

# 波浪中浮体流体动力系数的数值计算\*

李德筠 沈国光  
(天津大学)

**提要** 本文提出了水鼓在波浪中运动的一个初步数学模型。该模型是基于源汇分布的有限边界元法和使用了 Green 函数的级数表达式。所得结果与文献的结论十分吻合。

随着海洋工程的蓬勃发展,提出了愈来愈多的各种形式浮体在波浪中的运动问题。作为流体力学的一个课题,当用有限边界元求解时,必须依据表达式相当复杂的振荡点源 Green 函数。本文是为解决水鼓在波浪中的动力响应问题而进行的研讨与计算,可为浮体设计提供参数。

## 一、问题的基本提法

在线化的微幅波假定下,对零航速自由浮体在波浪中受激运动的流场速度势作如下分解。

$$\begin{aligned} \Phi(x, y, z, t) &= \Phi_w + \Phi_d + \Phi_r \\ &= R_c \{ \phi(x, y, z) \cdot e^{-i\omega t} \} \\ &= R_c \left\{ \sum_{j=1}^6 \xi_j \phi_j + A(\phi_0 + \phi_7) \cdot e^{-i\omega t} \right\} \end{aligned} \quad (1)$$

式中,  $\Phi_w, \Phi_d, \Phi_r$  分别为入射波势、绕射势、幅射势。 $A$  为入射波幅;  $\xi_j (j = 1, 2, \dots, 6)$  为对应自由度上的振荡幅值。

选用的坐标系如图 1 所示。

各组元成分的速度势应满足以下条件。

$$[L] \quad \nabla^2 \phi_j = 0, \quad j = 0, 1, 2, \dots, 7 \quad (2)$$

$$[F] \quad \begin{aligned} \phi_{jz} - \nu \phi_j &= 0, \quad j = 0, 1, 2, \dots, 7, \\ z = 0, \quad \nu &= \frac{\omega^2}{g} \end{aligned} \quad (3)$$

$$[B] \quad \left. \begin{aligned} \frac{\partial \phi_j}{\partial n} \Big|_{s_0} &= -i\omega n_j, \quad j = 1, 2, \dots, 6, \\ \frac{\partial(\phi_0 + \phi_7)}{\partial n} \Big|_{s_0} &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (4)$$

物面  $S_0$

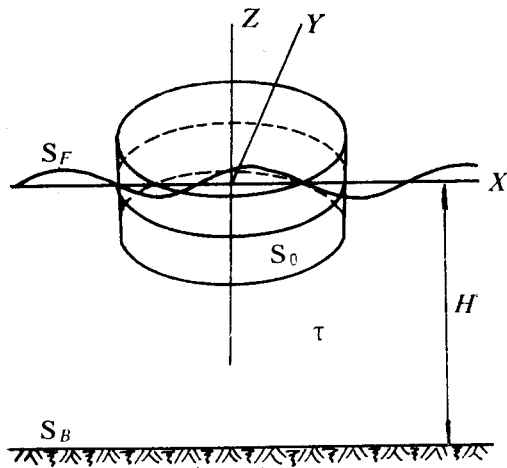


图 1 坐标系  
Fig. 1 Frame of reference

\* 本文承陶建华教授的具体帮助和赵子丹教授的精心指点,在此一并致谢。

$$[H] \left. \frac{\partial \phi_j}{\partial n} \right|_{z=-H} = 0, \quad j = 0, 1, 2, \dots, 7, \quad H \text{ 为水深} \quad (5)$$

$$[R] \lim_{R \rightarrow \infty} \sqrt{R} \left( \frac{\partial \phi_j}{\partial R} - i\nu \phi_j \right) = 0, \quad j = 1, 2, \dots, 7, \quad R = \sqrt{x^2 + y^2} \quad (6)$$

若取单位振幅的辐射势, 则表达式为:

$$\phi_j(x, y, z) = -i\omega \phi^{(j)}(x, y, z), \quad j = 1, 2, \dots, 6 \quad (7)$$

$$\phi^{(j)} = \phi_1^{(j)} + i\phi_2^{(j)} \quad (8)$$

对某一辐射模式, 当取振荡运动表达式为:

$$x_j = R_e\{\xi_j \cdot e^{-i\omega t}\} = \xi_j \cdot \cos \omega t;$$

$$\dot{x}_j = R_e\{-i\omega \xi_j \cdot e^{-i\omega t}\} = -\omega \xi_j \cdot \sin \omega t$$

$$\Phi_r = R_e\{\xi_j \phi_j e^{-i\omega t}\}$$

$$= R_e\{-i\omega \xi_j (\phi_1^{(j)} + i\phi_2^{(j)}) \cdot e^{-i\omega t}\}$$

$$= R_e\{(\dot{x}_j - i\omega x_j)(\phi_1^{(j)} + i\phi_2^{(j)})\}$$

$$= \dot{x}_j \phi_1^{(j)} + \omega x_j \phi_2^{(j)} \quad (9)$$

依据 Green 第二公式, 当考虑  $P$  点在流场内部时, 则:

$$\phi^{(j)}(P) = -4\pi \int_{S_0+S_F+S_R+S_B} (\phi^{(j)}(Q) \frac{\partial G(P, Q)}{\partial n} - G(P, Q) \frac{\partial \phi^{(j)}(Q)}{\partial n}) ds \quad (10)$$

式中,  $\mathbf{n}$  为流场外法向单位矢量;  $\phi^{(j)}(P)$  为流场中任意点的辐射势;  $G(P, Q)$  为单位强度振荡点源的 Green 函数, 它满足 Laplace 方程和除物面以外的边界条件。

由问题的边界条件得知, 其中对积分有贡献的唯有物面  $S_0$ 。

若在物体内部虚构一个流场, 设  $\phi^{(j)}(P)$  为内场解。

当选择在物面上  $\phi^{(j)} = \psi^{(j)}$ , 称  $\frac{\partial \phi^{(j)}}{\partial n} - \frac{\partial \psi^{(j)}}{\partial n} = \sigma(Q)$  为点源强度的分布函数时, 最后可得:

$$\phi^{(j)}(P) = \frac{1}{4\pi} \int_{S_0} \sigma(Q) \cdot G(P, Q) \cdot ds \quad (11)$$

无论  $P$  点在流场内部还是外部或物面边界上, 流场辐射势  $\phi^{(j)}(P)$  则由替代物面存在的点源强度的分布函数  $\sigma(Q)$  所决定。

## 二、Green 函数和面元诱速的计算

单位强度振荡点源 Green 函数的级数表达式为:

$$G = W \cdot chk \cdot (\zeta + H) \cdot chk \cdot (z + H) [Y_0(kr) - iJ_0(kr)] \\ + 4 \sum_{m=2}^M W_k \cos(\mu_k(z + H)) \cos(\mu_k(\zeta + H)) k_0(\mu_k r) \quad (12)$$

式中,

$$r = \sqrt{(x - \xi)^2 + (y - \eta)^2}; \quad W = \frac{2\pi(\nu^2 - k^2)}{k^2 H - \nu^2 H + \nu}$$

$$W_k = \frac{\mu_k^2 + \nu^2}{(\mu_k^2 + \nu^2)H - \nu}; \quad \nu = \frac{\omega^2}{g} = kh(kH)$$

$J_0, Y_0, K_0$  分别为零阶第一类、第二类和修正的第二类 Bessel 函数。

$\mu_k$  是方程  $\mu_k \operatorname{tg}(\mu_k H) + \nu = 0$  的根。注意到  $\mu_k$  为多值且逐个单调递增, 有:

$$\left(K - \frac{1}{2}\right)\pi < \mu_k H < K\pi$$

而  $K_0$  是单调递减函数,  $K_0(5) = 0.0038$ 。如果  $\mu_k H = \frac{5}{r} H < KH$ , 并以  $M = \left[1.5 + \frac{5H}{\pi r}\right]$  ( $[]$ 表示取整), 当  $K < M$  后,  $K_0(\mu_k r) < 0.0038$  无疑。现就以此  $M$  作为级数项数的截取标准。

利用物面条件, 可以得出确定点源强度  $\sigma(Q)$  的积分方程:

$$\frac{\partial \phi^{(j)}(P)}{\partial n} = V_n = \frac{1}{4\pi} \int_{S_0} \sigma(Q) \cdot \frac{\partial G(P, Q)}{\partial n} \cdot ds \quad (13)$$

现将在  $S_0$  上的积分分解为两部分:  $S_0 = \delta S + (S_0 - \delta S)$ , 其中  $\delta S$  为包括过  $P$  点在  $S_0$  上的垂足  $P_0$  点的一小面积, 当  $P$  点趋向于  $P_0$  点时, 在  $\delta S$  上的源汇所诱导的法向速度为:

$$V_n = \frac{1}{2} \sigma(Q) = \frac{1}{4\pi} \int_{\delta S} \sigma(Q) \frac{\partial G}{\partial n} \cdot ds$$

于是得到确定  $\sigma(Q)$  的积分方程为:

$$\frac{\partial \phi^{(j)}(P_0)}{\partial n} = n_j = \frac{1}{2} \sigma(Q) + \frac{1}{4\pi} \int_{S_0 - \delta S} \sigma(Q) \cdot \frac{\partial G(P_0, Q)}{\partial n} \cdot ds \quad (14)$$

经离散化后, 化为代数方程:

$$\sigma_i^{(j)} + \sum_{k=1}^N \alpha_{ik} \sigma_k^{(j)} = 2n_{ji} \quad i = 1, 2, \dots, N \quad (15)$$

$$\alpha_{ik} = \frac{1}{2\pi} \int_{\Delta S_k} \frac{\partial G}{\partial n} ds = \frac{1}{2\pi} \int_{\Delta S_k} \left( \frac{\partial G}{\partial x} n_1 + \frac{\partial G}{\partial y} n_2 + \frac{\partial G}{\partial z} n_3 \right) ds$$

解得  $\sigma_i^{(j)}$  代入 (11) 式, 流场辐射势的离散形式为

$$\phi_j^{(j)}(P) = \sum_{k=1}^N \frac{\sigma_k^{(j)}}{4\pi} \int_{\Delta S_k} G(P, Q) \cdot ds \quad (16)$$

而

$$\bar{V} = \begin{Bmatrix} \phi_x \\ \phi_y \\ \phi_z \end{Bmatrix} = \frac{1}{4\pi} \int_{S_0} \sigma(Q) \begin{pmatrix} \frac{\partial}{\partial x} \\ \frac{\partial}{\partial y} \\ \frac{\partial}{\partial z} \end{pmatrix} G \cdot ds = \sum_{k=1}^N \frac{\sigma_k}{4\pi} \int_{\Delta S_k} \begin{pmatrix} \frac{\partial G}{\partial x} \\ \frac{\partial G}{\partial y} \\ \frac{\partial G}{\partial z} \end{pmatrix} ds \quad (17)$$

在边界元计算中采用局部坐标系, 它与总体坐标系的关系为:

$$\begin{pmatrix} xx \\ yy \\ zz \end{pmatrix}_{\text{局部}} = \begin{pmatrix} e_{11} & e_{12} & e_{13} \\ e_{21} & e_{22} & e_{23} \\ e_{31} & e_{32} & e_{33} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x - x_0 \\ y - y_0 \\ z - z_0 \end{pmatrix}_{\text{总体}} \quad (18)$$

前述  $G$  的表达式是在总体坐标系中给出的, 现要在局部坐标系中进行计算:

$$\begin{aligned} \frac{\partial G}{\partial xx} &= Wch\kappa(\zeta + H) \{ sh\kappa(z + H) \kappa e_{13} [Y_0 - iJ_0] \\ &+ ch\kappa(z + H) (\dot{Y}_0 - i\dot{J}_0) \frac{\kappa}{r} ((x - \xi)e_{11} + (Y - \eta)e_{12}) \} \\ &+ 4 \sum_{m=2}^M W_k \cos(\mu_k(\zeta + H)) (-\sin(\mu_k(z + H))) \mu_k e_{13} K_0 \end{aligned}$$

$$+ \cos(\mu_k(z+H)) \dot{K} \frac{\mu_k}{r} ((x-\xi)e_{11} + (y-\eta)e_{12}) \quad (19)$$

至于  $\frac{\partial G}{\partial yy}$  及  $\frac{\partial G}{\partial zz}$ , 其表达式只是在  $e_{ij}$  系数上有异, 在程序中引用了  $D_1, D_2, D_3$ , 它们对应于  $\frac{\partial G}{\partial xx}, \frac{\partial G}{\partial yy}, \frac{\partial G}{\partial zz}$  中的  $e_{ij}$ , 如表中所示。

	$D_1$	$D_2$	$D_3$
$\frac{\partial G}{\partial xx}$	$e_{13}$	$e_{11}$	$e_{12}$
$\frac{\partial G}{\partial yy}$	$e_{23}$	$e_{21}$	$e_{22}$
$\frac{\partial G}{\partial zz}$	$e_{33}$	$e_{31}$	$e_{32}$

无论计算  $G$  还是计算诱速  $G_{xx}, G_{yy}, G_{zz}$  都需在每个面元上进行, 通常采用高斯积分。

Bessel 函数是以表的形式先行输入计算机, 利用 Lagrange 插值方法, 可以同时给出其函数值与导数值。

当对面元自身  $I=J$  计算时,  $Y_0, K_0$  出现奇性, 但它们在  $r=0$  的奇性都是积分可去的, 采用适当技巧, 可以顺利克服。

### 三、附连质量系数及阻尼系数

流体动力为:

$$f_{ij} = -\rho \int_{s_0} \phi_j \frac{\partial \phi_i}{\partial n} ds = \omega^2 a_{ij} + i\omega b_{ij} \quad (20)$$

现在  $\phi_i = -i\omega \phi^{(i)}; \frac{\partial \phi^{(i)}}{\partial n} \Big|_{s_0} = n_i$

则有

$$\begin{aligned} f_{ij} &= -\rho \int_{s_0} (-i\omega) \cdot \phi^{(i)} \cdot (-i\omega) n_i \cdot ds \\ &= \rho \int_{s_0} n_i \omega^2 \phi^{(i)} \cdot ds \end{aligned}$$

其中

$$\phi^{(i)} = \phi_1^{(i)} + i\phi_2^{(i)}$$

则附连质量系数:

$$a_{ij} = \rho \int_{s_0} n_i R_0 \phi^{(i)} ds = \rho \sum_{k=1}^N n_i \int_{\Delta S_k} \phi_1^{(i)} ds \quad (21)$$

阻尼系数:

$$b_{ij} = \rho \int_{s_0} n_i \omega \cdot I_m \phi^{(i)} ds = \rho \omega \sum_{k=1}^N n_i \int_{\Delta S_k} \phi_2^{(i)} ds \quad (22)$$

无量纲化后:

$$\left. \begin{aligned} \bar{a}_{ij} &= \frac{a_{ij}}{\rho a^k} \quad k=3; i, j=1, 2, 3 \\ \bar{b}_{ij} &= \frac{b_{ij}}{\rho \omega a^k} \quad k=5; i, j=4, 5, 6 \end{aligned} \right\} \quad (23)$$

### 四、力和响应的计算

物面压强为:

$$p = -\rho \left( \frac{\partial \Phi}{\partial t} + gz \right)$$

$$= -\rho R_c \left\{ \left( \sum_{j=1}^6 \xi_j \phi_j + A(\phi_0 + \phi_7) \right) \cdot (-i\omega) \cdot e^{-i\omega t} \right\} - \rho g z \quad (24)$$

流体静恢复力为:

$$F_i = (\rho V - m)g\delta_{i3} + (mY_G - \rho V Y_B)g\delta_{i4} \\ - (mX_G - \rho V X_B)g\delta_{i5} - \sum_{j=1}^6 C_{ij}\xi_j \quad (25)$$

下标  $B, G$  分别表示浮心和重心;  $C_{ij}$  为静恢复力系数;  $\delta_{ij}$  为 Kroenecker 函数。单纯纵荡时,  $F_1 = -C_{11}\xi_1 = 0$ ;  $C_{11} = 0$ 。单纯升沉时,  $F_3 = (\rho V - m)g - C_{33}\xi_3$ ;  $C_{33} = \rho g s_0$

阻尼和附加惯性力:

$$F_i = -\sum_{j=1}^6 (a_{ij}\dot{U}_j + b_{ij}U_j) \quad (26)$$

波浪力:

$$F_{exi} = R_c \{ A e^{-i\omega t} X_i \} \quad (27)$$

$$X_i = -\rho \int_{s_0} (\phi_0 + \phi_7) \frac{\partial \phi_i}{\partial n} ds \\ = -\rho \int_{s_0} \phi_0 \frac{\partial \phi_i}{\partial n} ds - \rho \int_{s_0} \phi_7 \frac{\partial \phi_i}{\partial n} ds \\ = X_{iFk} + X_{iWR} \quad (28)$$

$F_{Fk}$  和  $F_{WR}$  分别为 Froude Krylov 力和绕射力。式中,

$$X_{iFk} = -\rho \sum_{k=1}^N \phi_0(P_k) \cdot (-i\omega)n_i(P_k) \cdot \Delta S_k \quad (29)$$

$$X_{iWR} = -\rho \int_{s_0} \phi_7 \frac{\partial \phi_i}{\partial n} ds = -\rho \int_{s_0} \phi_i \frac{\partial \phi_7}{\partial n} ds = \rho \int_{s_0} \phi_i \frac{\partial \phi_0}{\partial n} ds \\ = \rho \sum_{k=1}^N (-i\omega)\phi_i^{(j)} \frac{\partial \phi_0}{\partial n} \cdot \Delta S_k \\ = \rho \sum_{k=1}^N (-i\omega)(\phi_1^{(j)} + i\phi_2^{(j)}) \left( \frac{\partial \phi_0}{\partial x} n_x + \frac{\partial \phi_0}{\partial z} n_z \right) \Delta S_k \quad (30)$$

由此当辐射势  $\phi^{(j)}$  一经求出,波浪力  $F_{exi}$  即可求出。

已知入射波  $\phi_0 = -i \frac{g}{\omega} \frac{ch\kappa(H+z)}{ch\kappa H} \cdot e^{i\kappa x}$ , 则

$$\left\{ \begin{aligned} F_{iFk} &= \frac{\rho g A}{ch\kappa H} \sum_{k=1}^N ch\kappa(H+z)n_i \cdot \Delta S_k \cdot \cos(\kappa x - \omega t) \\ F_{iWR} &= R_c \left\{ -i\omega\rho \sum_{k=1}^N (\phi_1^{(i)} + i\phi_2^{(i)}) \left[ -i \frac{gA}{ch\kappa H} (i\kappa ch\kappa(H+z) \cdot e^{i\kappa x} \cdot n_x \right. \right. \\ &\quad \left. \left. + \kappa sh\kappa(H+z) \cdot e^{i\kappa x} \cdot n_z) \right] \cdot e^{-i\omega t} \cdot \Delta S_k \right\} \\ &= -\kappa \frac{\rho g A}{ch\kappa H} \sum_{k=1}^N [\phi_1^{(i)} \cdot sh\kappa(H+z)n_z - \phi_2^{(i)} ch\kappa(H+z)n_x] \\ &\quad \cdot \cos(\kappa x - \omega t) - (\phi_1^{(i)} \cdot ch\kappa(H+z)n_x + \phi_2^{(i)} sh\kappa(H+z)n_z) \\ &\quad \cdot \sin(\kappa x - \omega t) \cdot \Delta S_k \end{aligned} \right. \quad (31)$$

$$\left. \begin{aligned} &= -\kappa \frac{\rho g A}{ch\kappa H} \sum_{k=1}^N [\phi_1^{(i)} \cdot sh\kappa(H+z)n_z - \phi_2^{(i)} ch\kappa(H+z)n_x] \\ &\quad \cdot \cos(\kappa x - \omega t) - (\phi_1^{(i)} \cdot ch\kappa(H+z)n_x + \phi_2^{(i)} sh\kappa(H+z)n_z) \\ &\quad \cdot \sin(\kappa x - \omega t) \cdot \Delta S_k \end{aligned} \right. \quad (32)$$

从式中可见, Froude Krylov 力与入射波不发生相位差, 而绕射力与入射波则会出现相位差。

定义无量纲波浪力系数

$$\begin{cases} C_j = \frac{F_{cxi}}{\rho g a^2 A} \cdot e^{i\delta_j} & j = 1, 2, 3 \\ C_j = \frac{F_{cxi}}{\rho g a^3 A} \cdot e^{i\delta_j} & j = 4, 5, 6 \end{cases} \quad (33)$$

$$\begin{cases} C_j = \frac{F_{cxi}}{\rho g a^2 A} \cdot e^{i\delta_j} & j = 1, 2, 3 \\ C_j = \frac{F_{cxi}}{\rho g a^3 A} \cdot e^{i\delta_j} & j = 4, 5, 6 \end{cases} \quad (34)$$

式中,  $a$  为物体尺度;  $\delta_j$  为力相对于入射波峰的飘角。

由运动方程

$$\sum_{j=1}^6 \xi_j [-\omega^2(M_{ij} + a_{ij}) - i\omega b_{ij} + C_{ij}] = AX_i \quad (35)$$

可得响应:

$$\xi_j = A \cdot \sum_{i=1}^6 [C_{ij}]^{-1} X_i \quad (36)$$

传递系数为:

$$Z_j = \frac{\xi_j}{A} \quad (37)$$

对于升沉运动:

$$Z_3 = \frac{X_3}{C_{33}} = \frac{X_3}{-\omega^2(a_{33} + M) - i\omega b_{33} + C_{33}} \quad (38)$$

对于纵荡运动:

$$Z_1 = \frac{X_1}{C_{11}} = \frac{X_1}{-\omega^2(a_{11} + M) - i\omega b_{11}} \quad (39)$$

对于纵摇运动:

$$Z_5 = \frac{x_5}{C_{55}} = \frac{x_5}{-\omega^2(I_{55} + a_{55}) - i\omega b_{55} + C_{55}} \quad (40)$$

可见响应  $\xi_j$  与波浪力之间亦存在相位差  $\varepsilon_j$ , 如果以  $\beta_j$  表示响应  $\xi_j$  与入射波峰之相位差, 则

$$\beta_j = \delta_j + \varepsilon_j \quad (41)$$

## 五、计算实例与讨论

首先, 在不同波长和水深情况下, 对半径为  $a = 3\text{m}$  的半球体进行计算, 然后对半径为  $a = 3\text{m}$  淹没高度为  $1.5\text{m}$  的柱形水鼓进行计算。

图 2、图 3 分别给出了  $1/4$  球表面、 $1/4$  水鼓表面板块划分示意图。

图 4、图 5 分别绘出了半球和水面下水鼓部分的无量纲附连质量系数  $\bar{a}$  或阻尼系数  $\bar{b}$  与参数  $\bar{\omega} = \frac{\omega^2 a}{g}$  的关系曲线。图上的标记点是文献 [4] 的对应值。结果表明, 在所计算的参数范围内其结果与已有结果是吻合的。当波长  $\lambda$  变小, 则参数  $\bar{\omega}$  变大时差异增大, 这是由于板块个数相对小波长已不足以精确描述流场特性所致。

一个有趣的结果是当水鼓纵摇时,  $\bar{a}_{55}$  是单位角速度  $\dot{X}_5 = \omega_y$  所对应的量, 它不随  $\bar{\omega}$  变化,  $\bar{b}_{ij}$  与兴波的能量向外辐射相关, 当水鼓作升沉运动时, 其兴波作用明显, 故  $\bar{b}_{33}$  较大, 且随  $\bar{\omega}$  变小而减小; 但当水鼓纵摇时, 在理想流体的假定下, 水鼓的纵摇运动只影响近场, 并且相对于波传播

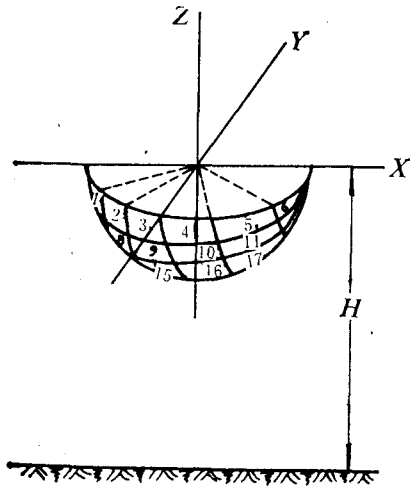


图2 球 1/4 表面板块分割

Fig. 2 Division immersed surface of sphere into panels

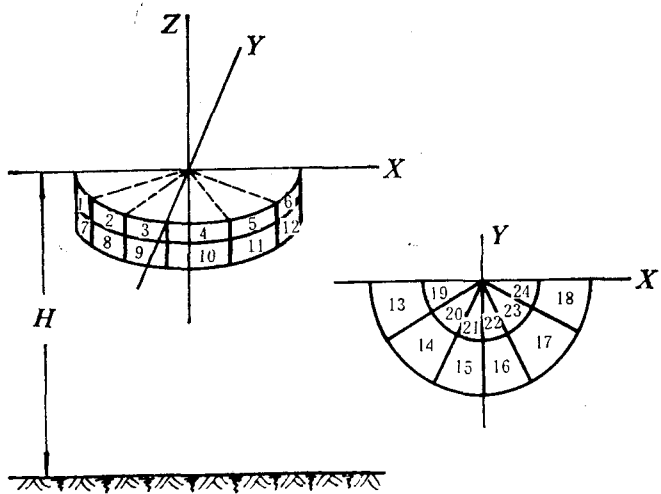


图3 水鼓 1/4 表面板块分割

Fig. 3 Division immersed surface of buoyant drum into panels

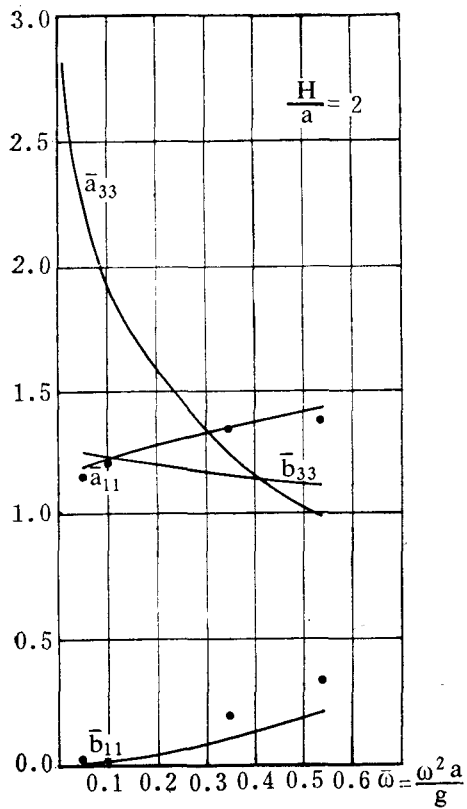


图4 球  $\bar{\omega} - \bar{a}_{ij}$ ,  $\bar{\omega} - \bar{b}_{ij}$  曲线

Fig. 4 Relationships between  $\bar{\omega}$  and  $\bar{a}_{ij}$  or between  $\bar{\omega}$  and  $\bar{b}_{ij}$  for sphere

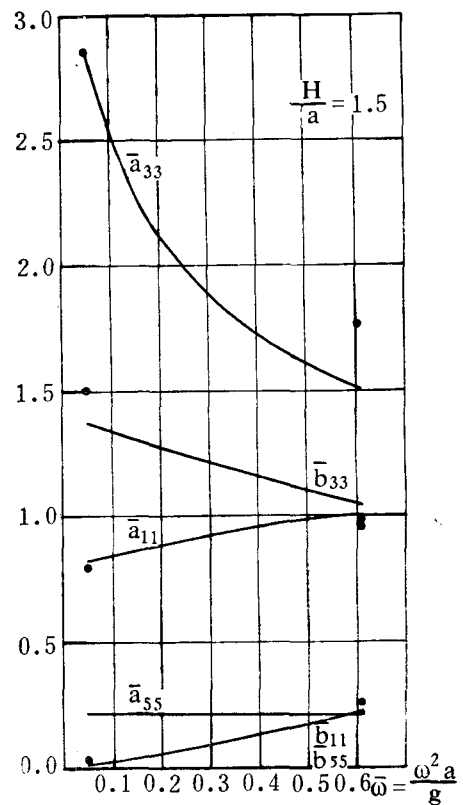
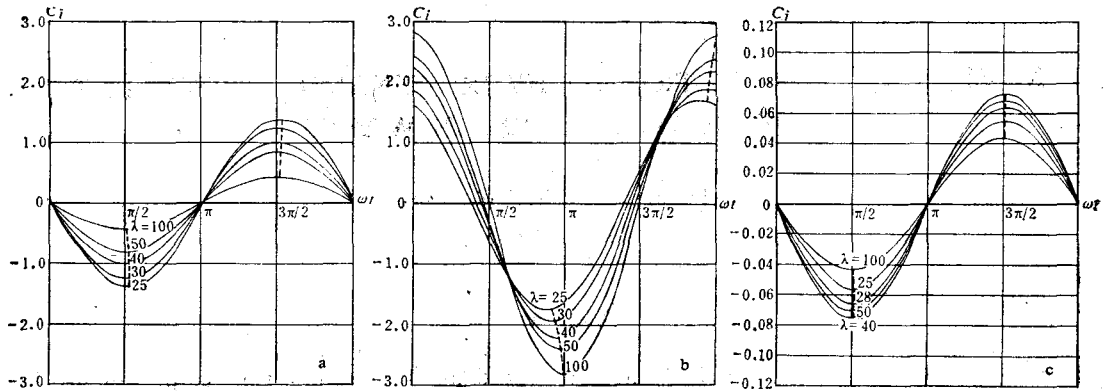


图5 水鼓  $\bar{\omega} - \bar{a}_{ij}$ ,  $\bar{\omega} - \bar{b}_{ij}$  曲线

Fig. 5 Relationships between  $\bar{\omega}$  and  $\bar{a}_{ij}$  or between  $\bar{\omega}$  and  $\bar{b}_{ij}$  for buoyant drum

图 6 水鼓  $C_i$ - $\omega t$  曲线

a. 水鼓纵荡; b. 水鼓升沉; c. 水鼓纵摇

Fig. 6 Relationships between  $C_i$  and  $\omega t$ 

方向的前后两部分,对流场某一点的作用相反,对远场的影响则趋于消失,所以  $\bar{b}_{55} = 0$ 。

图 6 中, a, b, c 分别给出水鼓在纵荡、升沉及纵摇时波浪力系数  $C_i$  在一个周期内的变化。每条振荡曲线的极值即为对应参数  $\omega$  下的波浪力之幅值,而其极值点的水平位置,则标示出波浪力相对于入射波的相位差  $\delta_j$ 。

应用 39—41 式,只要给定物体质量和惯性矩,就可以求出相应的传递系数  $Z_j$ 。

因为  $C_{11} = 0$ , 纵荡传递函数无共振点,随  $\omega$  的加大,  $Z_j$  只能单调下降。

对于升沉,因为  $\bar{b}_{33} \neq 0$ , 其传递函数分母在一般情况下有虚根,在传递函数的曲线上将呈现有阻尼的共振极值。

对于纵摇,已知  $\bar{b}_{55} = 0$ , 传递函数为实数,即  $\xi_j$  与波浪力  $X_j$  之间同位相,当分母取零时,  $\omega = \sqrt{\frac{C_{55}}{I_{55} + a_{55}}}$  发生共振,幅值  $\xi_j$  将取无穷。

为了在波长较短时获得较理想的结果,必须增加板块数目。

在以级数表达式进行 Green 函数计算时,项数  $M$  与水深  $H$  成正比,而与计算点到奇点距离  $r$  成反比。故当  $H$  加大时,计算量线性增加,则可以取波浪的表面效应  $H = (0.5 - 1.0)\lambda$  来控制水深的增加;当  $r \rightarrow 0$  时,  $M$  迅速增加,建议在近场改为依据积分形式的 Green 函数表达式进行计算,以获得改善。

## 参 考 文 献

- [1] 孙伯起, 1986. 水动力学研究与进展 1:74—88。
- [2] 杉浦正惠, 1977. 关西造船协会志, 第 164 号, 第 33—42 页。
- [3] Kim, W. D., 1966. J. Ship RES. pp. 182—191.
- [4] Garrison, C. J., 1978. Numerical Methods in Offshore Engineering. pp. 87—139.



## NUMERICAL CALCULATION OF HYDRODYNAMIC COEFFICIENT FOR BUOYANT BODY IN WAVES

Li Dejun and Shen Guoguang  
(Tianjin University)

### Abstract

A preliminary numerical model of the buoyant drum by wave action is presented. The model is based on the finite boundary elements method of the source distribution. A series of formulae of Green's function are used for the derivation of this model.

Our calculated results for a sphere and buoyant drum are consistent with that found in other literatures.