# 円筒形容器内容液の水平方向非線形振動の解析

## NONLINEAR HORIZONTAL OSCILLATION ANALYSIS OF LIQUID IN CYLINDRICAL CIRCULAR TANK

高西照彦\*・若原敏裕\*\*

Teruhiko TAKANISHI and Toshihiro WAKAHARA

\*正会員 工博 九州工業大学名誉教授 (〒805-0035 北九州市八幡東区山路 2-4-8) \*\*正会員 工博 清水建設(株)技術研究所 (〒135-8530 東京都江東区越中島 3-4-17)

Perturbation method was used to investigate the nonlinear sloshing motion in a cylindrical circular tank in response to forced horizontal oscillation. First three terms in perturbation expansion were adopted in the present paper. When the ratio of wave height to water depth is more smaller than 0.3, the numerical results are in agreement with the experimental data indicating that the fluid response, both in terms of wave height and hydrodynamic force. According to the theoretical expression deduced from perturbation method in this paper, the time required for numerical calculation is extremely short.

Key Words : nonlinear vibration , circular cylindrical tank , numerical analysis , perturbation method

# 1.はじめに

図 - 1 に示すような円筒形容器中の内容液が水平方 向の加振を受けて非線形振動を行うとき,その内容液に 対する等価振動系を解析的に定式化することができれば, それは,これら円筒形容器の内容液をTLD(同調液体ダ ンパー)として利用しようとする場合に,その設計に際 して必要な基礎的な資料の一つとなる.円筒形 TLD の 等価振動系を定式化するとき,その前段階として,円筒 形容器内容液の非線形振動の解析を行い,その振動特性 を明かにすることが必要である.

円筒形容器内容液の非線形振動解析に関しては,これ までに有限要素法を用いた解析<sup>1)</sup>,境界要素法を用いた 解析<sup>2)</sup>,摂動法を用いた解析<sup>3)</sup>,変分原理を用いた解 析<sup>4),5)</sup>等がある.

若原等<sup>1)</sup>は,水深の浅い場合に適用できるBoussinesq の方程式を利用し,これを有限要素法によって解くこと によって,円筒容器内容液の非線形振動解析を行ってい る.また,大山<sup>2)</sup>の提案した境界要素法に従えば3次元 立体領域における問題を2次元表面領域上の問題に置換 して処理できるので,取扱う未知量の数を著しく低減す ることができるという特長がある.しかし,上記の2つ の方法に従えば,未知量の数が低減されるとはいえ,そ れでもなお,取扱わなければならない未知量の数は多い ので,その数値計算に際しては多大の記憶容量を必要と し,その上,振動現象が定常状態に達するまで計算を実 行するとすれば,長時間に及ぶ計算時間が必要であると いう難点がある.

Welt等<sup>3)</sup>の摂動法を用いた解析においては,それは水 深の深浅について特に制約条件などは課されていない一 般的な解析法であるが,ただ,加振振動数が共振振動数 に等しい場合とそうでない場合とではこれを別々に分け て取扱わなければならないので,解法としていささか煩 雑である.



図 - 1 円筒容器及び座標系

大森等<sup>4),5)</sup>の変分原理を用いた近似計算法は,水深 の深浅及び取扱う振動数の範囲に関しては特に制約条件 などは課されていない一般的な解析法であるが,近似の 程度を高くするに従って解かなければならない非線形連 立方程式の非線形項の次数が高くなるという難点がある.

Ockendon等<sup>6)</sup>は,水深が浅く,加振振幅が容器の振動方向の長さに比べて小さいという条件の下に,内容液の1次の固有振動数近傍における振動特性を考える場合に,摂動法を用いて,長方形容器内容液の非線形振動数特性を求める方法を示した.

本論では,Ockendon等と同じ考え方に従って,摂動 法を用いて調和波水平加振による円筒容器内容液の非線 形振動数特性を求めることが出来る理論式を導き,数値 計算を行って,得られた結果を既存の実験結果<sup>1),2)</sup>と 比較し,理論式の適用性について種々の検討を加えた.

# 2.解析理論

# (1) 基礎方程式

解析に際しては次のような仮定を採用した.

円筒容器内容液の水深は浅いとし,そのスロッシング 1次の共振振動数(基本固有振動数)近傍の振動数を考 察の対象とする.この場合,その振動数は一般に低いの で,円筒容器は剛であると仮定してもよい.これらの仮 定は本理論を TLD に適用する場合には妥当な仮定であ るといえる.

また,内容液については,それは完全流体で,非圧縮, 渦無し流れと仮定する.このとき,流体は速度ポテンシャルを持つ.

いま,この速度ポテンシャルを $\tilde{\varphi}$ とすれば,内容液の 運動は次に示すラプラスの方程式と圧力方程式によって 支配される.

$$\frac{\partial^{2}\widetilde{\varphi}}{\partial\widetilde{r}^{2}} + \frac{1}{\widetilde{r}}\frac{\partial\widetilde{\varphi}}{\partial\widetilde{r}} + \frac{1}{\widetilde{r}^{2}}\frac{\partial^{2}\widetilde{\varphi}}{\partial\theta^{2}} + \frac{\partial^{2}\widetilde{\varphi}}{\partial\widetilde{z}^{2}} = 0$$
(1)

$$\frac{\partial \tilde{\varphi}}{\partial \tilde{t}} + \frac{1}{2} \left\{ \left( \frac{\partial \tilde{\varphi}}{\partial \tilde{r}} \right)^2 + \left( \frac{\partial \tilde{\varphi}}{\tilde{r} \partial \theta} \right)^2 + \left( \frac{\partial \tilde{\varphi}}{\partial \tilde{z}} \right)^2 \right\} + g \tilde{z}$$

$$-\tilde{r}\tilde{a} \,\omega^2 \cos \theta \cos \omega \,\tilde{t} + \frac{\tilde{p}}{\rho} = 0$$
(2)

ここに, $\tilde{t}$ は時間,gは重力の加速度, $\tilde{a}$ は加振振幅, $\omega$ は加振円振動数, $\rho$ は内容液の密度, $\tilde{p}$ は全水圧である.

境界条件は次の通りである.

(a) 容器底面において

$$\frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{z}} = 0, \quad (\widetilde{z} = -\widetilde{H})$$
 (3)

(b) 容器側壁面上において

$$\frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{r}} = 0 , \quad (\widetilde{r} = \widetilde{R})$$
(4)

(c) 自由表面上における運動学的条件は波高を η と
 すれば

$$\frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{z}} = \frac{\partial \widetilde{\eta}}{\partial \widetilde{t}} + \frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{r}} \frac{\partial \widetilde{\eta}}{\partial \widetilde{r}} + \frac{1}{\widetilde{r}^{2}} \frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \theta} \frac{\partial \widetilde{\eta}}{\partial \theta} , \quad (\widetilde{z} = \widetilde{\eta}) \quad (5)$$

(d) 力学的条件は,式(2)において  $\tilde{p} = 0$ 及び $\tilde{z} = \tilde{\eta}$  とおけばよいので,次のように表される.

$$\frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{t}} + \frac{1}{2} \left\{ \left( \frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{r}} \right)^2 + \left( \frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\widetilde{r} \partial \theta} \right)^2 + \left( \frac{\partial \widetilde{\varphi}}{\partial \widetilde{z}} \right)^2 \right\} + g \widetilde{\eta} \quad (6)$$
$$-\widetilde{r} \widetilde{a} \, \omega^2 \cos \theta \cos \omega \, \widetilde{t} = 0 \,, \quad (\widetilde{z} = \widetilde{\eta})$$

# (2)基礎方程式の無次元化と摂動展開

まず,式(1)のラプラスの方程式と式(3)~(6)の境界条件について,次に示すような無次元化を行う.

$$\tilde{t} = t/\omega \tag{7}$$

$$R = \mu_{11}R, \qquad \tilde{r} = rR \tag{8},(9)$$

$$H = HR \tag{10}$$

式(8)で, $\mu_{11}$ は  $J'_1(\mu_{11})=0$  を満たす定数で,その値は  $\mu_{11}=1.8411\cdots$  である.ここで,上付き添字は微分を表す.また, $\widetilde{a}/R$ の値は小さいとして

$$\varepsilon = a/R \tag{11}$$

とおき,これを用いて, $\widetilde{arphi},\widetilde{\widetilde{\jmath}},\widetilde{\widetilde{z}}$ を次式に示すように無次元化する.

$$\widetilde{\varphi} = R^2 \omega \varepsilon^{1/2} \varphi \tag{12}$$

$$\widetilde{\eta} = R\varepsilon^{3/4}\eta \tag{13}$$

$$\widetilde{z} = R\varepsilon^{1/4}z \tag{14}$$

これらの無次元量(式(7)~(14))を用いれば,基礎方 程式(式(1)及び式(3)~(6))は次のように表すことがで きる.いま,△を2次元のラプラシアン

$$\Delta = \frac{\partial^2}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2}{\partial \theta^2}$$
(15)

## とし,下付き添字で偏微分を表すとすれば,

$$\varepsilon^{1/2}\Delta + \varphi_{zz} = 0 \tag{16}$$

$$\varphi_z = 0, \quad (z = -\mathcal{E}^{-1/4}H) \tag{17}$$

$$\varphi_r = 0$$
,  $(r = \mu_{11})$  (18)

$$\varphi_{z} = \varepsilon^{1/2} \eta_{t} + \varepsilon (\varphi_{r} \eta_{r} + \varphi_{\theta} \eta_{\theta} / r^{2})$$

$$(z = \varepsilon^{1/2} \eta)$$
(19)

$$\eta + \varepsilon^{-1/4} (\omega/\omega_{11})^2 \tanh H \{\varphi_t + 0.5\varepsilon^{1/2} (\varphi_r^2 + \varphi_\theta^2/r^2) + \varphi_z^2/2 - \varepsilon^{1/2} r \cos \theta \cos t \} = 0, \quad (z = \varepsilon^{\frac{1}{2}} \eta)$$

(20)

ここに,式(20)中の*ω*<sub>11</sub>は円筒形容器内容液の基本固有 円振動数で,次式によって与えられる.

$$\omega_{11}^2 = (g/R) \tanh H \tag{21}$$

いま,式(20)において

$$\delta_R = \left(\omega/\omega_{11}\right)^2 - 1 \tag{22}$$

とおけば, $\omega$ としては $\omega_{11}$ の近傍の円振動数を考えるのであるから, $\delta_{R}$ は微少量であるとしてよい.

ここで,あとの便利のために次のような定義式を導入 する.

$$\kappa = \varepsilon^{-1/4} H \tag{23}$$

$$\lambda = \varepsilon^{-1/2} \delta_R \tag{24}$$

*H* は仮定により小さな量であるから,式(23)から得られる  $H = \varepsilon^{1/4}\kappa$  は小さな量である.したがって,式(20)中の tanh *H* は次式のように展開できる. tanh  $H = \tanh \varepsilon^{1/4}\kappa = \varepsilon^{1/4}\kappa - (\varepsilon^{1/4}\kappa)^3/3 + 2(\varepsilon^{1/4}\kappa)^5/15$ 

(25)

また,式(22)と(24)から

$$\left(\omega/\omega_{11}\right)^2 = 1 + \delta_R = 1 + \varepsilon^{1/2}\lambda \tag{26}$$

と表される.したがって,式(25),(26)を用いれば,式(20) は次式のように表される.

$$\eta + \kappa (1 + \lambda \varepsilon^{1/2})(1 - \varepsilon^{1/2} \kappa^2 / 3 + 2\varepsilon \kappa^4 / 15 - \cdots)$$
  
 
$$\cdot \{ \varphi_t + \varepsilon^{1/2} (\varphi_r^2 + \varphi_\theta^2 / r^2) / 2 + \varphi_z^2 / 2$$
  
 
$$- \varepsilon^{1/2} r \cos \theta \cos t \} = 0, \quad (z = \varepsilon^{1/2} \eta)$$
(27)

さて, $\varphi,\eta$ に対する摂動解を得るために,これをパラ メーター  $\varepsilon$ を用いて次式に示すように展開する.

$$\varphi = \varphi_0 + \varepsilon^{1/2} \varphi_1 + \varepsilon \varphi_2 + \cdots$$
 (28)

$$\eta = \eta_0 + \varepsilon^{1/2} \eta_1 + \varepsilon \eta_2 + \cdots$$
 (29)

一方,式(19),(27)は  $z = \varepsilon^{1/2}\eta$  において成立する境界 条件であるが,これを以下に示すようにしてz = 0にお いて成立する条件式に変換することにする.

いま,式(27)中の $\varphi_t$ を例に取れば,それは式(28)を参照して

$$\varphi_t = \varphi_{0t} + \varepsilon^{1/2} \varphi_{1t} + \varepsilon \varphi_{2t} + \cdots$$
(30)

と表される.

式(30)において,  $\varphi_{0t}, \varphi_{1t}$ 等をそれぞれz = 0のまわり でテーラー展開すれば

$$\varphi_{t} = \varphi_{0t}^{(0)} + z\varphi_{0tz}^{(0)} + z^{2}\varphi_{0tz}^{(0)}/2 + \cdots + \varepsilon^{1/2} (\varphi_{1t}^{(0)} + z\varphi_{1tz}^{(0)} + \cdots) + \varepsilon (\varphi_{2t}^{(0)} + \cdots) + \cdots$$
(31)

ここに,下付き添字zはzに関する偏微分を表し,上 付き記号(0)はz=0のときの値を表している.ただし, 簡略化のため,以後,誤解がない限り記号(0)は省略するこ とにする.

上式で  $z = \varepsilon^{1/2} \eta$  とおき,さらに,この $\eta$ に式(29)を 代入した後, $\varepsilon$ について整理すれば次式を得る.

$$\varphi_{t} = \varphi_{0t} + \varepsilon^{1/2} (\eta_{0} \varphi_{0tz} + \varphi_{1t}) + \varepsilon (\eta_{1} \varphi_{0tz} + \eta_{0}^{2} \varphi_{0tzz} / 2 + \eta_{0} \varphi_{1tz} + \varphi_{2t}) + \cdots, \quad (z = 0)$$

(32)

 $\varphi_r, \varphi_{\theta}, \varphi_z$ についても上式と同様な表示式が得られる. つぎに,摂動法の考え方に従って,式(16)~(19),(27) で表される基礎方程式に,式(28),(29)並びに式(32)及び

 $\varphi_r, \varphi_{\theta}, \varphi_z$ についても式(32)と同様な展開表示をした式 を代入し,パラメーター  $\varepsilon$ について整理した後,それぞ れ  $\varepsilon$ の同じオーダーに対して得られる式を示せば次の通 りである.ただし,本論では $\varepsilon^{3/2}$ のオーダーまでのもの を考慮することにした.

(a)  $\varepsilon^0$ の項について

$$\varphi_{0zz} = 0 \tag{a-1}$$

$$\varphi_{0z} = 0, \quad (z = -\kappa)$$
 (a-2)

$$\varphi_{0r} = 0, \quad (r = \mu_{11})$$
 (a-3)

$$\varphi_{0z} = 0, \quad (z = 0)$$
 (a-4)

$$\eta_0 / \kappa + \varphi_{0t} + \varphi_{0z}^2 / 2 = 0$$
,  $(z = 0)$  (a-5)

(b) *ε*<sup>1/2</sup>の項について

$$\Delta \varphi_0 + \varphi_{1zz} = 0 \tag{b-1}$$

$$\varphi_{1z} = 0, \quad (z = -\kappa)$$
 (b-2)  
 $\varphi_{2z} = 0, \quad (z = -\kappa)$  (b-2)

$$\varphi_{1r} = 0, \quad (r = \mu_{11})$$
 (b-3)

$$\varphi_{1z} = \eta_{0t}$$
,  $(z = 0)$  (b-4)

$$\frac{\eta_1 / \kappa + (\lambda - \kappa^2 / 3) \varphi_{0t} + \varphi_{1t} + \{\varphi_{0r}^2 + \varphi_{0\theta}^2 / r^2\} / 2}{-r \cos \theta \cos t = 0}, \quad (z = 0)$$
 (b-5)

(c) *ε*<sup>1</sup>の項について

$$\Delta \varphi_1 + \varphi_{2zz} = 0 \tag{c-1}$$

$$\varphi_{2z} = 0, \quad (z = -\kappa)$$
 (c-2)

$$\varphi_{2r} = 0, \quad (r = \mu_{11})$$
 (c-3)

$$\eta_{0}\varphi_{1zz} + \varphi_{2z} = \eta_{1t} + \eta_{0r}\varphi_{0r} + \eta_{0\theta}\varphi_{0\theta}/r^{2}, \quad (z=0)$$

$$(z=0)$$

$$(z=0)$$

$$\begin{aligned} & \eta_2 / \kappa - \kappa^2 (\lambda - 2\kappa^2 / 5) \varphi_{0t} / 3 + (\lambda - \kappa^2 / 3) \varphi_{1t} \\ &+ \eta_0 \varphi_{1tz} + \varphi_{2t} + \varphi_{1z}^2 / 2 + (\lambda - \kappa^2 / 3) \varphi_{0r}^2 / 2 \\ &+ \varphi_{0r} \varphi_{1r} + (\lambda - \kappa^2 / 3) \varphi_{0\theta}^2 / 2r^2 + \varphi_{0\theta} \varphi_{1\theta} / r^2 \\ &- (\lambda - \kappa^2 / 3) r \cos \theta \cos t = 0, \quad (z = 0) \end{aligned}$$

(d) ε<sup>3/2</sup>の項について

$$\Delta \varphi_2 + \varphi_{3_{77}} = 0 \tag{d-1}$$

$$\varphi_{3z} = 0, \quad (z = -\kappa)$$
 (d-2)

$$\varphi_{3r} = 0, \quad (r = \mu_{11})$$
 (d-3)

(b-4),(b-5),(c-4),(c-5)及び(d-4)においては,後述のように,  $\varphi_0$ がzを含まないことを考慮して, $\varphi_0$ のzに関する微分の項はすべて省略した.

(3) 摂動方程式の解

前節で得られた *ε* のそれぞれのオーダーに対する摂動方程式の解を求める.

まず,(a)において,(a-1)をzで2回積分し,得られ た結果に(a-2)と(a-4)の条件を適用することによって $\varphi_0$  が求められる .  $\varphi_0$  は z を含まず ,  $r, \theta, t$  のみの関数となる . これを

$$\varphi_0 = A(r, \theta, t) \tag{33}$$

とおく.上式を用いれば(a-5)より

$$\eta_0 = -\kappa A_t \tag{34}$$

が得られる.また, (a-3)の境界条件は次式のように表される.

$$A_r(\mu_{11}, \theta, t) = 0$$
 (35)

 $A(r, \theta, t)$ を定める方程式は,次の $\varepsilon^{1/2}$ の項を解析することによって得られる.

次に,(b)についても同様にして,(b-1)をzで2回積分し,(b-2)の条件を適用すれば, $\varphi_1$ は $\widetilde{A}(r,\theta,t)$ を積分定数として,次式のように得られる.

$$\varphi_1 = -(z+\kappa)^2 \Delta A/2 + \widetilde{A} \tag{36}$$

また,式(34),(36)を(b-4)に代入することによって,次の関係式が導かれる.

$$\Delta A - A_{tt} = 0 \tag{37}$$

さらに,(b-5)より  $\eta_1$ が得られて

$$\eta_1 = -\kappa \left\{ (\lambda - \kappa^2/3) A_t - \kappa^2 A_{ttt} / 2 + \widetilde{A}_t + A_r^2 / 2 + A_\theta^2 / 2r^2 \right\} - r \cos \theta \cos t$$
(38)

(b-3)の境界条件は式(35)を考慮すれば,式(36)を用いて, 次式のように表される.

$$A_r = 0, \quad (r = \mu_{11})$$
 (39)

 $\hat{A}(r, \theta, t)$ を定める方程式は $A(r, \theta, t)$ と同様に,次の $\varepsilon^1$ の項を解析することによって得られる.

(c),(d)についても(a),(b)と同様にすれば $\varphi_2, \eta_2$ を求めることが出来る.結果のみを示せば以下の通りである.

 $A(r, \theta, t)$ を積分定数として

$$\varphi_2 = (z+\kappa)^4 A_{tttt} / 24 - (z+\kappa)^2 \Delta \overline{A} / 2 + \overline{A}$$
(40)

$$\Delta A - A_{tt} = (\lambda - \kappa^2/3)A_{tt} - \kappa^2 A_{tttt}/3 + 2A_r A_{tr} + 2A_\theta A_{t\theta}/r^2 + A_t A_{tt} + r\cos\theta\sin t$$
(41)

$$\eta_{2} = -\kappa \{ -\kappa^{2} (\lambda - 2\kappa^{2}/5)\varphi_{0t} / 3 + (\lambda - \kappa^{2}/3)\varphi_{1t} \\ +\eta \varphi_{1tz} + \varphi_{2t} + \varphi_{1z}^{2} / 2 + (\lambda - \kappa^{2}/3)\varphi_{0r}^{2} \\ + \varphi_{0r}\varphi_{1r} + (\lambda - \kappa^{2}/3)\varphi_{0\theta}^{2} / 2r^{2} + \varphi_{0\theta}\varphi_{1\theta} / r^{2} \\ - (\lambda - \kappa^{2}/3)r\cos\theta\cos t \}, \quad (z = 0)$$
(42)

$$\begin{split} \Delta \overline{A} - A_{tt} &= -\kappa^2 \lambda A/6 - (\lambda - 7\kappa^2/3)AA_t \\ &+ 2(\lambda + 2\kappa^2/3)(A_r A_{rt} + A_\theta A_{\theta t}/r^2) \\ &+ \{(\lambda - \kappa^2/3)r\sin t - A_r\cos t\}\cos \theta \\ &+ A_\theta\sin \theta\cos t/r + Ar\cos \theta\cos t \\ &+ \kappa^2 (\Delta^2 \widetilde{A}/6 - \Delta \widetilde{A}_{tt}/2) + A_t \Delta A \\ &+ (\lambda - \kappa^2/3)\widetilde{A}_{tt} + 2A_{rt}\widetilde{A}_r + 2A_r\widetilde{A}_{rt} \\ &+ 2A_{\theta t}\widetilde{A}_{\theta}/r^2 + 2A_{\theta}\widetilde{A}_{\theta t}/r^2 - A\widetilde{A}_t \\ &+ A_r (A_r A_{rr} + 2A_{\theta} A_{\theta t}/r^2 - A_{\theta}^2/r^3) \\ &+ A_{\theta}^2 A_{\theta \theta}/r^4 - A(A_r^2 + A_{\theta}^2/r^2)/2 \end{split}$$
(43)

$$A_r=0, (r=\mu_{11})$$
 (44)  
上記の所論に従って,それぞれ式(35),(39),(44)の条件

の下に式(38),(42)を用いて(43)から $A(r, \theta, t), A(r, \theta, t)$ 及び $\overline{A}(r, \theta, t)$ を定めれば, $\varepsilon^{1}$ の摂動項までを採用した 場の速度ポテンシャル $\tilde{\varphi}$ と波高 $\tilde{\eta}$ は式(12),(13)及び (28),(29)から次式によって求められる.

$$\widetilde{\varphi} = R^2 \omega \varepsilon^{1/2} \left( \varphi_0 + \varepsilon^{1/2} \varphi_1 + \varepsilon \varphi_2 \right)$$
(45)

$$= R\varepsilon^{3/4} \left( \eta_0 + \varepsilon^{1/2} \eta_1 + \varepsilon \eta_2 \right)$$
(46)

ここに, $\varphi_0$ , $\varphi_1$ , $\varphi_2$ は式(33),(36),(40), $\eta_0$ , $\eta_1$ , $\eta_2$ は式(34),(38),(42)によって与えられる.

# (4) 関数 $A(r, \theta, t), \overline{A}(r, \theta, t), \overline{A}(r, \theta, t)$ について

式(37),(41),(43)の解がそれぞれ次のような式で表され ると仮定する.

$$A = \sum_{n=0}^{N} \sum_{m=1}^{M} J_{n}(\Omega_{nm}r) T_{nm}(t) \cos n\theta$$
(47)

$$\widetilde{A} = \sum_{n=0}^{N} \sum_{m=1}^{M} J_n(\Omega_{nm} r) \widetilde{T}_{nm}(t) \cos n\theta$$
(48)

$$\overline{A} = \sum_{n=0}^{N} \sum_{m=1}^{M} J_n(\Omega_{nm} r) \overline{T}_{nm}(t) \cos n\theta$$
(49)

ここに,  $T_{nm}(t), \widetilde{T}_{nm}(t), \overline{T}_{nm}(t)$  はいずれも時間に関する未知関数であり,これらの関数が求められれば,  $A, \widetilde{A}, \overline{A}$ が定められたことになる.  $J_n(\Omega_{nm}r)$ は第1種 n次のベッセル関数である.また, $\Omega_{nm}$ については

$$J'_{n}(\mu_{nm}) = 0$$
 (50)

を満たす根を $\mu_{nm}$ とすれば

 $\tilde{n}$ 

$$\Omega_{nm} = \mu_{nm} / \mu_{11} \tag{51}$$

で定義される量であり,これを用いれば内容液の(n,m) 次の固有円振動数が

$$\omega_{nm}^2 = (g/R)\Omega_{nm} \tanh \Omega_{nm} H$$
 (52)  
で与えられる.下付き添字 n,m はそれぞれ内容液に対す  
る振動形の円周まわり及び半径方向の節点の数を表して  
いる.N,M は採用する振動形の数である.

なお,式(47)~(49)は式(50)から明らかなように,いず れも式(35),(39),(44)の境界条件を満たしている.

a)  $T_{nm}$  について

式(47)を式(37)に代入する.この式がr及び θ の如何 にかかわらず成立するためには,次式が成り立つことが 必要である.

 $T_{nm} + \Omega_{nm}^2 T_{nm} = 0$ ,  $(n = 1 \sim N, m = 1 \sim M)$  (53) ここで,上付きの点・は時間tに関する微分を表す. 上式の解は

 $T_{nm} = a_{nm} \sin \Omega_{nm} t + b_{nm} \cos \Omega_{nm} t$  (54) と表されるが,  $a_{nm}$ , $b_{nm}$ については式(37)からは定める ことができず,次項の $\varepsilon^{1/2}$ における式(41)を用いること によって定められる.

b)  $\widetilde{T}_{nm}$  について

式(47),(48),(54)を式(41)に代入する .式(41)の右辺を見 れば,それはrに関するベッセル関数と*θ*に関する調和 関数及びその積から構成されていることがわかる.今, その右辺を  $J_n(\Omega_{nm}r)$  及び  $\cos n\theta$  について級数展開し た形で表わす.同式がr及び $\theta$ の如何にかかわらず成立 するためには,結局,次式が成立しなければならないこ とがわかる.

$$\widetilde{T}_{nm} + \Omega_{nm}^2 \widetilde{T} = (T_{nm} \bigcup \vec{T}_{nm} \wr \mathcal{C} \circ \mathcal{T}_{nm} \land \mathcal{C} \circ \mathcal{C$$

上式は固有円振動数として $\Omega_{nm}$ を持つので,右辺の強 制項の中に $\sin \Omega_{nm}t$ 或は $\cos \Omega_{nm}t$ を持つ項が含まれて いると,その項は永年項となる.したがって,ここで, 上式中に永年項があってはならないという条件を課すこ とにすれば,これより式(54)における右辺の係数  $a_{nm}$ , $b_{nm}$ が定められて,以下のようになる.

$$a_{11} = \beta_{110}^{(0)} / \lambda, \quad b_{11} = 0$$
 (56a)

$$a_{nm} = b_{nm} = 0, \quad (n \neq 1 \land m \neq 1)$$
 (56b)

ここで, $\beta_{nms}^{(i)}$ は $f_{ns}^{(i)}(r)$ をrの関数として,これを $J_n(\Omega_{nm}r)$ によって次式のようにベッセル級数

$$f_{ns}^{(i)}(r) = \sum_{m=1}^{M} \beta_{nms}^{(i)} J_n(\Omega_{nm}r)$$
(57)

に展開したときの係数で,次式によって求められる.

$$\beta_{nms}^{(i)} = \frac{2(\Omega_{nm}\mu_{11})^2}{\{(\Omega_{nm}\mu_{11})^2 - n^2\}\{\mu_{11}J_n(\Omega_{nm}r)\}^2}$$

$$\cdot \int_0^{\mu_{11}} r f_{ns}^{(i)}(r) J_n(\Omega_{nm}r) dr$$
(58)

式(56a)の $eta_{110}^{(0)}$ は $f_{10}^{(0)}(r)=r$ の場合である.

ここまでは,すべての振動方程式において減衰につい ては考えなかったが,実用上は減衰項を考慮する必要が ある.したがって,本論では式(56a)の*a*<sub>11</sub>に次式に示す ような減衰項を導入することにした.

$$a_{11} = \frac{\varepsilon^{1/2}}{\omega^2 / \omega_{11}^2 - 1 + \operatorname{sgn}(\omega / \omega_{11}^2 - 1) 2h_0 \omega_{11} / \omega} \beta_{110}^{(0)}$$
(59)

ここに, sgn(x) は符号関数で, x ≥ 0 のとき 1, x < 0 のとき - 1 である.また,  $h_0$  は減衰定数である.さらに,  $2h_0 \omega_{11}/\omega$ の項については,式(2)において,速度ポテン シャルに比例する減衰 $\xi \tilde{\varphi}$ を導入した場合,時間関数  $T_{nm}(t)$ に関する微分方程式における減衰係数が $\xi/\omega$ と なることを考慮して,  $\xi = 2h_0\omega_{11}$ としたものである.

以上のことから ,解 A は式(56),(54),(47)より , $\Omega_{11} = 1$ であることを考慮して ,次式のように表される .

$$A = J_1(r) a_{11} \cos \theta \sin t \tag{60}$$

次に, $\tilde{T}_{nm}$ については式(60)を用いれば式(55)から,それを求める微分方程式が以下に示すように得られる.このときにも,減衰項を導入した.

$$\tilde{\tilde{T}}_{0m} + 2h_1 \,\omega_{11} / \omega \tilde{\tilde{T}} + \Omega_{0m}^2 \tilde{T}_{0m} = -0.5 \beta_{0m0}^{(0)} a_{11}^2 \sin 2t$$

$$(n = 0, \quad m = 1, 2, \cdots, M)$$
(61)

$$\tilde{T}_{11} + \tilde{T}_{11} = 0, \quad (n = 1, m = 1)$$
 (62)

$$\ddot{\tilde{T}}_{1m} + 2h_1 \,\omega_{11} / \omega \,\dot{\tilde{T}}_{1m} + \Omega_{1m}^2 \tilde{T}_{1m} = -\beta_{1m0}^{(0)} \sin t$$

$$(n = 1, \quad m = 2, 3, \cdots, M)$$
(63)

$$\ddot{\tilde{T}}_{2m} + 2h_1 \,\omega_{11} / \omega \,\tilde{\tilde{T}}_{2m} + \Omega_{2m}^2 \tilde{T}_{2m} = -0.5 \beta_{2m0}^{(0)} a_{11}^2 \sin 2t \ (64)$$

$$(n = 2, \quad m = 1, 2, \cdots, M)$$

$$\tilde{T}_{nm} = 0, \quad (n \ge 3, \quad m = 1, 2, \cdots M)$$
 (65)

上式中,それぞれ $\beta_{0m0}^{(0)}$ , $\beta_{1m0}^{(0)}$ , $\beta_{2m0}^{(0)}$ は式(57)において  $f_{ns}^{(i)}(r)$ を次式のように置いた場合の式(58)の値である.

$$f_{00}^{(0)}(r) = \{J_1'(r)\}^2 - (0.5 - r^{-2})J_1^2(r)$$
  

$$f_{1m0}^{(0)}(r) = r$$
  

$$f_{2m0}^{(0)}(r) = \{J_1'(r)\}^2 - (0.5 + r^{-2})J_1^2(r)$$
(66)

また,記号 は当該関数の引数に関する微分を表す. さらに, $h_1$ は $\varepsilon^{1/2}$ の項における減衰定数である.

式(61),(63),(64)に対する強制振動解は

 $\tilde{T}_{nm} = \tilde{a}_{nm} \sin pt + \tilde{b}_{nm} \cos pt$ , (p = 1 or 2) (67) と書くことができる.上式で $\tilde{a}_{nm}$ , $\tilde{b}_{nm}$ の値は容易に求め ることができる.式(62)の強制振動解

$$\tilde{T}_{11} = \tilde{a}_{11}\sin t + \tilde{b}_{11}\cos t$$
(68)

の係数 $\tilde{a}_{11}$ , $\tilde{b}_{11}$ については,解Aの場合の $a_{11}$ , $b_{11}$ と同様に,次の $\varepsilon^{3/2}$ の摂動項における式(43)を用いてこれを定めることができる.

以上のことから, Â は式(67)を用いて(48)より

$$\widetilde{A} = \sum_{n=0}^{2} \sum_{m=1}^{M} J_n(\Omega_{nm}r) \widetilde{T}_{nm}(t) \cos n\theta$$
(69)

と表すことができる.

c)  $\overline{T}_{nm}$  について

式(49),(60),(69)を式(43)に代入する.その後の手順は前 項 b)の場合と全く同様にすればよい.ここでは結果のみ を記すことにする.

まず , 式(68)の $\widetilde{a}_{11}\widetilde{b}_{11}$ については

$$\widetilde{a}_{11} = \left\{ -\kappa^2 \lambda a_{11} / 6 + (\lambda - \kappa^2 / 3) \beta_{110}^{(0)} - 3a_{11}^3 \beta_{110}^{(3)} / 64 - 0.25a_{11} \sum_{s=1}^{M} (2\widetilde{a}_{0s} \beta_{11s}^{(1)} + \widetilde{a}_{2s} \beta_{11s}^{(2)}) \right\} \varepsilon^{1/2} \left\{ \omega^2 / \omega_{11}^2 \right\} (70)$$
$$-1 + \operatorname{sgn}(\omega^2 / \omega_{11}^2 - 1) 2h_1 \omega_{11} / \omega \right\}^{-1}$$

$$\widetilde{b}_{11} = -0.25a_{11} \sum_{s=1}^{M} (2\widetilde{b}_{0s}\beta_{11s}^{(1)} + \widetilde{b}_{2s}\beta_{11s}^{(2)})\varepsilon^{1/2} \\ \cdot \left\{ \omega^2 / \omega_{11}^2 - 1 + \operatorname{sgn}(\omega^2 / \omega_{11}^2 - 1) 2h_1 \omega_{11} / \omega \right\}^{-1}$$
(71)

上式においても式(59)の $a_{11}$ の場合と同様に減衰項を 導入した.また、 $\beta_{11s}^{(1)},\beta_{11s}^{(2)},\beta_{110}^{(3)}$ は式(57)において  $f_{ns}^{(i)}(r)$ を次式のように置いた場合の式(58)の値である.

$$f_{1s}^{(1)}(r) = (\Omega_{0s}^{2} - 2)J_{1}(r)J_{0}(\Omega_{0s}r) - \Omega_{0s} \{J_{0}(r) - J_{2}(r)\}J_{1}(\Omega_{0s}r)$$

$$f_{1s}^{(2)}(r) = (\Omega_{2s}^{2} - 2)J_{1}(r)J_{2}(\Omega_{2s}r) + \Omega_{2s}$$

$$\cdot \{J_{0}(r)J_{1}(\Omega_{2s}r) + J_{2}(r)J_{3}(\Omega_{2s}r)\}$$

$$f_{10}^{(3)}(r) = J_{0}(r)\{5J_{0}(r)J_{1}(r) - 6J_{1}(r)J_{2}(r)$$

$$+ 2J_{2}(r)J_{3}(r)\} + J_{2}^{2}(r)\{4J_{1}(r) - J_{3}(r)\}$$
(72)

次に, $\overline{T}_{nm}$ については,減衰項を導入して,

$$\overline{T}_{nm} + 2h_2 \,\omega_{11}/\omega \,\overline{T}_{nm} + \Omega_{nm}^2 \overline{T}_{nm} = \sum_{p=1}^{3} (P_{nm}^{(p)} \sin pt + Q_{nm}^{(p)} \cos pt), \quad (n = 1, 2, \cdots, N, m = 1, 2, \cdots, M)$$

(73)

ここに,

$$\begin{split} P_{0m}^{(1)} &= Q_{0m}^{(1)} = P_{0m}^{(3)} = Q_{0m}^{(3)} = 0, \quad (m = 1, 2, \cdots, M) \\ P_{11}^{(1)} &= Q_{11}^{(1)} = P_{11}^{(2)} = Q_{11}^{(2)} = 0 \\ P_{1m}^{(2)} &= Q_{1m}^{(2)} = 0, \quad (m = 2, 3, \cdots, M) \\ P_{2m}^{(1)} &= Q_{2m}^{(1)} = P_{2m}^{(3)} = Q_{2m}^{(3)} = 0, \quad (m = 1, 2, \cdots, M) \\ P_{3m}^{(2)} &= Q_{3m}^{(2)} = 0, \quad (m = 1, 2, \cdots, M) \\ P_{nm}^{(p)} &= Q_{nm}^{(p)} = 0, \\ (n = 4, 5, \cdots, N, \quad m = 1, 2, \cdots, M, \quad p = 1, 2, 3) \end{split}$$

上記以外の n,m,p に対する  $P_{nm}^{(p)}$ , $Q_{nm}^{(p)}$ の値は式(70),(71) の $\tilde{a}_{11}$ , $\tilde{b}_{11}$ で示したように, $a_{11}$ , $\tilde{a}_{nm}$ , $\tilde{b}_{nm}$ , $\beta_{nms}^{(i)}$ 等から成 る式で表されるが,その具体的な表示式については省略 することにする.

式(73)の強制振動解は

$$\overline{T}_{nm} = \sum_{p=1}^{3} \left( \overline{a}_{nm}^{(p)} \sin pt + \overline{b}_{nm}^{(p)} \cos pt \right),$$

$$(n = 1, 2, \cdots, N, \quad m = 1, 2, \cdots, M)$$
(75)

のように書ける.上式で, $\overline{a}_{nm}^{(p)}, \overline{b}_{nm}^{(p)}$ は $P_{nm}^{(p)}, Q_{nm}^{(p)}$ が与えられれば容易に求めることができる.

以上のことから, 解 A は式(75)を用いて(49)より

$$\overline{A} = \sum_{n=1}^{3} \sum_{m=1}^{M} J_n(\Omega_{nm} r) \overline{T}_{nm}(t) \cos n\theta$$
(76)

と表すことができる.

(5) 波高及び壁面動水圧

a) 波高について

波高は式(46)で与えられる.いま,これを水深で基準 化して表せば,

$$\widetilde{\eta}/\widetilde{H} = \left(\varepsilon^{1/2}/\kappa\right)\left(\eta_0 + \varepsilon^{1/2}\eta_1 + \varepsilon\eta_2\right) \tag{77}$$

ここに, $\eta_0$ は式(34), $\eta_1$ は式(38), $\eta_2$ は式(42)で与え られる.振動方向の壁面上における波高は上式において  $\theta = 0, r = \mu_{11}$ とすれば得られる.

b) 壁面動水圧

動水圧を $\tilde{\sigma}$ とすれば,全水圧 $\tilde{p}$ は $\tilde{p} = -\rho p \tilde{r} + \tilde{\sigma}$ 

$$= -\rho g \tilde{z} + \tilde{\sigma} \tag{78}$$

と表されるので,これを式(2)に代入し, $\tilde{\sigma}$ を求めた後, その右辺の無次元化を行えば,

$$\widetilde{\sigma} = -\rho R^2 \omega^2 \varepsilon^{1/2} \left\{ \varphi_t + 0.5 \varepsilon^{1/2} \left( \varphi_r^2 + \varphi_\theta^2 / r^2 \right) + 0.5 \varphi_z^2 - \varepsilon^{1/2} r \cos \theta \cos t \right\}$$
(79)

 $\varphi$ は式(28)で $\varphi_2$ まで採用する.同式中 $\varphi_0$ は式(33), $\varphi_1$ は式(36), $\varphi_2$ は式(40)で与えられる.

壁面動水圧を求めるには式(79)で $r = \mu_{11}$ と置けばよい.振動方向の壁面動水圧は,さらに, $\theta = 0$ とすればよい.

次に,振動方向の全壁面動水圧 P は,式(79)を用いて 次式から算出することができる.

$$\widetilde{P} = \int_{0}^{2\pi} \int_{-\widetilde{H}}^{\widetilde{\eta}} \widetilde{\sigma} \rangle_{\widetilde{r}=\widetilde{R}} \widetilde{R} \cos\theta \, d\widetilde{z} \, d\theta$$
  
$$= \mu_{11} R^2 \varepsilon^{1/4} \int_{0}^{2\pi} \int_{-\kappa}^{\sqrt{\varepsilon\eta}} \widetilde{\sigma} \rangle_{r=\mu_{11}} \cos\theta \, dz \, d\theta$$
(80)

#### 3.数値計算結果及び実験結果との比較

2 章で述べた理論に従って数値計算を行い,水深の浅 い円筒容器内容液の1次のスロッシング共振点における 波高及び壁面動水圧を算出し,これを(1)若原等の実 験結果<sup>1)</sup>及び(2)大山の実験結果<sup>2)</sup>と比較した.

数値計算において,速度ポテンシャル $\tilde{\rho}$ 及び波高 $\tilde{\eta}$ は式(45),(46)に示すように, $\varepsilon$ のオーダーの摂動項である $\varphi_2, \eta_2$ までを採用し,関数 $A, \tilde{A}, \overline{A}$ についてはそれぞれ式(60),(69),(76)を用いた.このとき,mとしては10項まで採れば十分であることを確かめたので Mの値は10とした.

理論解で用いられる無次元時間 t に対する最大次数 の調和関数は,式(73)或は(75)から sin 3t, cos 3t である. このことから,本論で採用した摂動項 ε までの解を用い たのでは,非線形性が大きくなり,現象に高次の振動数 成分が含まれるようになると,理論解はそれを忠実に再 現することは難くなるが,非線形性がそれほど大きくな い場合については,それは内容液の動的挙動をよく近似 することができると考えられる.

波高及び壁面動水圧の応答計算に必要な計算時間に ついては,1つの加振振動数 @ に対してわずかに 0.05 秒弱であり,これは有限要素法或は境界要素法を用いた 計算法に比べて,全く無視できる計算時間である.

#### (1) 若原等の実験結果との比較

若原等の行った模型振動実験において用いた円筒容器 は内径 48 cm ,高さ 30 cm ,厚さ 1 cm のアクリル製で , 内容液としては水を用い 水深は 4 cm に設定している . 従って , このときのスロッシングの固有振動数は式(21) より  $f_{11} = \omega_{11}/2\pi = 0.753$  Hz となる .

実験では、円筒容器を振動台に載せ、一方向に調和波

加振を行い,そのときの振動方向における壁面での液面 変位と全流体力(=全壁面動水圧)を計測している.加 振加速度振幅は $\tilde{a}\omega^2$ =1.6,4.8,8.0 cm/s<sup>2</sup>の3通りであ る.なお,実験は,静止状態から入力加速度一定で加振 を始め,現象が定常状態になってから計測を行っている.

数値計算結果と実験結果とを比較して図 - 2 ~ 5 に示 す. 印が実験値であり,実線が理論値である.図 - 2 は入力加速度が 1.6 cm/s<sup>2</sup>のときの全壁面動水圧の応答 曲線を,図 - 3 はその位相差の応答特性を,図 - 4 は  $\omega/\omega_{11} = 1.002$  における全壁面動水圧の時刻暦応答を, 図 - 5 は $\omega/\omega_{11} = 1.0$  における壁面波高の時刻暦応答を それぞれ示したものである.

実験値はすべて参考文献1)に公表されている図面か らその値を読み取ったものである.

数値計算においては水の密度 $\rho$ は 1000 kg/m<sup>3</sup>とした. 減衰定数としては $h_0 = 0.015, h_1 = 0.03, h_2 = 0.025$ を採用した.

ここで,減衰定数について簡単に述べる.若原等1) が行ったブジネスク方程式を用いた解析と大山2)が行っ た境界要素法を用いた解析においては、いずれもその基 礎方程式中に, *と*を減衰定数として速度ポテンシャルに 比例する減衰項 $\xi \tilde{\rho}$ を考慮している.前述のように,本 論において,式(2)に示す圧力方程式中に減衰項 $\xi \tilde{\rho}$ を考 慮した場合には,時間T<sub>nm</sub>(t)に関する2階の微分方程式 中に $(\xi/\omega)T_{nm}$ の形の項が加わることになる.したがっ て,  $\xi = 2h\omega_{11}$ と置けば,式(59)に示すように, h は無次 元量となり,これを減衰定数に相当するものと見做して もよいことになる .  $\xi$  については , 若原等及び大山はい ずれも基本的にはMilesによる式を使ってその値を求め ていると言ってよい.本論においてもこれに従うことに すると,その値は $\xi = 0.087 s^{-1}$ となる.したがって,h の値として 0.01 が得られる.数値計算で採用した h<sub>0</sub> = 0.015 については,上記のことから,0.01 を目安に して実験によく一致する値として選んだ数値である.h<sub>1</sub> について A の項における固有円振動数  $\omega_{01} (\cong 2\omega_{11})$  の振 動,すなわち,式(61)でm=1の場合が卓越することから, *h*<sub>1</sub>を*h*<sub>0</sub>の2倍とした.*h*<sub>2</sub>については,Aの項における 固有円振動数  $\omega_{12} (\cong 3\omega_{11})$ の振動を中心にして種々試算 を行った結果, A の項は主として非線形性の大きさに深 く関係する項であると考えてもよさそうである. すなわ ち,非線形性が小さいときにはh,を大きく,非線形性が 大きくなるに従って h2を小さくとるようにすればよい.  $\tilde{a}\omega^2$  =1.6 cm/s<sup>2</sup>の場合は非線形性が比較的小さいので h<sub>2</sub>として 0.025 を採用した.

このように減衰定数 h がすべて等しく一定値をとらない理由としては,次のようなことが考えられる.

(1) 厳密に減衰項 $\xi \widetilde{\varphi}$ を取り扱った場合, $T_{nm}(t)$ に





図 - 4 全壁面動水圧の時刻暦応答( / 11=1.002)

関する振動方程式の右辺には減衰係数として $\xi/\omega$ を有する項がいくつか存在し、この項が $T_{nm}$ に対してプラスに効いたりマイナスに効いたりするため、この効果をすべてのhを一定値にとることによっては表現できないこ

と.

(2) 採用した摂動項が少ないため,省略した他の摂 動項の影響をすべてのhを一定値とすることによっては 表現できないこと.

なお,本論で減衰項として  $\xi \tilde{\rho}$  を用いなかったのは, この項を導入した場合,理論式の項数が多くなり,従っ てその取扱いが煩雑すぎること及び数値計算の結果,採 用する摂動項が少ない場合,実験結果との差が本論の場 合に比べて大きかったことによる.

図 - 2の全壁面動水圧の応答曲線について見ると,理 論値と実験値とは,後者が $\omega/\omega_{11} = 1.04$ 付近に第2のピ ークを持っていることを除けば,両者は比較体よく一致 しているといえよう.この第2のピークについて大山<sup>2)</sup> は,主共振振動数( $\omega_{11}$ )付近では,波の非線形性により 引き起こされた高調波共振現象が高次振動数成分 ( $\omega_{01} \cong 2\omega_{11}$ )を励起したために生じたのではないかと云 う考えを述べている.実際,本論の摂動法を用いた解析 においても,式(61)から明らかなように,主共振振動数 付近( $\omega \cong \omega_{11}$ )では加振振動数の2倍の振動数を持つ強 制項 sin 2t が生じており,固有円振動数 $\omega_{01}$ の振 $\widetilde{T}_{01}(t)$ が励起されることが示されている.

図-3の位相差についても,図-2の第2のピーク付 近を除いては理論値と実験値とは比較的よく一致してい るといえよう.なお,位相差としては,各の/の11におい て全壁面動水圧のピーク値と入力加速度のピーク値との 間の時間差を用いて算出した.

図 - 4 及び図 - 5 に示す全壁面動水圧と壁面波高の時 刻暦応答については,理論値と実験値とはよく一致して いるといえる.ただ,応答曲線のピーク付近において両 者の間にわずかな差が生じているが,これはやはり採用 した摂動項の項数が少ないのがその原因であろうと考え られる.

次に,入力加速度が4.8 cm/s<sup>2</sup>の場合の結果については, ここでは示していないが,この場合は,現象の非線形性 が大きくなるため,前述の1.6 cm/s<sup>2</sup>のときほど理論値と 実験値はよく一致しているとは云い難いが,それでも応 答曲線の主要な傾向については,理論値は実験値をよく フォローしていると云っても差し支えなかろう.

# (2) 大山の実験結果との比較

大山の行った模型振動実験において用いた円筒容器は 内径 50 cm,高さ 25 cm,厚さ 0.5 cmのアクリル製で, 内容液としては水を用い,水深は 2.5 cmに設定している. したがって,このときのスロッシングの固有振動数は fu= 0.577 Hzとなる.

実験では,円筒容器を振動台上に載せ,一方向に調和 波加振を行い,そのときの振動方向における壁面での液



面変位と全流体力を計測している.加振変位振幅は 0.5,0.75,1.0 mm の3通りである.実験は入力変位振幅 一定で,静止状態から加振を行い,現象が定常状態にな ってから計測が行われている.また,大山は内容液にス ワーリング(回転運動)が発生しないように,円筒容器 の振動方向中央面にアクリル板(隔壁)を設置した場合 についても実験を行っている.



図 - 6 全壁面動水圧の応答曲線 (a =0.5 mm)

数値計算と実験結果とを比較して図 - 6 ~ 9に示す. 印が隔壁のない場合, 印が隔壁のある場合の実験値 であり,実線が理論値である.図 - 6と図 - 7はそれぞ れ入力振幅 $\tilde{a}$ が0.5と0.75 mmの場合の全壁面動水圧の 応答曲線を,図 - 8は $\tilde{a}$  = 0.75 mmのときの $\omega/\omega_{11}$  = 0.999 における全壁面動水圧の時刻暦応答を,図 - 9は  $\tilde{a}$  = 0.75 mmのときの $\omega/\omega_{11}$  =1.0 における壁面波高の 時刻暦応答を示したものである.実験値はすべて参考文 献2)に公表されている図面からその値を読み取った. 数値計算においては水の密度 $\rho$ は1000 kg/m<sup>3</sup>とした. 減衰定数としてはいずれの場合についても $h_0$ =0.014,  $h_1$ =0.028 であるが, $h_2$ については $\tilde{a}$  =0.5 mmの場合は 非線形性が小さいことを考慮して $h_2$ =0.025 を, $\tilde{a}$ =0.75 mm の場合はその非線形性が大きくなるので ,  $h_2$ =0.015 を採用した .

図 - 6 及び 7 の全壁面動水圧応答曲線について見ると, 理論値と実験値とはそれぞれ $\omega/\omega_{11}$ =1.04 及び 1.05 付 近に第 2 のピークを持っていることを除けば両者は比較 的良く一致しているといえよう.特に,隔壁のある場合 すなわちスワーリングを生じさせないようにした場合の 方が両者はよりよく一致していることが分かる.

それぞれ図 - 8 及び9 に示す全壁面動水圧及び壁面波 高の時刻暦応答について見れば,理論曲線は実験値にお けるその基本的な時刻暦の変化の形を比較的よく表現し ていると云えるが,詳細に見ると,実験値の極大・極小 付近における高次振動に基づく時間変化については,理 論値はそれを忠実に表現しているとは云い難い.その理 由としては,本論では解析における摂動項は3項までし か採用しなかったため,理論値における時間変化を表す 調和振動の引数の最大次数が3,すなわち,sin 3t 或は cos 3t であることから,高次振動を含む現象を変化の曲 率が大きな部分についてまで忠実に表現することが困難 であったものと考えられる.

スロッシング現象の非線形性の大きさの目安として, 水深に対する波高の比 $\tilde{\eta}/\tilde{H}$ を用いるとすれば,若原等 の実験においては $\tilde{a}\omega^2 = 1.6cm/s^2$ の場合, $\tilde{\eta}/\tilde{H} = 0.24$ , 4.8 cm/s<sup>2</sup>のとき 0.59,大山の実験においては $\tilde{a} = 0.75$ mmの場合 $\tilde{\eta}/\tilde{H} = 0.31$ であることから判断して,本論に おける摂動解は波高が $\tilde{\eta}/\tilde{H} \le 0.3$ であるような非線形 スロッシング現象に適用して有用であるといってもよい であろう.

## 4.おわりに

本論では摂動法を用いて調和水平加振を受ける水深の 浅い円筒容器内容液の1次のスロッシング現象を明らか にするための解析理論を導き,数値計算を行って,得ら れた結果を既に公表された実験結果と比較し,理論式の 適用性について検討を加えた.得られた結果は,次の通 りである.

(1) 水深の浅い円筒容器内容液の1次のスロッシン グ現象の非線形性の大きさを水深に対する壁面波高 の比で表した場合,本論で示した3項までの摂動項 を考慮した理論においては,第2のピークを無視し たとき,その比の値が0.3以下であれば,その内容液 の動水圧及び波高応答を求めるのに用いて有用であ る.

採用する摂動項の項数を増せば,より大きな非線 形現象を取り扱うことができるようになることが期



図 - 7 全壁面動水圧の応答曲線(a = 0.75 mm)



図 - 8 全壁面動水圧の時刻暦応答 ( / <sub>11</sub>=0.999)



図 - 9 壁面波高の時刻暦応答 ( / 11=1.0)

待できると考えられる.

(2) 全壁面動水圧の振動数特性については,理論値 と実験値とはよく一致しているといえる.ただ,実 験値においては1次のスロッシングの共振点より僅 かに高い振動数付近に第2のピークが生じているが, 理論値ではこのようなピークは見られない.その原 因は理論値において採用した摂動項の項数が少なく, したがって,高次振動数成分が表現できないためで あろうと考えられる.

(3) 全壁面動水圧及び壁面波高の時刻暦応答については、いずれの場合も非線形性が小さいとき(図-4、5参照)には、理論値と実験値とはよく一致しているといえる、非線形性が大きくなる(図-8、9参照)と、いずれの場合についても理論値は、時刻暦応答の極大・極小点付近において生じている曲率の大きな変化を忠実に表現しているとはいえないが、時刻暦応答の基本的な変化の傾向については、理論値は実験値をよくフォローしているといってもよい.

## 参考文献

- 1) 若原敏裕,藤野陽三,野村卓史: Boussinesq方程式を用いた円筒形同調液体ダンパーの非線形スロッシング解析,土 木学会論文集,No.549/ -37,pp.125-140,1996.10.
- 2) 大山巧:円筒容器内の非線形スロッシング現象の解析,土

木学会論文集, No.417/ -13, pp.255-264, 1990.5.

- Welt, F. and Modi, V. J. : Vibration damping through liquid sloshing, part 1, a nonlinear analysis, Journal of vibration and acoustics, Vol. 114, pp.10-23, 1922.1.
- 4) 大森博司,松井徹哉,日比野浩:液体貯槽における有限振 幅液面動揺に関する研究,(その1)基礎方程式の誘導とその円筒形貯槽への適用,日本建築学会構造系論文報告集, 第 375 号, pp.65-72, 1987.5.
- 5) 大森博司,松井徹哉,日比野浩,加藤啓一:液体貯槽にお ける有限振幅液面動揺に関する研究,(その2)円筒形模型 貯槽の定常加振実験,日本建築学会構造系論文報告集,第 380号,pp.67-75,1987.10.
- Ockendon. H., Ockendon. J. R. and Johnson. A. D. : Resonant sloshing in shallow water, J. Fluid Mech. Vol. 167, pp.465-479, 1986.

(2006年9月11日受付)