文章编号:1672-6553-2023-21(4)-103-011

DOI:10.6052/1672-6553-2023-049

悬浮隧道基于弹性边界的力学模型与 移动荷载响应分析*

刘炎 朱灿 易壮鹏*

(长沙理工大学土木工程学院,长沙 410114)

摘要 悬浮隧道是一种创新型的水中交通结构,这种悬浮于水中的结构在考虑复杂边界条件下的力学建模 及交通荷载引起的结构响应值得深入研究.本文将跨度范围内由多段锚索支撑的悬浮隧道视为弹性支撑梁, 同时将两端的复杂边界条件考虑为具有不同约束刚度的竖向和转动弹性支撑,流体荷载由 Morison 方程考 虑,建立了悬浮隧道在任意荷载作用下的动力学模型及考虑自振特性的特征方程.研究了跨内支撑刚度与边 界约束参数多种组合条件下的频率、模态分布特征,得到了相应的敏感区间.同时,以某型号高铁列车为背景 并将其考虑为一列移动集中力,研究了悬浮隧道结构关键位置的荷载响应与弹性支撑刚度之间的关系,结 果表明跨内支撑刚度、边界约束刚度均对竖向位移存在显著影响,整体上约束刚度越大,相应的位移越小.

关键词 悬浮隧道, 力学模型, 弹性边界, 频率与模态, 移动荷载响应
 中图分类号:TV36:TU311.3
 文献标志码:A

Mechanical Model and Dynamic Responses by Moving Loads for the Submerged Floating Tunnel Based on Elastic Boundaries^{*}

Liu Yan Zhu Can Yi Zhuangpeng[†]

(College of Civil Engineering, Changsha University of Sciense and Technology, Changsha 410114, China)

Abstract The submerged floating tunnel (SFT) is an innovative underwater traffic structure. The mechanical modeling and the structural response caused by traffic loads for this kind of underwater floating structure under complex boundary conditions deserve further study. In this paper, the SFT supported by multiple intermediate anchor cables is considered as an elastic supporting beam, and the complex boundary conditions at both ends are considered as vertical and rotational elastic supports with different constraint stiffness. The fluid load is considered by the Morison equation. The dynamic model of the SFT under arbitrary load is built, and the corresponding characteristic equation is established to consider the natural vibration characteristics. The frequencies and modes for multiple combinations of intermediate supporting stiffness and boundary constraint parameters are studied, and the corresponding sensitive intervals are obtained. At the same time, a high-speed train is taken as background and it is considered as a series of moving concentrated force. The relationship between the load response at the key position of the SFT structure and the stiffness of the elastic support is studied. The results show that the stiffness of the intermediate supports and boundary constraints all has significant effects on the

†通信作者 E-mail:yizhuangpeng@163.com

²⁰²³⁻⁰³⁻¹¹ 收到第1稿,2023-04-03 收到修改稿.

^{*} 国家自然科学基金资助项目(52278139, 52278141, 51878073); 湖南省自然科学基金(2022JJ30612); 长沙市科技计划项目(kq2202204) 和湖南省教育厅科学研究项目(19A004), National Natural Science Foundation of China(52278139, 52278141, 51878073); Natural Science Foundation of Hunan Province (2022JJ30612); Science and Technology Program of Changsha (kq2202204); Scientific Research Program of Department of Education of Hunan Province (19A004).

vertical displacement. The larger the constraint stiffness is, the smaller the vertical displacement is.

Key words submerged floating tunnel, mechanical model, elastic boundaries, frequencies and modes, responses by moving load

引言

悬浮隧道是一种跨越超长海峡的创新型水中 交通结构.近年来,研究者对其在波浪^[1]、波流组 合^[2]、交通荷载^[3]、地震^[4]等荷载作用下的动力响 应进行了广泛研究,同时张力腿形式^[5-6]、断索^[7]、 断面形式^[8]、管体与锚索相互作用等也是关注的焦 点.

将悬浮隧道简化为梁模型进行分析是一种被 广泛采用的研究方法,其简洁性、有效性已得到了 验证.阳帅等[9] 通过将悬浮隧道锚索等效为欧拉 梁,建立悬浮隧道锚索受到水动力和地震共同作用 振动的方程,罗刚等[10]建立了考虑悬浮隧道水平、 垂直振动的动力学模型,对爆炸和移动荷载参数进 行分析.Sato 等[11]利用等跨弹性支撑梁和弹性地 基梁模型研究不同模型对于悬浮隧道的适用性,认 为当张力腿沿着悬浮隧道长度离散分布,目考虑张 力腿的伸缩性时,可将悬浮隧道看作非连续弹性支 撑梁.项贻强等^[12]将悬浮隧道考虑为一个等间距弹 性支撑梁,研究了移动荷载下流体效应、模态阶数 等对动力响应的影响.董满生等[13]将管体简化为一 个两端带有弹簧、阻尼的刚性梁与一个简直弹性梁 的叠加,建立等间距移动荷载作用下的力学模型, 讨论了移动荷载对跨中位移的影响. Tariverdilo 等[14]和田雪飞等[15]利用理论分析和数值模拟相结 合的方法,将悬浮隧道简化为梁结构,分别研究了 移动荷载、波流联合作用力下的动力响应,张嫄 等[16]将悬浮隧道简化为一个等距离弹性支撑梁, 建立冲击荷载作用下的动力学模型,讨论了结构的 冲击响应.

边界条件的选择对悬浮隧道管体的动力响应 至关重要,上述研究侧重于研究悬浮隧道管体与锚 索之间的相互作用,而较少涉及复杂的边界条件. 项贻强等^[17]以两端具有竖向弹簧支撑及平面内转 动弹性支撑的多跨弹性支撑梁为研究对象,通过理 论推导与模型验证,研究了其在移动荷载作用下的 动力响应.这些研究突显了弹性边界条件在悬浮隧 道结构响应研究中的重要性,同时为进一步研究实际交通荷载作用下悬浮隧道的响应奠定了基础.

本文将悬浮隧道管体等效为 Euler-Bernoulli 梁,将锚索的作用等效为跨度范围内的竖向均匀刚 度,建立任意荷载下的动力学模型.在研究结构自 振特性的基础上,同时从实际运营的角度出发以复 兴号 CR400AF 型高铁基本参数为背景,研究竖 向、转向两种边界弹性支撑与跨内支撑刚度组合下 悬浮隧道管体关键位置的响应分布规律.

1 问题描述

1.1 力学模型

为描述跨越水深不断变化水域的悬浮隧道并 研究其自振特性与动力荷载响应,将悬浮隧道管体 与锚索间的相互作用等效为跨度范围内的竖向均 匀刚度 K_f^[11],本文以弹性支撑边界下的结构为对 象建立如图 1 所示的力学模型,其中 O-xy 是以管 体左端点为中心的直角坐标系,x 和 y 与分别为轴 向和横向,L 为管体长度,为探索一般性规律以及 便于推导,对力学模型的假定和简化进行了补充说 明:1)管体为 Euler-Bernoulli 梁;2)只考虑管体横 向振动,忽略管体的纵向变形;3)管体材料特性、截 面刚度和几何特性沿跨度为常数;4)流体荷载由 Morison 方程^[12]考虑;5)边界为弹性支撑,其中 S₁ 和 S₂ 为两端竖向支撑刚度,S₃和 S₄ 为两端转动



图 1 弹性支撑边界悬浮隧道结构示意图 Fig.1 Structural diagram of SFT with elastic boundary conditions

支撑刚度.基于上述假定,悬浮隧道在[0,L]的动力 学方程^[18-19]写为

$$m_{t} \frac{\partial^{2} V}{\partial t^{2}} + c \frac{\partial V}{\partial t} + EI \frac{\partial^{4} V}{\partial x^{4}} + K_{f}V - \frac{EA}{2L} \int_{0}^{L} \left(\frac{\partial V}{\partial x}\right)^{2} dx \frac{\partial^{2} V}{\partial x^{2}} = P(x,t) + F_{d}(x,t)$$
(1)

其中, V 为横向位移, m_t 为单位长度质量, c 为阻 尼, E 为弹性模量, I 和 A 为截面惯性矩和面积, P(x,t) 为任意时刻 t 作用于管体上的荷载. $F_d(x,t)$ 为运动状态下的流体荷载, 由假定 4)其 表达式为

$$F_{d}(x,t) = \frac{\pi}{4} C_{m} \rho_{w} D^{4} \frac{\partial^{2} V}{\partial t^{2}} + \frac{1}{2} C_{d} \rho_{w} D \frac{\partial V}{\partial t} \left| \frac{\partial V}{\partial t} \right|$$
(2)

式中, ρ_w 为流体密度, C_m 和 C_d 为水动力系数,D为直径。在考虑 $S_1 \sim S_4$ 影响的一般性弹性支撑 边界(EC)中,为方便探讨,本文考虑竖直弹性支撑 EC1(即 S_1 , S_2 变化而 $S_3 \rightarrow \infty$, $S_4 \rightarrow \infty$)和转动弹 性支撑 EC2(即 S_3 , S_4 变化而 $S_1 \rightarrow \infty$, $S_2 \rightarrow \infty$)两 种特殊情形,与之对应的有滑动(SC)、铰支(HC) 和固支(FC)三种理想的边界条件,将这些与悬浮 隧道管体控制方程对应的边界汇总,如表1所示.

表 1 弹性支撑连续梁边界表

Table 1 Boundaries of the elastically supported continuous beam for SFT						
边界	x = 0	x = 0	x = L	x = L		
EC	$EI \cdot \partial^3 V / \partial x^3 + S_1 V = 0$	$EI \cdot \partial^2 V / \partial x^2 - S_3 \partial V / \partial x = 0$	$EI \cdot \partial^3 V / \partial x^3 - S_2 V = 0$	$EI \cdot \partial^2 V / \partial x^2 + S_4 \partial V / \partial x = 0$		
EC1	$EI \cdot \partial^3 V / \partial x^3 + S_1 V = 0$	$\partial V/\partial x = 0$	$EI \cdot \partial^3 V / \partial x^3 - S_2 V = 0$	$\partial V/\partial x = 0$		
EC2	V = 0	$EI \cdot \partial^2 V / \partial x^2 - S_3 \partial V / \partial x = 0$	V = 0	$EI \cdot \partial^2 V / \partial x^2 + S_4 \partial V / \partial x = 0$		
SC(左端)-SC(右端)	$\partial^3 V / \partial x^3 = 0$	$\partial V/\partial x = 0$	$\partial^3 V / \partial x^3 = 0$	$\partial V/\partial x = 0$		
HC(左端)-HC(右端)	V = 0	$\partial^2 V / \partial x^2 = 0$	V = 0	$\partial^2 V / \partial x^2 = 0$		
FC(左端)-FC(右端)	V = 0	$\partial V/\partial x = 0$	V = 0	$\partial V/\partial x = 0$		
SC-FC	$\partial^3 V / \partial x^3 = 0$	$\partial V/\partial x = 0$	V = 0	$\partial V/\partial x = 0$		
HC-FC	V = 0	$\partial^2 V / \partial x^2 = 0$	V = 0	$\partial V/\partial x = 0$		

引入下列无量纲变量

$$v = \frac{V}{L}; \ \bar{x} = \frac{x}{L}; \ k_f = \frac{K_f L^4}{EI};$$

$$s_1 = \frac{S_1 L^3}{EI}; \ s_2 = \frac{S_1 L^3}{EI}; \ s_3 = \frac{S_3 L}{EI};$$

$$s_4 = \frac{S_4 L}{EI}; \ p = \frac{P L^3}{EI}; \ f_d = \frac{F_d L^3}{EI}$$

$$\tau = t \sqrt{\frac{EI}{m_s L^4}}; \ \bar{c} = c \sqrt{\frac{L^4}{EI m_s}};$$

$$c_d = \frac{E I \rho_w D}{2m_s L^2} C_d$$
(3)

其中 $m_s = m_t + 0.25\pi C_m \rho_w D^4$ 为考虑流体附加质量 管体单位长度质量,于是式(1)可写为如下无量纲 形式

$$\ddot{v} + \bar{c}\dot{v} + v''' + k_f v - \frac{1}{2\lambda^2} \int_0^1 (v')^2 d\bar{x} \cdot v'' = p(\bar{x}, \tau) + c_d \dot{v} |\dot{v}|$$
(4)

式中上标"点"和"撇"分别表示对 τ 和 \bar{x} 的微分, λ

 $=\sqrt{I/(AL^2)}$ 表征管体长细比,与表 1 对应的无量 纲边界如表 2 所示.

1.2 模型的自振特性

与式(1)对应的模型自由振动控制方程为

$$\ddot{v} + v'''' + k_f v = 0 \tag{5}$$

其 j 阶解可以表示为 $v_j = \varphi_j(x) \exp(i\omega_j \tau)$,其中 $\omega_j 和 \varphi_j(x)$ 分别表示第 j 阶频率和模态,将其代 入式(5)可得到如下特征方程

$$\varphi^{\prime\prime\prime\prime}_{j} - (\omega_j^2 - k_f)\varphi_j = 0 \tag{6}$$

上式中模态 $\varphi_j(x)$ 仅在 $\omega_j^2 - k_f > 0$ 时存在合理 解,且可以表示为

$$\varphi_{j}(\bar{x}) = A_{j1} \cos \eta_{j} \bar{x} + A_{j2} \sin \eta_{j} \bar{x} + A_{j3} \cosh \eta_{j} \bar{x} + A_{j4} \sinh \eta_{j} \bar{x}$$

$$(7)$$

式中, $\eta_{j} = \sqrt[4]{\omega_{j}^{2} - k_{f}}$, $A_{j1} \sim A_{j4}$ 表示模态系数,结合表 2 可得各种弹性支撑边界下求解频率 ω_{j} 的特征方程

$$\begin{cases} \text{EC1: } s_1 s_2 (1 - \cos \eta_j \cosh \eta_j) + (s_1 + s_2) \eta_j^3 \\ (\sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j) - \\ 2 \eta_j^6 \sin \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{EC2: } s_3 s_4 (1 - \cos \eta_j \cosh \eta_j) + (s_3 + s_4) \eta_j \\ (\sin \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j) + \\ 2 \eta_j^2 \sin \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{HC} - \text{HC: } \sin \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{SC} - \text{SC: } \sin \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } 1 - \cos \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{SC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{SC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j - \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_j + \cos \eta_j \sinh \eta_j \cosh \eta_j \cosh \eta_j \cosh \eta_j = 0 \\ \text{FC} - \text{FC: } \sin \eta_j \cosh \eta_$$

同时可得到满足如下正交规范化条件的模态:

$$\begin{cases} \int_{0}^{1} \varphi_{j}(\bar{x}) \varphi_{k}(\bar{x}) \, \mathrm{d}\bar{x} = \delta_{jk} \\ \int_{0}^{1} \varphi_{j}(\bar{x}) \varphi_{k}^{""}(\bar{x}) \, \mathrm{d}\bar{x} = (\omega_{j}^{2} - k_{f}) \delta_{jk} \end{cases}$$
(9)

表 2 弹性支撑连续梁无量纲边界表

 Table 2
 Dimensionless boundaries of the elastically supported continuous beam for SFT

边界	$\overline{x} = 0$	$\overline{x} = 0$	$\overline{x} = 1$	$\overline{x} = 1$
EC a	$v''' + s_1 v = 0$	$v''-s_3v'=0$	$v'''-s_2v=0$	$v'' + s_4 v' = 0$
EC1 v	$w''' + s_1 v = 0$	v' = 0 v	$m - s_2 v = 0$	v' = 0
EC2	v = 0 r	$v''-s_3v'=0$	v = 0	$v'' + s_4 v' = 0$
SC-SC	v''' = 0	v' = 0	v''' = 0	v' = 0
нс-нс	v = 0	v'' = 0	v = 0	v'' = 0
FC - FC	v = 0	v' = 0	v = 0	v' = 0
SC-FC	v''' = 0	v' = 0	v = 0	v' = 0
HC-FC	v = 0	v'' = 0	v = 0	v' = 0

1.3 外荷载作用下的动力响应

式(4)中外荷载 p(x,t) 作用下结构的响应可 以写为如下形式:

$$v(\bar{x},\tau) = \sum_{j=1}^{\infty} \varphi_j(\bar{x}) q_j(\tau) \tag{10}$$

其中 $q_i(\tau)$ 是j阶模态的广义坐标,将式(10)代入 式(4)并结合式(9)中的正交条件可以得到关于 $q_i(\tau)$ 的二阶常微分方程,

$$\begin{aligned} \ddot{q}(\tau) + \bar{c}\dot{q}(\tau) + \omega_j^2 q(\tau) &= \\ f_j^Q(\tau) + f_j^M(\tau) + \\ f_j^H(\tau) , \quad j = 1, 2, \cdots, \infty \end{aligned}$$
(11)

式中 $f_j^q(\tau)$, $f_j^p(\tau)$, $f_j^H(\tau)$ 分别为非线性项、外移动荷载项和波流荷载项,其表达式为

$$\begin{cases} f_j^Q(\tau) = \frac{1}{2\lambda^2} \sum_{k=1}^{\infty} \sum_{g=1}^{\infty} \sum_{h=1}^{\infty} \int_0^1 \varphi'_g \varphi'_h d\bar{x} \int_{d_{i-1}}^{d_i} \varphi''_g \varphi_j d\bar{x} q_g q_h q_k \\ f_j^P(\tau) = \int_0^1 p \varphi_j d\bar{x} \\ f_j^H(\tau) = c_d \sum_{g=1}^{\infty} \sum_{h=1}^{\infty} \int_0^1 \text{sign}(\sum_{k=1}^{\infty} \varphi_k q'_k) \varphi_g \varphi_h \varphi_j d\bar{x} \varphi'_g \varphi'_h \end{cases}$$
(12)

sign(x)为符号函数.截取前 N 项,可以得到管体 模型在外荷载作用下矩阵形式的响应控制方程

$$\boldsymbol{M}\boldsymbol{\ddot{q}}(\tau) + \boldsymbol{C}\boldsymbol{\dot{q}}(\tau) + \boldsymbol{K}\boldsymbol{q}(\tau) = \boldsymbol{F}^{Q}(\tau) + \boldsymbol{F}^{P}(\tau) + \boldsymbol{F}^{H}(\tau)$$
(13)

其中 $q(\tau) = \{q_1(\tau), q_2(\tau), \dots, q_N(\tau)\}^T$ 为广义坐标 向量,质量矩阵 M、阻尼矩阵 C、刚度矩阵 K 的元素 为 $M_{jk} = \delta_{jk}$, $C_{jk} = \overline{c}\delta_{jk}$, $K_{jk} = \omega_j^2 \delta_{jk}$; 向量 $F^Q(\tau)$, $F^P(\tau)$ 和 $F^H(\tau)$ 的元素分别由 $f_j^Q(\tau)$, $f_j^P(\tau)$, $f_i^H(\tau)$ 组成,且式(12)求和符号中的 ∞变为 N.

2 数值分析

对结构的基本参数引用了参考文献[20],选取 如下基本结构参数作为算例:L = 1000m,D =11m, $\rho_w = 1000$ kg/m³, $m_t = 86400$ kg/m,E =34.5GPa,I = 427.649m⁴,A = 34.56m², $C_m = C_d =$ 1.0.此外,以铁路车厢为背景的移动荷载基本参数 见 2.3 小节.对于两类弹性边界,为讨论方便,在竖 直弹性边界 EC1 中引入 *s* 建立 *s*₁ 和 *s*₂ 的联系,在 转动弹性边界 EC2 中引入 *s* 建立 *s*₃ 和 *s*₄ 的联系,通 过 *s* 的变化研究不同 kf 取值时两种边界条件下结构 的自振特性和移动荷载响应,并建立与滑动(SC)、铰 支(HC)和固支(FC)三类理想边界条件的联系.

2.1 弹性支撑边界下的频率

图 2 和图 3 分别给出了 EC1、EC2 两种边界条 件下各阶无量纲频率 ω 随 s 变化的频率图,为了获 取频率分布的一般规律,跨内竖向均匀刚度 k_f 取 10³,10⁴,10⁵ 三种情况,两端约束刚度取相等、10 倍关系和一端趋于无穷大三种情况.频率图中横坐 标 s 采用指数坐标表述,用以描述更大范围之内两 端约束刚度对频率的影响规律;点画线和虚线分别 表示奇数和偶数阶次的频率;此外,采用方形、菱 形、三角形、圆形和星形分别给出两端为 SC-SC、 FC-FC、SC-FC、HC-HC、HC-FC 边界条件下的各 阶频率值.







Fig.3 Frequency spectrum of SFT model constrained by rotational elastic supports at both ends





在图 2 给出的 EC1 边界条件下的频率图中, 不同 k_f 取值及两端约束刚度 s_1 与 s_2 取值相等、10 倍关系和一端趋于无穷大三种情况下各阶频率均 随 *s* 的增大而增大,*s* ∈ [10²,10⁴]为其敏感区间, 在此区间内频率增长显著,而在 *s* 增至某一值时达 到峰值 ω 基本不再增大.同时,在两端竖向刚度值 $s_1 = s, s_2 = s$ 和 $s_1 = s, s_2 = 10s$ 两种情况下, $s \rightarrow 0$ 和 $s \rightarrow \infty$ 两个极端对应的各阶频率值分别与 SC-SC 和 FC-FC 边界条件下的频率值一致.而在两端竖 向刚度取值为 $s_1 = s, s_2 \rightarrow \infty$ 时, $s \rightarrow 0$ 和 $s \rightarrow \infty$ 两个 极端对应的各阶频率值分别与 SC-FC 和 FC-FC 边 界条件下的频率值一致.其中, SC-SC 边界条件下 第 1 阶频率 ω_1 非常接近 k_f 的平方根.

在图 3 给出的 EC2 边界条件下的频率图中, 三种 k_f 值与三组 s_3 , s_4 取值(即 $s_3 = s$, $s_4 = s$; $s_3 = s$, $s_4 = 10s$; $s_3 = s$, $s_4 \rightarrow \infty$)情形下各阶频率 ω 均随 s 的增大而增大, $s \in [10^\circ, 10^2]$ 为其敏感区间,在此 区间内频率增长显著,在 s 增至某一值时达到峰 值, ω 的变化值可忽略.此时,在两端转动刚度值 s_3 = s, $s_4 = s$ 和 $s_3 = s$, $s_4 = 10s$ 两种情况下, $s \rightarrow 0$ 和 s $\rightarrow \infty$ 两个极端对应的各阶频率值分别与 HC-HC 和 FC-FC 边界条件下的频率值一致.而对于 $s_3 = s$, $s_4 \rightarrow \infty$ 的取值情形, $s \rightarrow 0$ 和 $s \rightarrow \infty$ 两个极端对应 的各阶频率值分别与 HC-FC 和 FC-FC 边界条件 下的频率值一致.与 SC-SC 边界条件相同,HC-HC 边界条件下第1阶频率 ω_1 也非常接近 k_f 的平方 根,其原因在于两种边界条件下的特征方程完全一 样(见式(8)).

2.2 弹性支撑边界下的模态

对于竖向弹性支撑的 EC1 边界,不同 k_f 与 s₁,s₂ 取值时标准化正交振动模态总的分布规律 为:端部位移不为零,且随着 s 的增大其端部竖向 值减小,当 $s \rightarrow \infty$ 时端部竖向值趋于零,此时模态的振动形状接近 FC-FC 边界时的情形.为进一步 阐述,图 4(a)与图 4(b)分别给出了 k_f 取 10⁵ 时 s_1,s_2 相等($s_1 = s, s_2 = s$)和不相等($s_1 = s, s_2 =$ 10s)时两种情况的标准化正交模态图.由图 4(a)可 知, $s_1 = s_2$ 时各阶模态随阶次增加交替呈现正对称 与反对称分布,模态两端竖向位移的绝对值相等. 当 $s_2 = 10s_1$ 时,对称性相对于 $s_1 = s_2$ 时减弱;模态 两个端部竖向位移的绝对值不再相等,但随着 s 的 增大,二者均趋于零.

对于转动弹性支撑的 EC2 边界, k_f 与 s_3 , s_4 的不同参数组合对应的标准化正交振动模态的分 布规律为:端部竖向位移为零,而端部的转角随着 s 的增大而减小, $s \rightarrow 0$ 和 $s \rightarrow \infty$ 时两个极端对应的 振动模态形状分别接近于 HC-HC 和 FC-FC 边界 时的情形,其中 $s \rightarrow 0$ 时振动模态形状为正弦谐波. 由图 4(c)与图 4(d)中 k_f 取 10⁵ 时 $s_3 = s$, $s_4 = s$ 和 $s_3 = s$, $s_4 = 10s$ 时两种情况的标准化正交模态图可 知, s_3 , s_4 相等和不相等两种取值情况下各阶标准 化正交模态整体上均随阶次的增加交替基本呈现 正对称与反对称分布,振动模态形状与正弦谐波类 似.

2.3 移动列车荷载下的响应

为研究结构的移动荷载响应,以 4M4T 编组的 CR400AF 复兴号列车为工程背景,为便于探讨一般 性的规律,将列车荷载等效为如图 5 所示的一列移 动集中力^[21],其中列车全长 208.95m,标准车厢长 25.65m,移动荷载的集中力 $P_1 \sim P_{32}$ 均取 170kN.



Fig.5 Schematic view of the high-speed railway train carriage and equivalent loads

```
于是,式(4)中外荷载 p(\bar{x},\tau) 可以表示为
```

$$p(\bar{x},\tau) = \sum_{h=1}^{32} p_h \delta(\bar{x} - \bar{x}_h)$$
(14)

其中, $p_h = P_h L^3 / EI$ 为第 h 个 (h = 1~32) 集中

力, δ 为 Dirac-Delta 函数, $\bar{x}_h = \bar{v}_p \tau - \bar{L}_h$ 为任意时 刻 p_h 的位置, $\bar{v}_p = v_p (m_s L^2 / EI)^{1/2}$ 为无量纲速 度, $\bar{L}_h = L_h / L (L_h 为 P_h 与 P_1 之间的距离)$ 。与之 对应,式(11)中 $f_j^P(\tau)$ 为

$$f_{j}^{P}(\tau) = \sum_{h=1}^{32} \int_{0}^{1} p_{h} \delta(\bar{x} - \bar{x}_{h}) \varphi_{j} d\bar{x}$$
(15)

此外,在移动荷载响应计算中, $v_p = 300 \text{km/h}, \overline{c} = 0.1.$

图 6 给出了在移动列车荷载作用下两端竖向 和转动弹性支撑边界在典型参数组合下悬浮隧道 关键位置的 $v(\bar{x},\tau) - \tau$ 时程响应曲线,在计算时 发现所截取的模态阶数为 10 时响应值已经基本收 敛,因此最终选择 N=15 时的响应结果.由图 6 可 知,跨内关键点竖向位移的较大值出现在移动荷载 行驶于跨内时刻,即 τ 处于[0,0.2]区间,同时最大 值均出现在移动荷载列经过该关键点位置时刻.各 种边界条件下 k_f 的大小对各关键位置的响应曲线 存在显著影响,一般而言, k_f 越大,位移响应值也 越大.此外,在图 6(a)和图 6(b)所示的 EC1 边界条 件下, s_1 与 s_2 对端部竖向响应值存在影响,因为其 存在响应值不为 0.







Fig.7 Envelope diagram of responses by moving loads for the SFT with vertical elastic supports at both ends

位移响应的极值是研究者关注的重点,同时为 了更充分地描述移动荷载响应的规律,图 7 和图 8 分别绘出了各种结构参数组合下悬浮隧道结构采用 EC1 和 EC2 两种边界条件的移动荷载响应包络

图.由图 7 可知: k_f 取相同值而 s_1 、 s_2 取不同值时 跨中附近位置的竖向最大位移值基本一致;在 k_f 取 10³、10⁴和 10⁵ 三种情况下,s的大小对两端竖 向最大位移值有显著的影响,随着 s的增大,两端 最大位移值逐渐变小,最终变为 0.总的说来,悬浮 隧道结构跨内部分的最大位移值基本上由 k_f 决 定,而端部位移与 s_1 、 s_2 取值有关,端部约束刚度 的增加有抑制端部竖向振动的作用.在图 7(c), 7 (f), 7(i)中 $s_2 \rightarrow \infty$ 时右端竖向位移为 0,更是说明 了这一点,因此在实际工程中,s的取值需大至一 定程度,用以抑制端部位移.

在图 8 所示的多组参数组合下 EC2 两端转动 弹性约束时悬浮隧道的移动荷载响应包络图,其中 k_f 选取 10³、10⁴ 和 10⁵ 三组值, s_3 和 s_4 的关系考 虑三种情形(即 $s_3 = s, s_4 = s; s_3 = s, s_4 = 10s; s_3 = s, s_4 \rightarrow \infty$), s 的取值为 s = 0, 100, 102, 103 和 $s \rightarrow \infty$ 五种情况.由图 8 可知, 跨中部分的竖向最大位移 取决于 k_f 值的大小, $h = 10^3$ 、10⁴ 和 10⁵ 三组值对 应的无量纲竖向位移可知, k_f 越大, 跨中部分最大 竖向位移越小.不论 s_3 和 s_4 取值多少, 两端的竖向 位移均为 0, 这与 EC2 边界条件下两端竖向位移已 经约束有关; 靠近端部区域的竖向最大位移则与 s_3, s_4 的大小密切相关, 整体上该区域的竖向最大 位移随着 s 的增大而变小.此外还可发现, 无论 k_f 的取值与 s_3 、 s_4 的关系如何, $\exists s$ 增至 10³ 时, 其位 移包络图已与 $s \rightarrow \infty$ 时非常接近.



Fig.8 Envelope diagram of responses by moving loads for the SFT with rotational elastic supports at both ends

3 结论

 1)在采用无量纲刚度 s 建立悬浮隧道两端各 类竖向或转动弹性约束刚度联系的前提下,通过动 力学建模与自振特性研究,发现结构两端采用竖向 弹性约束边界 EC1 时频率的敏感区间为 s ∈ [10², 10⁴],采用转动弹性约束边界 EC2 时频率的敏感 区间为 $s \in [10^\circ, 10^2]$.s $\rightarrow 0$ 和 $s \rightarrow \infty$ 时,弹性约束 边界对应的各阶频率值均接近于相应理想边界的 频率值.

2) 竖向弹性支撑 EC1 边界对应的标准化正交 模态的端部值不为零,且其值随着 s 的增大而减 小,最终趋近于零,s₁ 与 s₂ 相等与否决定各阶模态 是否在跨度范围内具有对称性.竖向弹性支撑 EC2 边界对应的标准化正交模态端部竖向位移为零,端 部转角随着 s 的增大而减小,整体上振动模态形状 与正弦谐波类似,随阶次的增加交替基本呈现正对 称与反对称分布.

3) EC1 和 EC2 两种弹性边界条件下,列车移 动荷载引起的位移最大值出现在荷载经过该位置 时刻.跨中部分竖向最大位移值取决于 k_f 的大小; 靠近两端位置的竖向位移与边界竖向或弹性支撑 刚度值相关,s 的增大对该区域的竖向位移有抑制 作用.

综上所述,本文建立了一种求解水中悬浮隧道 结构自振特性与移动荷载响应的方法,实现跨内支 撑刚度、边界竖向或转动约束刚度与结构的振动行 为的关联,为悬浮隧道动力性能的分析提供了思 路.

参考文献

[1] 邹鹏旭,刘孟源,陈良志.波浪作用下悬浮隧道管体-锚索耦合系统水动力特性研究[J].现代隧道技术,2021,58(3):154-162.

ZOU P X, LIU M Y, CHEN L Z. Study on hydrodynamic characteristics of suspension tunnel tube and anchor cable coupling system under wave action [J]. Modern Tunnel Technology,2021,58(3):154-162. (in Chinese)

[2] 阳志文,张华庆,李金钊,等.波流作用下悬浮隧道 运动响应纵向截断模型试验研究 [J].海洋工程, 2021,39(2):44-52.

YANG Z W, ZHANG H Q, LI J Z, et al. Experimental study on longitudinal truncation model of suspension tunnel motion response under wave-current action [J]. Ocean Engineering, 2021, 39(2): 44-52. (in Chinese)

 [3] 丁浩,程亮,李科. 悬浮隧道结构动力响应研究进展与展望[J]. 隧道建设(中英文),2019,39(6): 901-912.

DING H, CHENG L, LI K. Research progress and prospect of dynamic response of suspension tunnel structures [J]. Tunnel Construction (English and Chinese), 2019, 39(6): 901-912. (in Chinese)

[4] FOGAZZI P, PEROTTI F. The dynamic response of seabed anchored floating tunnels under seismic excitation [J]. Earthquake Engineering & Structural Dynamics, 2000, 29(3). [5] 童俊辉,彭剑,符翔,等.水下悬浮隧道张力腿的时 滞减振控制研究 [J].振动与冲击,2021,40(15): 48-53.
TONG J H, PENG J, FU X, et al. Research on time-delay vibration control of tension leg in underwater suspension tunnel [J]. Journal of Vibration

and Shock, 2021, 40(15): 48-53. (in Chinese) 易壮鹏, 李小超, 曾有艺. 张力腿悬浮隧道的动力

[6] 易壮鹏,李小超,曾有艺.张力腿悬浮隧道的动力 学模型和自振特性[J].中外公路,2019,39(1): 180-184.
YIZP,LIXC,ZENGYY.Dynamic model and

natural vibration characteristics of tension leg suspension tunnel [J]. Chinese and Foreign Highways, 2019, 39(1): 180-184. (in Chinese)

- [7] 刘迁苹.水下悬浮隧道断索、碰撞的分析模型及动态
 响应研究 [D].大连:大连理工大学,2021.
 LIU Q P. Analysis model and dynamic response Research of cable break and collision in underwater
 Suspension Tunnel [D]. Dalian: Dalian University
 of Technology, 2021. (in Chinese)
- [8] 蒋树屏,李勤熙.不同断面型式悬浮隧道管段波动 特性实验研究[J].地下空间与工程学报,2019, 15(2):416-422.
 JIANG S P, LI Q X. Experimental study on fluctuation characteristics of suspension tunnels with different sections [J]. Chinese Journal of Underground Space and Engineering, 2019, 15(2):416-422.
 (in Chinese)
- [9] 阳帅,颜晨宇,巫志文.随机地震作用下悬浮隧道 锚索的动力响应分析 [J].防灾减灾工程学报, 2021,41(2):304-310.
 YANG S, YAN C Y, WU Z W. Dynamic response analysis of suspension tunnel anchor cable under random earthquake [J]. Journal of Disaster Prevention and Mitigation Engineering,2021,41(2):304-310. (in Chinese)
- [10] 罗刚,郭正儒,张玉龙,等.水下爆炸-波浪联合作 用下悬浮隧道响应分析 [J].振动与冲击,2022, 41(6):256-264,288.

LUO G, GUO Z R, ZHANG Y L, et al. Response analysis of suspension tunnel under the combined action of underwater explosion and wave [J]. Journal of Vibration and Shock, 202, 41(6): 256-264, 288. (in Chinese)

[11] SATO M, KANIE S, MIKAMI T. Mathematical analogy of a beam on elastic supports as a beam on elastic foundation[J]. Applied Mathematical Modelling, 2008, 32(5):688-699.

[12] 项贻强,林享,陈政阳.移动荷载作用下悬浮隧道 动力响应分析 [J].振动与冲击,2018,37(4):82-87.

> XIANG Y Q, LIN H, CHEN Z Y. Dynamic response analysis of suspension tunnel under moving load [J]. Journal of Vibration and Shock, 2018, 37 (4): 82-87. (in Chinese)

[13] 董满生,张嫄,唐飞,等.等间距移动荷载作用下水 中悬浮隧道管体的位移响应[J].应用力学学报, 2016,33(5):760-765,931.

> DONG M S, ZHANG Y, TANG F, et al. Displacement response of suspended tunnel under equidistant moving loads [J]. Chinese Journal of Applied Mechanics, 2016, 33(5): 760-765,931. (in Chinese)

- [14] TARIVERDILO S, MIRZAPOUR J, SHAHMAR-DANI M, et al. Vibration of submerged floating tunnels due to moving loads[J]. Applied Mathematical Modelling, 2011, 35(11):5413-5425.
- [15] 田雪飞,董满生,逢焕平,等.海洋内波和洋流联合 作用下水中悬浮隧道的动力响应[J].应用数学和 力学,2014,35(1):71-80.

TIAN X F, DONG M S, PANG H P, et al. Dynamic response of floating tunnel in water under combined action of internal waves and ocean currents [J]. Applied Mathematics and Mechanics, 2014, 35(1); 71-80. (in Chinese)

[16] 张嫄,董满生,唐飞.冲击荷载作用下水中悬浮隧 道的位移响应 [J].应用数学和力学,2016,37(5): 483-491. ZHANG Y, DONG M S, TANG F. Displacement response of suspension tunnel in water under impact load [J]. Applied Mathematics and Mechanics, 2016, 37(5): 483-491. (in Chinese)

- [17] 项贻强,高超奇,杨云深.两端任意约束的弹性支 撑梁在移动荷载下的动力响应 [J].哈尔滨工业大 学学报,2022,54(3):12-19.
 XIANG Y Q, GAO Q, YANG Y S. Dynamic response of elastic supported beams with arbitrary constraints at both ends under moving loads [J]. Journal of Harbin Institute of Technology, 2022, 54(3):12-19. (in Chinese)
- [18] LUONGO A, REGA G, VESTRONI F. Planar nonlinear free vibrations of an elastic cable [J].International Journal of Non-Linear Mechanics,1984,19(1): 39-52.
- [19] REGA G, BENEDETTINI F. Planar non-linear oscillations of elastic cables under subharmonic resonance conditions [J]. Journal of Sound and Vibration, 1989, 132(3): 367-381.
- [20] XIE J M, CHEN J Y. Dynamic response analysis of submerged floating tunnel-canyon water system under earthquakes [J]. Applied Mathematical Modelling, 2021, 94: 757-779.
- [21] 张莹. 400km/h 高速动车组车体载荷谱研究 [D]. 北京:北京交通大学, 2019.
 ZHANG Y. Research on load spectrum of 400km/h high speed EMU [D]. Beijing: Beijing Jiaotong University, 2019. (in Chinese)