Spar 平台月池水晃动的等效力学模型及 模型参数研究^{*}

刘利琴1节 满金双1 周斌2 张若瑜1

(1.天津大学水利工程仿真与安全国家重点实验室,天津 300072)(2.中海油能源发展采油服务公司,塘沽 300457)

摘要 研究深海 Spar 平台月池水晃动的等效力学模型,确定模型参数.基于势流理论推导了月池内水体运动的动力学方程,建立了月池内水体晃动的等效单摆模型.采用 ANSYS 软件建立模型并进行网格划分,采用 Matlab 软件进行数值计算.运用 Galerkin 方法求解水体晃动的固有频率、模态函数以及势函数离散解,确定 等效单摆模型的模型参数.对比分析了数值模拟结果与解析解,验证了本文计算方法的正确性.建立了不同 月池水高度的等效力学模型参数库,为进一步研究平台-月池内流体的耦合运动奠定了基础.

关键词 Spar 平台, 月池, 有限元, 等效力学模型

DOI: 10.6052/1672-6553-2014-075

引言

Spar 平台是深海油气田开发的重要平台形式 之一,目前对 Spar 平台的研究主要集中在主体波 浪载荷与水动力特性、平台动力响应计算、垂荡与 纵摇运动不稳定性分析、系泊系统与立管系统的模 拟以及涡激振动等方面^[1-2].有关 Spar 平台月池 内部流体的运动及平台与月池流体之间的耦合运 动研究较少. Spar 平台的中央井自下而上贯穿整个 主体,其内按照一定的方式布置立管和其它重要钻 井设施,构成 Spar 平台的月池.若采用顶张紧器张 紧立管,则月池内海水的质量与平台整体质量量级 相当,月池内流体的运动与平台主体运动耦合显 著^[3].

Spar 平台月池内流体运动与储液容器或液舱 中流体流动有一定的相似之处,存在两类固有振荡 形式,即沿深度方向的"活塞(Piston)"振动和流体 液面的左右"晃荡(sloshing)"运动.人们基于理论 分析及数值模拟的方研究了储液容器及液舱中流 体运动动力学模型及流体与结构的耦合运动.Molin 应用模态分解法将船舶舱内液体运动处理为一 系列弹簧-质量-阻尼系统,建立了横浪中驳船与舱

2014-06-27 收到第1稿,2014-09-02 收到修改稿.

液耦合运动的半解析模型,研究了舱内液体晃动与 船舶的耦合运动^[4]. Faltinsen 考虑非线性自由表面 条件,基于建立在 Bateman-Luke 变分原理基础之 上的变分方法,创立了多维模态方法,研究了任意 运动情形下二维和三维矩形容器中各种不同充液 深度、不同激励幅值和不同激励频率下的共振晃动 问题^[5-7].包光伟等采用有限元数值计算方法研究 了液体的三维晃动特征问题,得到了任意刚性容器 内液体三维晃动的固有频率和模态^[8].李青等研究 了非轴对称贮箱液体晃动的等效力学模型,确定了 液体晃动的等效力学参数并计算出了液体晃动产 生的作用力与力矩^[9].

本文基于线性势流理论,借鉴储液容器晃荡问题的研究方法^[9]建立 Spar 平台月池流体晃动的等效力学模型,确定其模型参数,为进一步研究 Spar 平台-月池流体的耦合运动建模及耦合系统动力学特性奠定基础.

1 基于势流理论建立月池内流体运动方程

图 1 所示为平台月池结构示意图,选取 O_oXYZ 为惯性坐标系, Oxyz 为固定在平台上的本体坐标 系.其中 Ω 为月池流体的内部区域, Σ 为月池流体

^{*} 国家自然科学基金资助项目(51179125)、天津大学自主创新基金 † 通讯作者 E-mail: liuliqin@ tju. edu. en

的自由液面, S 为平台硬舱与月池流体的交界区域.





Fig. 1 Moonpool structure and coordinate system of Spar platform

当平台作三维运动时,相对于本体坐标系 O 点矢径为r的流体质点的速度v可以写成

 $v = v_s + \omega_s \times r + u$ (1) 其中 v_s, ω_s 分别为平台相对于惯性坐标系下的运 动速度以及转动角速度, u 为月池内流体质点相对 于平台的运动速度.

将平台月池底部处理为全封闭,假定月池内流 体为不可压缩、无旋、无粘性的理想流体,且平台运 动为小幅运动,应用线性势流理论,建立月池流体 的运动方程为:

 $abla^2 \Phi = 0$ (在月池流体内部区域 Ω 内) (2) $\frac{\partial \Phi}{\partial n} = (v_s + \omega_s \times r) \cdot n$ (在平台硬舱与月池流体的交界区域 S 内) (3)

$$\frac{\partial^2 \Phi}{\partial^2 t} + g \, \frac{\partial \Phi}{\partial z} = 0$$

(在月池流体自由液面区域 Σ 内) (4) 其中, Φ 为速度势,n为交界区域的外法向单位矢 量.采用 Stokes-Zhukovskiy 势函数将速度势写为:

$$\Phi = r \cdot v_s + \psi \cdot \omega_s + \sum_{i=1}^{\infty} \varphi_i q_i$$
⁽⁵⁾

其中, ψ 为 Stokes-Zhukovskiy 势函数, φ_i 为第*i*阶流 体晃动模态函数, q_i 为第*i*阶流体晃动广义坐标, 则式(2)~(4)可以化简为以下边值问题:

$$\nabla^2 \varphi_i = 0$$
 (在区域 Ω 内) (6)

$$\frac{\partial \varphi_i}{\partial n} = \frac{\omega_i^2}{g} \varphi_i \quad (\, \underline{\epsilon} \underline{\nabla} \underline{\nabla} \underline{\nabla} \, \underline{\nabla}$$

其中, ω_i 为第 i 阶模态特征频率,根据势函数 ψ 的 定义,有:

$$\nabla^2 \psi = 0 \quad (a \boxtimes \omega \land \Omega) \tag{9}$$

$$\frac{\partial \Psi}{\partial n} = r \times n \quad (\text{在区域} S \, \text{以及} \Sigma \, \text{内}) \tag{10}$$

根据伯努利方程计算月池内流体流场动压力 为:

$$p = -\rho \frac{\partial \Phi}{\partial t} = -\rho (r \cdot \dot{v}_s + \psi \cdot \dot{\omega}_s + \sum_{i=1}^{\infty} \varphi_i q_i) (11)$$

对上式的压力积分,得到月池内流体对平台的 作用力、作用力矩及动能分别为:

$$P = \int_{S+\Sigma} pndS = -m\dot{v}_s + mr_c \times \omega_s - \sum_{i=1}^{\infty} \lambda_i \dot{q}_i$$
(12)

$$M = \int_{S+\Sigma} pr \times ndS = -mr_c \times \dot{v}_s - J^* \cdot \dot{\omega}_s - \sum_{i=1}^{\infty} \lambda_{0i} \dot{q}_i$$
(13)

$$T = \int_{V} \frac{1}{2} \rho u \cdot u dV = \sum_{i=1}^{\infty} \frac{1}{2} \mu_{i} q_{i}^{2}$$
(14)

其中,*m* 为月池内流体的总质量,*r*_e 为月池内流体 质心矢径, λ_i 和 λ_{0i} 分别为流体第*i* 阶晃荡对平台 的作用力系数以及作用力矩系数, J^* 为流体等效 刚体相对 O 点的惯性张量. 定义 μ_i 为广义晃动质 量^[10],有:

$$\lambda_i = \frac{\rho}{g} \omega_i^2 \iint_{\Sigma} r \varphi_i dS \tag{15}$$

$$\lambda_{0i} = \frac{\rho}{g} \omega_i^2 \iint_{\Sigma} \psi \varphi_i dS \tag{16}$$

$$J^* = \rho \int_{\Omega_{k=1}^{3}} \frac{\partial \psi}{\partial x_k} \frac{\partial \psi}{\partial x_k} d\Omega$$
 (17)

$$\boldsymbol{\mu}_{i} = \frac{\boldsymbol{\rho}}{g} \boldsymbol{\omega}_{i}^{2} \iint_{\Sigma} \boldsymbol{\varphi}_{i}^{2} dS \tag{18}$$

2 月池内流体晃动等效力学模型建立

对于底部封闭的贮液容器,容器运动时,容器 内靠近自由液面附近的流体发生明显晃动,其它流 体随容器一起做刚体运动,这部分流体可等效为随 容器运动的质量块.容器内晃动流体的动力学特性 可用单摆模型或弹簧 - 质量模型来描述^[11].本文 研究的平台月池底部为半开口,对于吃水很大的深 海平台,底部开口对月池内流体晃动的固有振动特 性影响不大^[12].基于此,本文采用等效力学模型理 论研究深海平台半开口月池内流体的动力学特性, 为进一步研究平台-月池流体的耦合运动奠定基 础.以下采用单摆等效月池内流体的晃荡,如图 2 所示. 构建等效力学模型的条件如下^[11]:(1)等效力 学模型的质量及惯量与原流体质量及惯量保持一 致;(2)保持重心位置不变;(3)特征频率及流体产 生的作用力与力矩相等;(4)等效力学模型的动能 与原系统的动能相同.假设不同模态间不耦合,根 据以上等效条件,可以求得等效力学模型中的固定 质量块及各阶单摆的质量、摆长和挂点位置等力学 参数.



图 2 单摆模型示意图 Fig. 2 Pendulum model

根据刚体动理论写出单摆系统的动能为:

$$T_{M} = \frac{1}{2}m_{0}(v_{s} + \omega_{s} \times r_{0})^{2} + \frac{1}{2}\omega \cdot I_{0} \cdot \omega + \frac{1}{2}\sum_{i=1}^{\infty}m_{i}(v_{0} + \omega_{s} \times r_{i} + l_{i}\dot{\alpha}_{i}\tau_{i})^{2}$$
(19)

根据拉格朗日方程,等效单摆系统对平台主体 产生的作用力及力矩分别为:

$$P_{M} = -\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial v_{s}}\right) = -\left(m_{0} + \sum_{i=1}^{\infty} m_{i}\right) \dot{v}_{s} + \left(m_{0}r_{0} + \sum_{i=1}^{\infty} m_{i}r_{i}\right) \times \dot{\omega}_{s} - \sum_{i=1}^{\infty} m_{i}l_{i}\ddot{\alpha}_{i}\tau_{i} \qquad (20)$$
$$M_{M} = -\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \omega_{s}}\right) = -\left(m_{0}r_{0} + \sum_{i=1}^{\infty} m_{i}r_{i}\right) \times \dot{v}_{s} - \left(I_{0} + m_{0}\left[\left(r_{0} \cdot r_{0}\right)E - r_{0}r_{0}\right] + \sum_{i=1}^{\infty} m_{i}\left[\left(r_{i} \cdot r_{i}\right)E - r_{i}r_{i}\right]\right) \cdot \dot{\omega} - \sum_{i=1}^{\infty} m_{i}l_{i}\ddot{\alpha}_{i}r_{i} \times \tau_{i} \qquad (21)$$

$$l_i = \frac{g}{\omega_i^2} \tag{22}$$

其中, m_0 、 r_0 、 I_0 分别为固定质量块的质量、相对于 O点的矢径及对质心的转动惯量; m_i 、 r_i 分别为第i阶单摆质量以及平衡位置相对于O点的矢径; l_i 、 α_i 、 τ_i 分别为第i阶单摆的摆长、摆角以及单摆晃 动方向的单位矢量; ω_i 为由势流理论计算得到的 流体晃动的第 *i* 阶晃动固有频率.相应的等效条件为:

$$m_i = \frac{\lambda_i^2}{\mu_i} \tag{23}$$

$$m = m_0 + \sum_{i=1}^{\infty} m_i \tag{24}$$

$$mh_c = m_0 h_0 + \sum_{i=1}^{\infty} m_i h_i$$
 (25)

$$\tau_i = \frac{\lambda_i}{\left|\lambda_i\right|} \tag{26}$$

$$r_{i} = \begin{bmatrix} x_{i} & y_{i} & \frac{\lambda_{0iy}\lambda_{ix} - \lambda_{0ix}\lambda_{iy}}{\lambda_{ix}^{2} + \lambda_{iy}^{2}} \end{bmatrix}$$
(28)

上式中, λ_{ix} 、 λ_{iy} 和 λ_{0ix} 、 λ_{0iy} 、 λ_{0iz} 分别为 λ_i 、 λ_{0i} 的分 量; h_e 为月池内流体的重心位置,为已知量; h_0 和 h_i 分别为等效力学模型中质量块及单摆的重心位 置. x_i 、 y_i 并不唯一,满足如下关系式:

$$x_i \lambda_{iy} - y_i \lambda_{ix} = \lambda_{0iz}$$
⁽²⁹⁾

由质心 $r_c = (x_c, y_c, z_c)$ 到公式(29)所示直线的 距离最短原则求得^[9]:

$$r_{i} = \left[\frac{\lambda_{ix}^{2} x_{c} + \lambda_{ix} \lambda_{iy} y_{c} + \lambda_{iy} \lambda_{0iz}}{\lambda_{ix}^{2} + \lambda_{iy}^{2}}, \frac{\lambda_{iy}^{2} y_{c} + \lambda_{ix} \lambda_{iy} x_{c} - \lambda_{ix} \lambda_{0iz}}{\lambda_{ix}^{2} + \lambda_{iy}^{2}}, \frac{\lambda_{i0y} \lambda_{ix} - \lambda_{0ix} \lambda_{iy}}{\lambda_{ix}^{2} + \lambda_{iy}^{2}}\right]$$
(30)

$$r_{0} = \frac{mr_{c} - \sum_{i=1}^{m} m_{i}r_{i}}{m_{0}}$$
(31)

可以看出,等效参数由 Stokes-Zhukovskiy 势函 数 ψ 、第i 阶流体晃动模态函数 φ_i 以及特征频率 ω_i 决定,因此想要获得等效参数,需对势函数、模态函 数以及特征频率进行求解.

3 有限元方法数值求解

对于截面为规则的矩形或圆形容器,可由势流 方程直接求得其内部流体晃动的势函数ψ、模态函 数φ_i及特征频率ω_i的解析表达式,从而获得等效 单摆模型参数的解析解,详见文献[11].本文采用 有限元方法数值求解势流方程,求解流体晃动的势 函数、模态函数及特征频率的数值解,并确定等效 力学模型参数,该数值方法能够用于不规则的结构 (33)

5)

形式.

$$\int_{\Omega} \nabla^{2} \varphi_{i} \delta \varphi_{i} d\Omega - \int_{S} \frac{\partial \varphi_{i}}{\partial n} \delta \varphi_{i} dS - \int_{\Sigma} \left(\frac{\partial \varphi_{i}}{\partial n} - \frac{\omega_{i}^{2}}{g} \varphi_{i} \right) \delta \varphi_{i} dS = 0$$
(32)

$$\int_{\Omega} \nabla^2 \psi_i \delta \psi_i d\Omega - \int_{\Sigma^{+S}} (\frac{\partial \psi_i}{\partial n} - r \times n) \delta \psi_i dS = 0$$

将月池流体进行网格划分、离散,即将每个单元势 函数以及模态函数离散成 $\varphi = \sum_{j=1}^{n_e} N_j \varphi_j$ 和 $\psi = \sum_{j=1}^{n_e} N_j \psi_j$ 带入到式(30)和式(31)中.本文计算中,在自由液 面以及边界面处采用三角形单元,其它采用四面体 单元进行划分,并应用格林公式进行化简,得到如 下求解的基本方程:

$$\left(K - \frac{\omega^2}{g}B\right)\varphi = 0 \tag{34}$$

$$K\psi = P \tag{3}$$

其中,K为由单元刚度 k^{*}_j集成得到的流体刚度 矩阵,B为由单元刚度质量 B^{*}_j集成得到的流体质 量矩阵,P为由单元等效结点载荷 p^{*}_j集成得到的 流体等效结点载荷分量列阵,其形式为:

$$k_{jk}^{e} = \int_{\Omega^{e}} \left(\frac{\partial N_{j}}{\partial x} \frac{\partial N_{k}}{\partial x}^{T} + \frac{\partial N_{j}}{\partial y} \frac{\partial N_{k}}{\partial y}^{T} + \frac{\partial N_{j}}{\partial z} \frac{\partial N_{k}}{\partial z}^{T}\right) d\Omega$$
(36)

$$B_{jk}^{e} = \int_{\Sigma^{e}} N_{j} N_{k} dS \tag{37}$$

$$p_j^e = \int_{\Sigma^{e+S^e}} N_j(r \times n) \, dS \tag{38}$$

对式(30)和式(31)进行求解,得到相应的势 函数 ψ 、第*i*阶流体晃动模态函数 φ_i 以及特征频率 ω_i ,从而可确定等效力学模型参数.

4 算例

平台参数如表 1 所示^[13]. 先用 ANSYS 软件进 行前处理,建立月池内流体模型并划分网格;之后, 将结点编号坐标以及单元结点信息输出到 MAT-LAB 进行数值运算. 月池内流体采用四面体单元进 行网格划分,六个边界面上采用三角形单元划分, 通过 APDL 参数化编程命令将整体的四面体单元 信息按照单元编号、单元结点编号进行输出;将结 点信息按照结点编号、结点空间坐标进行输出;将 月池流体模型六个边界面的三角形单元信息按照 单元编号、单元结点编号进行输出.

运用 Matlab 编辑有限元程序,应用 Ansys 输出 的单元信息进行计算,得到月池内流体运动的固有 频率及其对应的等效单摆模型参数.本文计算的月 池截面形状为正方形,为验证有限元计算过程的正 确性,将数值结果与按照文献[11]中得到的解析 解进行对比,结果如表2~表4 所示.

表1 平台参数

Table 1 The parameters of the Spar platform

Project	Measurement
Working Depth	1652m
Total Length	169.16m
Diameter of Hard Tank	32.31 m
Draft	153.924 m
Center of Gravity from Keel	90.39 m
Central Well	$15.85 \times 15.85 \text{ m}^2$
Length of Hard Tank	68.88 m

表 2 月池内流体晃动固有频率(rad/s)

Table 2 Natural sloshing frequencies of the water

inside the moonpool (rad/s)

	(0,1)	(1,1)	(0,2)	(1,2)	(2,2)
Numerical Solution	1.3944	1.6583	1.9720	2.0852	2.3451
Analytical Solution	1.4001	1.6714	2.0024	2.1260	2.4208
Error %	0.41%	0.78%	1.52%	1.92%	3.12%

表 3 第一阶等效单摆模型参数

Table 3 The model parameters of

the first orderequivalent pendulum

	Mass of Pendulum(kg)	Length of Pendulum(m)	Coordinates of Suspension Point (m)
Numerical Solution	1.0357×10^6	5.0041	[0,0,21.7744]
Analytical Solution	1.0274×10^{6}	5.0452	[0,0,21.7773]

表4 等效质量块参数

Table 4 The parameters of the equivalent mass

Mass(kg)	Position(m)	Moment of Inertia of Barycenter ($kg \cdot m^2$)
1.1405×10^{7}	[0,0,-3.0460]	$(1.9042 \times 10^9, 1.9042 \times 10^9, 8.5802 \times 10^7)$

可以看出,计算误差随着等效模型阶次的增加 而增大,这与单元划分的数目以及单元类型有关. 增加单元的数目并选择高精度的单元类型有助于 提高计算精度.数值解法与解析解法对比的误差很 小,证明了有限元数值程序的正确性. 当月池底部开口时,随着平台的垂荡运动,月 池内外流体产生交换,月池内液面高度也随之变 化.下面运用上述有限元方法建立月池内不同液面 高度时流体晃动的等效力学模型参数库.选取不同 的自由液面高度,计算月池内流体晃动等效单摆模 型第一阶单摆参数,结果如表5 所示.

表5表明,随着月池内液面高度的增加,第一 阶单摆模型的质量及悬挂点高度增加,但单摆的摆 长随平台吃水的增加变化不大.

表 5 不同吃水时的第一阶等效单摆模型参数

 Table 5
 The model parameters of the first

 orderequivalent pendulum with different draft

Liquid Level of	Mass of	Length of	Coordinates of
Moonpool(m)	$Pendulum \ (kg)$	$Pendulum \ (m)$	Suspension Point (m)
50.644	1.0351×10^{6}	5.0041	[0,0,20.2742]
51.644	1.0353×10^6	5.0041	[0,0,20.7753]
52.644	1.0354×10^{6}	5.0041	[0,0,21.2770]
53.644	1.0357×10^{6}	5.0041	[0,0,21.7744]
54.644	1.0358×10^{6}	5.0041	[0,0,22.2762]
55.644	1.0360×10^{6}	5.0041	[0,0,22.7783]
56.644	1.0361×10^{6}	5.0041	[0,0,23.2769]

5 结语

本文建立了 Spar 平台月池内流体晃动的动力 学模型,推导了月池内流体晃动的等效单摆模型, 通过两个模型的等效关系确定了等效力学模型参 数.采用 ANSYS 软件作为模型建立及网格划分的 前处理软件;运用 Galerkin 有限元方法求解月池内 流体晃动的固有频率、模态函数以及势函数离散 解;应用 Matlab 软件编制了月池流体晃动的计算 程序.数值模拟结果与解析解进行了比较,表明了 有限元数值计算方法的正确性.另外,建立了不同 月池液面高度的等效力学模型参数库,为进一步研 究平台-月池内流体的耦合运动奠定了基础.

参考文献

- 唐友刚.海洋工程结构动力学.天津:天津大学出版社, 2008:6~10 (Tang Y G. Structure dynamics of ocean engineering. Tianjin: Tianjin University Press, 2008:6~10 (in Chinese))
- 王颖,杨建民,肖龙飞. Spar 平台与刚性立管及浮力罐 耦合动力研究综述. 海洋工程,2008,26(2):140~ 146/154 (Wang Y, Yang J M, Xiao L F. Review on the

study of coupled analysis of Spar platform, TTR and buoyancy can. *The Ocean Engineering*, 2008, 26(2): 140 ~ 146/154 (in Chinese))

- 3 Gupta H, Blevins R, Banon H. Effect of moonpool hydrodynamics on spar heave. In: Proceedings of the ASME 27th International Conference on Offshore Mechanics and Arctic Engineering. New York: American Society of Mechanical Engineers, 2008:275 ~ 282
- 4 Molin B, Remy F, Rigaud S, et al. LNG FPSO's: frequency domain, coupled analysis of support and liquid cargo motions. In: Proceedings 10th IMAM Conference. Crete, 2002
- 5 Faltinsen O M, Rognebakke O F, Lukovsky I A, et al. Multidimensional modal analysis of nonlinear sloshing in a rectangular tank with finite water depth. *Journal of Fluid Mechanics*, 2000, 407:201 ~ 234
- 6 Faltinsen O M, Rognebakke O F, Timokha A N. Resonant three-dimensional nonlinear sloshing in asquare-base basin. *Journal of Fluid Mechanics*, 2003, 487:1~42.
- 7 Faltinsen O M, Firoozkoohi R, Timokha A N. Analytical modeling of liquid sloshing in a two-dimensional rectangular tank with a slat screen. *Journal of Engineering Mathemmatics*, 2011, 70:93 ~ 109
- 8 包光伟,王政伟. 液体三维晃动特征问题的有限元数值 计算方法. 力学季刊,2003,20(2):185~190 (Bao G W, Wang Z W. Finite element method for eigen problem of liquid 3D sloshing. *Chinese Quarterly of Mechanics*, 2003, 24(2):185~190(in Chinese))
- 9 李青. 充液挠性系统动力学分析及在航天工程中的应用研究[博士学位论文]. 北京:清华大学,2010 (Li Q. Dynamic analysis of liquid-filled flexible systems and its application studies on aerospace engineering [PhD Thesis]. Beijing: Tsinghua University, 2010 (in Chinese))
- 岳宝增,杨旦旦,吴文军. 微重力环境下刚液耦合系统 液体晃动混沌现象研究. 动力学与控制学报,2013,11
 (4):306~313(Yue B Z, Yang D D, Wu W J. Nonliner coupled dynamics of liquid – filled cylinedrical container in microgravity. 2013,11(4):306~313(in Chinese))
- 11 Ibrahim R A. Liquid sloshing dynamics: Theory and applications. Cambridge University Press, New York, 2005.
- 12 黄磊. 开口式月池水动力特性研究[博士学位论文]. 天津:天津大学,2014 (Huang L. Study on hydrodynamic characteristics of moonpool with bottom open[PhD Thesis]. Tianjin: Tianjin University, 2014(in Chinese))
- 13 Petter A B. Dynamic response analysis of a truss spar in

waves. Newcastle, University of Newcastle, 2000

STUDYON THE EQUIVALENT MECHANICS MODEL AND MODEL PARAMETERS OF SLOSHING MOTION OF WATER INSIDE THE MOONPOOL OF A SPAR PLATFORM*

Liu Liqin^{1†} Man Jinshuang¹ Zhou Bin² Zhang Ruoyu¹

(1. State Key Laboratory of Hydraulic Engineering Simulation and Safety, Tianjin University, Tianjin 300072, China)

(2. CNOOC Energy Technology & Services-Oil Production Services CO, TEDA, 300457, China)

Abstract This paper studied the equivalent mechanics model of sloshing motion of water inside the moonpool of a deep sea Spar platform, and the model parameters were calculated. The dynamic equations of water inside the moonpool were derived based on the potential flow theory. The equivalent pendulum models of the sloshing motions of water inside the moonpool were established. ANSYS software was used to set up model and mesh, and the Matlab software was used to carry out the numerical calculation. The Galerkin method was used to solve the natural frequencies, modal functions and discrete solutions of the potential function of the sloshing motions, and the model parameters of the equivalent pendulum were calculated. The validity of the calculating method was verified by comparing the numerical simulation results with the analytical results. The parameter library of the equivalent mechanics model was established considering the different water heights of the moonpool. This lays the foundation for studying the coupling motions between the platform and water inside the moonpool.

Key words spar platform, moonpool, finite element, equivalent mechanics model

Received 27 June 2014, revised 2 September 2014.

^{*} The project supported by the National Natural Science Foundation of China (51179125) and Seed Foundation of Tianjin University † Corresponding author E-mail; liuligin@tju.edu.cn