22.95	17.77	127.7	1237.7	1237.7	1237.7	1237.7	6292	1237.7	1237.7
	1.8	264.4	492.4	427.0	328.3	35.47	13.33	23.27	23.02	15.37	104.6	773.4	773.4	773.4	773.4	6293	773.4	773.4
	1.9	289.8	562.9	564.9	322.6	36.84	10.897	23.24	23.02	13.65	144.9	617.6	617.6	617.6	617.6	6294	617.6	617.6
	1.95	291.1	572.2	572.2	322.5	37.22	9.023	23.22	23.04	12.50	153.7	513.5	513.5	513.5	513.5	6294	513.5	513.5
	1.98	290.7	627.6	625.1	324.6	37.6	7.132	23.21	23.05	11.96	167.8	438.9	438.9	438.9	438.9	6294	438.9	438.9
	1.99	289.9	672.2	672.2	324.5	37.97	6.765	23.20	23.05	11.55	180.0	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	2.0	316.1	736.0	731.8	326.7	38.3	6.03	23.19	23.07	11.27	201.9	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4
	2.0	317.0	773.6	771.5	327.3	38.57	5.412	23.19	23.08	11.06	226.6	306.5	306.5	306.5	306.5	6294	306.5	306.5
2	0.5	120.5	421.8	421.8	376.5	44.10	18.06	23.81	23.75	17.77	127.7	1027.2	1027.2	1027.2	1027.2	6294	1027.2	1027.2
	1.0	201.5	451.4	427.0	328.3	45.47	15.53	23.77	23.6	15.37	104.6	773.4	773.4	773.4	773.4	6294	773.4	773.4
	1.5	261.1	466.0	522.2	264.5	46.84	12.33	23.72	23.64	12.60	126.0	526.7	526.7	526.7	526.7	6294	526.7	526.7
	1.8	328.7	492.2	527.8	268.2	47.22	10.7	23.68	23.6	12.55	144.9	438.9	438.9	438.9	438.9	6294	438.9	438.9
	1.9	357.7	523.6	523.6	267.3	47.6	9.765	23.6	23.6	12.55	164.9	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	1.95	357.7	523.6	523.6	267.3	47.6	9.765	23.6	23.6	12.55	164.9	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	1.98	357.7	523.6	523.6	267.3	47.6	9.765	23.6	23.6	12.55	164.9	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	2.0	357.7	523.6	523.6	267.3	47.6	9.765	23.6	23.6	12.55	164.9	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	2.0	357.7	523.6	523.6	267.3	47.6	9.765	23.6	23.6	12.55	164.9	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	2.0	357.7	523.6	523.6	267.3	47.6	9.765	23.6	23.6	12.55	164.9	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
3	0.5	120.5	526.0	526.0	426.8	46.15	12.33	23.75	23.61	12.60	71.5	654.4	654.4	654.4	654.4	6294	654.4	654.4
	1.0	251.1	627.0	627.0	426.5	47.52	10.87	23.67	23.64	12.60	104.6	526.7	526.7	526.7	526.7	6294	526.7	526.7
	1.5	304.1	726.0	731.8	426.3	48.89	9.63	23.67	23.67	12.60	144.9	438.9	438.9	438.9	438.9	6294	438.9	438.9
	1.8	357.7	827.2	825.2	426.0	49.26	8.511	23.68	23.68	12.60	180.0	382.9	382.9	382.9	382.9	6294	382.9	382.9
	1.9	389.8	927.0	925.0	425.6	49.63	7.629	23.68	23.68	12.60	226.6	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4
	1.95	389.8	927.0	925.0	425.6	49.63	7.629	23.68	23.68	12.60	226.6	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4
	1.98	389.8	927.0	925.0	425.6	49.63	7.629	23.68	23.68	12.60	226.6	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4
	2.0	389.8	927.0	925.0	425.6	49.63	7.629	23.68	23.68	12.60	226.6	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4
	2.0	389.8	927.0	925.0	425.6	49.63	7.629	23.68	23.68	12.60	226.6	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4
	2.0	389.8	927.0	925.0	425.6	49.63	7.629	23.68	23.68	12.60	226.6	337.4	337.4	337.4	337.4	6294	337.4	337.4

開水路不等流の相似理論的考察とその応用¹⁾

正 貞 粟 津 清 蔵*

SIMILARITY THEORETICAL CONSIDERATION ABOUT NON-UNIFORM FLOW IN OPEN CHANNELS, AND ITS APPLICATION

(JSCS July 1953)

Seizō Awazu, C. E. Member.

Synopsis The surface profile of non-uniform flow in open channel can be calculated by the Bernoulli's equation indicated as eq. (1).

This process can be treated mechanically for any boundary conditions.

The author call them "Mechanical Analysis" for this method.

But it is used only in simple boundary case so the author presents here a new consideration to complement the weak point of it, that is found when we plan the experiment or analyse the data.

Then all variables containing in eq. (1), the author write in a dimensionless form. Thus eq. (1) is rewritten as eq. (2).

And, surface profile can be calculated by eq. (2), the author call them "Similarity Theoretical Analysis" for this process.

As it's application, in this paper the author treated the surface profile in the open channels, that wide is given by sine function.

要旨 開水路不等流の水面形は(1)式で示される Bernoulli の式を計算することによつて求められる。この過程は与えられた環境に対して機械的に行われるもので著者はこの解析法を機械的解析と呼ぶ。しかしこの方法は単一な環境のもつて起る現象を説明するに

は好都合であるが、さまざまな環境のもつて起る現象の類似性を見出すための実験計画あるいは資料の解析にはよい解析法ではない。これ等の欠点を補うために著者は新しい考えを提案する。

そこで(1)式に含まれるすべての変数を無次元の形に書き、(2)式のように書きかえる。そしてこの式

* 日本大学工学部土木教室