Vol. 50 No. 11 Nov. 2022

文章编号: 0253-374X(2022)11-1567-11

**DOI:** 10. 11908/j. issn. 0253-374x. 22290

# 基于半解析有限元法的多层复合环面周向导波计算

余旭东1.秦 荣1.沈 海1.左 鹏2.邵照宇3

(1. 北京航空航天大学, 字航学院, 北京 100191; 2. 新加坡科技研究局, 先进再制造和技术中心, 新加坡 637143; 3. 中国航发商用航空发动机有限责任公司, 先进技术研究部, 上海 200241)

摘要:周向超声导波在多层复合圆管的快速缺陷检测与定量材料表征方面具有优秀的应用潜力,结合传感器网络技术,可构建智能材料与结构。精确计算周向导波的频散特性是实现上述目标的关键。传统的频散曲线求解方法大多只适用于各向同性介质且单层环面的情形,而对于工程结构中多层复合圆管则难以甚至无法求解。从弹性波动理论出发,结合COMSOL Multiphysics 商用分析平台,发展了半解析有限元(SAFE)方法的计算框架,实现了对周向导波频散关系的精确求解,并在两种典型工业复合圆管结构中得到应用验证。研究表明,所提出的方法可以计算任意材料属性、任意层数以及任意环向截面形状的复合圆管中周向导波的频散曲线,具有重要的工程应用价值。

关键词:周向超声导波;半解析有限元法;多层复合圆管;频 散曲线

中图分类号: O426.2 文献标志码: A

# Computation of Circumferential Guided Ultrasonic Waves in Multilayered Composite Annuli Using Semi-Analytical Finite Element Method

YU Xudong<sup>1</sup>, QIN Rong<sup>1</sup>, SHEN Hai<sup>1</sup>, ZUO Peng<sup>2</sup>, SHAO Zhaoyu<sup>3</sup>

(1. School of Astronautics, Beihang University, Beijing 100191, China; 2. Advanced Remanufacturing and Technology Centre, Singapore 637143, Singapore; 3. Aero Engine Corporation of China, Commercial Aircraft Engine Co. Ltd., Shanghai 200241, China)

**Abstract**: Circumferential ultrasonic guided waves feature the excellent potential of rapid screening and characterizing multilayered composite cylindrical structures, whilst the key to achieving these is to extract their dispersion relations. The traditional approaches for solving dispersion equations are only applicable for isotropic single-layer annulus, which

however, are difficult or even impossible to solve guided waves in anisotropic multilayered annuli. This paper develops a semi-analytical finite element (SAFE) approach to compute circumferential guided waves based on elastodynamics, via COMSOL Multiphysics coefficient PDE (partial differential equation) platform. The method and associated results are cross validated by the dispersion curves reported in the literature, and are then applied to two typical engineering cylindrical structures. The proposed approach has manifested itself by extendable applications in industry, as it potentially allows for the computation of circumferential guided waves in multilayered composite annuli with arbitrary material properties, arbitrary number of layers, and arbitrary circumferential cross-sectional shapes.

**Key words:** circumferential guided waves; semianalytical finite element method; multilayered composite annuli; dispersion curves

多层复合圆管结构,相较于单层圆管,在比强度、比模量、线膨胀系数、耐腐蚀性、抗疲劳性和阻尼系数等方面具有显著优势,已发展成为航空航天、能源化工、船舶海洋等工业领域广泛应用的重要承力构件。因其在高温、超压、腐蚀等复杂苛刻的环境/条件下长时服役,复合圆管结构受疲劳、老化、应力集中、冲击载荷等因素影响,在结构内部及层间界面处易产生多尺度、多形态的缺陷损伤,如分层脱粘、变形、裂纹、腐蚀、凹坑等,进而严重削弱系统整体的承载能力和服役寿命。因此,针对多层复合圆管结构开展快速有效的无损检测尤为重要。超声导波是一种声场能量能够沿波导结构传播的弹性波,并在圆管类结构中可遍及整个壁厚;以超声导波为基础的无损检测与结构健康监测方法,

收稿日期: 2022-06-18

基金项目: 国家自然科学基金项目(12004026);中国科协青年人才托举工程项目(2020QNRC002);中央高校基本科 研业务费专项资金资助。

第一作者: 余旭东(1990—),男,副教授,博士生导师,工学博士,主要研究方向为超声学、超声无损检测、智能材料与结构。

通信作者: 余旭东(1990—), E-mail: yxudong@buaa. edu. cn

左鹏(1987一),男,研究员,工学博士,主要研究方向为超声无损检测。E-mail: zuop@artc. a-star. edu. sg



因其具有传播距离长、检测效率高、激发/接收方式灵活、缺陷辨识能力强等优点,已被应用于圆管类结构的 缺陷检测与表征。

超声导波检测技术的发展起始于对平板中传播 导波的详细研究。Lamb最早在研究无限大平板中 传播的正弦波时发现兰姆波现象[2],包括振动模态 沿平板中性面对称分布的对称S模式波(symmetric mode)与振动模态沿中性面反对称分布的反对称 A 模式波(antisymmetric mode),并给出其严格的解析 描述。Love<sup>[3]</sup>在研究各向同性弹性半空间上覆盖另 一种层状介质的结构中的波传播过程中发现水平剪 切(SH)波现象,平板中SH波位移与兰姆波波场正 交,其振动模态沿板厚呈现水平剪切特征。类似于 板波(即Lamb波与SH波)[4],沿着圆管及圆柱状结 构轴向传播的柱面导波亦被发现[5]。Cawley等[6]对 管道中轴向导波的频散特性和缺陷散射规律开展深 入研究,并将轴向导波技术成功应用于油气工业管 道的长距离、快速检测。通过沿圆管轴向传播的柱 面导波,可从单个超声换能器位置检测获取沿管道 轴向约50 m(即正负方向各25 m)范围内的裂纹、腐 蚀等缺陷,并能将其与管道固有的焊接、法兰结构等 有效区分[7]。随着工业用复合圆管的尺寸、层数的 不断增加以及管道所处周围介质(如液体、包覆层 等)的影响,轴向导波在管中传播时会呈现较大的 衰减系数,其检测范围和检测能力愈受限制[8],难以 对圆管结构中的危险局部位置开展更为准确的缺陷 检测与环面材料表征。而沿着圆管环面传播的周向 导波亦具有扫查整个横截面的能力并对轴向裂纹、 径向疲劳裂纹和分层缺陷等具有较高的检测灵敏 度,可有效表征复合圆管局域内的多种类型缺陷,相 关检测技术因此也获得越来越多的关注与研究。

厘清多层复合圆管中周向导波模式的频散特性(即频散曲线,描述导波相速度或能量速度随着频率改变的变化规律)是开展相关环面检测的首要前提。频散曲线可为选择最合适的导波模式和激励频率范围提供重要依据,以实现特定导波模式(对)的最佳激励和波传播条件;同时其亦能指导超声导波检测信号的分析与处理,实现缺陷的有效检测定位以及对其他结构特征的辨识。然而,工业用多层复合圆管呈现显著的各向异性,尤其是复合材料圆管中各层不同的纤维取向亦带来不可忽略的非均匀性。复杂的材料/结构特征将使得多层复合环面中周向导波问题的解析求解尤为艰巨。

文献中关于管中周向导波问题研究及频散曲线

提取工作,相较于轴向导波少,起始于Viktorov明晰 圆柱状结构中周向导波与平板结构中导波传播特性 的主要差别在于圆柱状结构凸面可支撑表面波的传 播,其凹面则不可支撑,而平板的两个表面均可支撑 表面波的传播,并可由此推导出单层环面中类兰姆 波的特征方程[9]。与平板中的导波传播类似,在均 匀各向同性介质环面中,周向导波亦可分为周向水 平剪切(CSH)波和周向类兰姆(CLT)波。Liu等[10] 基于频散方程的解析表达式给出不同厚度/半径比 下的各向同性介质环面中CLT模式的频散曲线及 位移场的数值结果。此外,Zhao等[11]利用贝塞尔函 数扩展位移场解析推导出CSH模式的频散方程,计 算了CSH模式的频散曲线以及沿管壁厚度方向的 位移和应力场。然而,该方法在较大环半径(即贝塞 尔函数阶数较高)情形下较难适用,高阶数、小变量 的贝塞尔函数求解时会出现计算效率低、数值上不 稳定、可计算频散空间有限等问题[12]。为了克服上 述寻根(root-finding)方法的局限性,Gridin等[13]在研 究圆形钢环中周向导波的传播问题时,引入多种渐 近方法替代控制特征方程中的贝塞尔函数以推导出 周向导波模式的频散关系,但该类高频渐进分析方 法仅仅适用于单层各向同性介质环面。

为进一步研究各向异性材料多层环面中周向导波的频散曲线,Lowe<sup>[14]</sup>总结传递矩阵法(transfer matrix method)和全局矩阵法(global matrix method),构建并求解多层结构导波问题的频散方程。然而这两种方法均有局限性,即当结构层数/厚度逐渐增大时,利用传递矩阵法求解超越方程变得既困难又费时,将会出现'large f•d'问题(f为频率,d为结构厚度)。该类问题是指在导波求解过程中出现频厚积(f•d)较大的情形时,会出现矩阵的病态现象,导致计算不稳定且误差增大。全局矩阵法对传递矩阵法进行了修正,可消除传递矩阵法中出现大频厚积情形计算精度损失的问题,但对于层数较多的情况,全局矩阵方法仍需处理较大的矩阵,计算量显著增大。

采用上述两种矩阵方法求解各向异性多层复合圆管中的周向导波频散问题已有相关研究。Towfighi等[15]引入傅里叶级数扩展未知位移函数,以求解横观各向同性圆管中周向导波的频散曲线。Yu等[16]基于线性三维弹性,利用Legendre正交多项式级数展开法确定均质正交各向异性圆管中周向导波的频散曲线。上述方法求解各向异性多层圆管结构中周向导波问题通常计算量较大。为进一步提升计算效率,Lugovtsova等[17]基于比例边界有限元法(scaled boundary finite element

method, SBFEM)计算得到铝—碳纤维多层复合圆管中周向导波的频散曲线及模态。Lin等[18]将Floquet边界条件方法与扫频有限元方法(sweeping frequency finite element modeling, SFFEM)相结合,高效求解了正交各向异性多层复合材料圆管中的周向导波频散曲线并加以实验验证。

半解析有限元(semi-analytical finite element, SAFE)方法被广泛用于求解描述导波传播的特征 方程,通过采用有限元网格对波导结构的横截面进 行离散,而在波传播方向上(即与波导截面垂直的方 向)采用解析描述[19],将三维波导问题转化为二维模 型进行求解(不改变三维线弹性假设),进而大幅减 小计算成本。SAFE方法最初被用于替代一些较为 传统的解析求解过程(全局矩阵法、传递矩阵法等) 以解决经典的'large f•d'导波问题。Van Velsor<sup>[20]</sup> 提出SAFE方法数学框架以求解含粘弹性材料的多 层各向同性圆管中周向导波的频散曲线。Matuszyk 等[21]提出一种将SAFE方法与完全匹配层(PML)技 术相结合的手段,求解了埋地圆管中的周向导波频 散曲线。Lin等[22]基于所提出的场变分方法,改进了 已应用于直波导的半解析技术以研究各向异性圆管 中周向导波传播问题,并计算了复杂周向截面结构 中周向导波的频散曲线。文献报道中,通过独立编 程手段执行SAFE方法,已成功求解各向异性[23]、埋 地[24]或水浸[25]的圆管结构中周向导波的频散曲线。 而本课题组与合作者以及多个国内外研究组则借助 于商用有限元分析平台 COMSOL Multiphysics 在笛 卡尔坐标系下执行SAFE方法,已成功求解具有任 意材料属性[26]、任意截面形状[27]以及任意预应力边 界条件[28]的波导问题,并能求解固埋[29]、液浸[30]等情 形下的频散曲线。其可望精确计算复杂圆管结构中 周向导波的频散曲线,对多层复合环面更具优势。

本文进一步借助COMSOL Multiphysics 商用平台在柱坐标系下执行SAFE方法,通过控制特征方程数学推导与弱形式偏微分方程求解模块,提出多层环面的SAFE计算模型,无需编写冗长程序代码,即可高效、准确计算具有任意材料属性、任意曲率、任意层数的多层复合圆管结构中周向导波的频散曲线。通过与文献中已有结果比较,交互验证该数值计算方法的准确性。本文选取工业中两种典型复合圆管结构,即金属—碳纤维双层环面和多层碳纤维树脂基复合材料环面,计算获取其中传播的所有周向导波模式的频散曲线,为后续对该类结构开展周向检测与表征提供有效基础。

## 1 理论框架及半解析有限元法

### 1.1 周向导波的控制方程

对具有任意截面形状波导结构中沿轴向传播的导波问题通常采用笛卡尔坐标系进行描述,而针对具有任意曲率板类结构中周向导波传播问题,需采用柱坐标系进行描述。在柱坐标系 $(r,\theta,z)$ 中,弹性体应力矩阵的正应力分量为 $\sigma_{rr}$ , $\sigma_{\theta\theta}$ , $\sigma_{zz}$ ,切应力分量为 $\sigma_{\thetaz}$ , $\sigma_{rz}$ , $\sigma_{r\theta}$ ;而应变包括法向应力长度方向的正应变 $\varepsilon_{rr}$ , $\varepsilon_{\theta\theta}$ , $\varepsilon_{zz}$ 以及切应力长度方向的切应变 $\varepsilon_{\thetaz}$ , $\varepsilon_{rz}$ , $\varepsilon_{r\theta}$ 。在柱坐标系中, $u_r$ , $u_\theta$  和 $u_z$ 分别表示r, $\theta$  和z 方向的变形,由于z 轴方向的分量 不随 z 变 化,其 应 变 张 量 分 量 为

$$\varepsilon_{11} = \varepsilon_{rr} = \frac{\partial u_r}{\partial r} 
\varepsilon_{22} = \varepsilon_{\theta\theta} = \frac{u_r}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_{\theta}}{\partial \theta} 
\varepsilon_{33} = \varepsilon_{zz} = 0 
\varepsilon_{23} = \varepsilon_{\theta z} = \frac{1}{2} \frac{1}{r} \frac{\partial u_z}{\partial \theta} 
\varepsilon_{13} = \varepsilon_{rz} = \frac{1}{2} \frac{\partial u_z}{\partial r} 
\varepsilon_{12} = \varepsilon_{r\theta} = \frac{1}{2} \left( \frac{1}{r} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} + \frac{\partial u_{\theta}}{\partial r} - \frac{u_{\theta}}{r} \right)$$
(1)

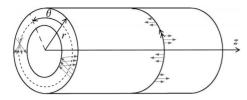
取弹性波导中一个无限小的体积微元,由力和 位移表示的平衡方程以及本构方程分别为

$$\nabla \sigma_{ik} + f_i = \rho \frac{\partial^2 u_i}{\partial t^2}, \tag{2}$$

$$\sigma_{ik} = C_{ikjl} \varepsilon_{jl}, \tag{3}$$

式中: $\rho$ 为介质密度;f为体力;t为时间变量; $C_{i\mu}$ 为四阶弹性系数张量。如不计体力,即 $f_i$ =0,式(2)可表示为r, $\theta$ 和z=个方向上应力分量的运动方程。将式(1)和式(3)代入r, $\theta$ 和z=个方向上应力分量的运动方程中可分别得到周向导波沿r, $\theta$ 和z方向上位移分量的运动方程。

周向导波是在圆管中沿着圆周 $\theta$ 方向传播的导波,其传播路径闭合;周向导波控制方程的解 $u_r,u_\theta$ , $u_z$ 分别为r轴, $\theta$  轴和z轴三个方向上的位移分量。在均匀各向同性环面中,周向导波分周向水平剪切(CSH)波和周向类兰姆(CLT)波两种。图1显示了圆管中周向导波的质点位移,其中CSH模式的质点运动方向(沿z轴)与波传播 $\theta$ 方向垂直,且在r轴和 $\theta$ 轴方向的位移分量均为零,即 $u_r=u_\theta=0$ ;CLT模式质点位移在 $r-\theta$ 面内,位移在z轴方向的位移分量为零,即 $u_z=0$ 。



周向导波模式的质点位移示意图

Fig. 1 Schematics of particle displacement for circumferential guided waves modes

#### 1.2 周向导波的半解析有限元(SAFE)求解方法

本文基于COMSOL Multiphysics 商用有限元分 析平台执行周向导波的SAFE计算方法,通过其中 的 PDE weak form 功能模块求解。对于周向传播的 导波,弹性介质中的波场不依赖于z方向,其位移矢 量u只是r和 $\theta$ 的函数。在广义平面应变假设下,z- $\theta$ 平面中的z向延伸到无穷大;波传播沿 $\theta$ 方向,并假 设其作简谐波形式 e<sup>-iωt</sup>,由函数 e<sup>iνt</sup>描述。波导中位 移矢量则可描述为

$$u_i(r,\theta,t) = U_i(r)e^{i(p\theta - \omega t)}$$
 (4)

式中: $i=\sqrt{-1}$  是虚数单位;p 是角波数,最早由 Viktorov 定义<sup>[9]</sup>,为环向波数 k与半径 R 的乘积(p=kR,量纲一),在半径R处可确定线性相速度值; $\omega$ =  $2\pi f$ 为角频率;下标 $i=r,\theta,z=1,2,3$ 对应全局坐标 系的自由度; $U_r(r)$ , $U_{\theta}(r)$ 和 $U_z(r)$ 分别表示各方向 上的波振幅。

由于符合广义平面应变假设,2轴方向的分量不 随z变化,即 $\partial/\partial z=0$ 。将波导中导波模式质点位移 分别对柱坐标系下三个方向求偏导可得:

$$\frac{\partial u_{i}}{\partial r} = \frac{\partial U_{i}}{\partial r} e^{i(p\theta - \omega t)};$$

$$\frac{\partial u_{i}}{\partial \theta} = U_{i}(ip) e^{i(p\theta - \omega t)};$$
(5a)

$$\frac{\partial u_i}{\partial \theta} = U_i(ip) e^{i(p\theta - \omega t)}; \tag{5b}$$

$$\frac{\partial u_i}{\partial z} = 0. (5c)$$

将式(5)代入r、 $\theta$ 和z方向的运动方程,等式两 边同除e<sup>i(pθ-ωt)</sup>项,化简可分别得到三个方向上控制 微分方程。计算真空环境下环面中周向导波的频散 曲线,圆管的内外表面须满足无应力边界条件,即在 r=a和r=b处, $\sigma_{rr}=0$ , $\sigma_{r\theta}=0$ , $\sigma_{rz}=0$ 。

控制微分方程及边界条件对应COMSOL Multiphysics中特征值问题的一般输入形式为

$$-\lambda^{2} e_{a} u + \lambda d_{a} u + \nabla (c \nabla u + \alpha u) - \beta \nabla u - a u = 0$$
(6)

式中: λ 为待求解的特征值,即周向导波模式对应的 角波数;u为对应的特征向量;系数矩阵 $e_a \ d_a \ c \ \alpha$ 、  $\beta$ 、 $\alpha$ 与控制方程参数对应。将控制偏微分方程转换 为特征值问题的一般表达式,以矩阵形式表示为

$$\begin{bmatrix} C_{1111} & C_{1112} & C_{11113} \\ C_{1211} & C_{1212} & C_{1213} \\ C_{1311} & C_{1312} & C_{1313} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{\partial^2 U_r}{\partial r \partial r} \\ \frac{\partial^2 U_{\theta}}{\partial r \partial r} \\ \frac{\partial^2 U_z}{\partial r \partial r} \end{bmatrix} + \left( p \right) \frac{i}{r} \begin{bmatrix} C_{1112} + C_{1211} & C_{1122} + C_{1212} & C_{1123} + C_{1213} \\ C_{1212} + C_{2211} & C_{1222} + C_{2212} & C_{1223} + C_{2313} \\ C_{1312} + C_{2311} & C_{1322} + C_{2312} & C_{1323} + C_{2313} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{\partial U_r}{\partial r} \\ \frac{\partial U_{\theta}}{\partial r} \\ \frac{\partial U_{\theta}}{\partial r} \end{bmatrix} + \left( -p^2 \right) \frac{1}{r^2} \begin{bmatrix} C_{1212} & C_{1222} & C_{1222} & C_{1223} \\ C_{2212} & C_{2222} & C_{2223} \\ C_{2312} & C_{2322} & C_{2323} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} U_r \\ U_{\theta} \\ U_z \end{bmatrix} + \frac{1}{r^2} \begin{bmatrix} -C_{2212} + C_{1222} & -C_{2212} & C_{1223} \\ C_{1222} + C_{2222} & C_{1223} & C_{1223} \\ C_{2312} & C_{2322} & C_{2323} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} U_r \\ U_{\theta} \\ U_z \end{bmatrix} + \frac{1}{r^2} \begin{bmatrix} -C_{2222} & C_{2212} & 0 \\ C_{1222} - C_{1212} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} U_r \\ U_{\theta} \\ U_z \end{bmatrix} + \frac{1}{r^2} \begin{bmatrix} C_{1111} - C_{2211} & C_{1112} - C_{2212} & C_{1113} - C_{2213} \\ C_{1311} & C_{1312} & C_{1313} & C_{1313} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{\partial U_r}{\partial r} \\ \frac{\partial U_\theta}{\partial r} \\ \frac{\partial U_\theta}{\partial r} \\ \frac{\partial U_\theta}{\partial r} \end{bmatrix} + \rho \omega^2 U_j \delta_{ij} = 0$$

式中: $\delta_{ij}$ 为Kronecker符号。式(7)为二次特征值问

题,为将其转换为线性形式进行简化求解,需引入一

个新变量  $V_j = pU_j$ ;式(6)待求解的特征向量定义为  $\mathbf{u} = [U_1 \quad U_2 \quad U_3 \quad V_1 \quad V_2 \quad V_3]^{\mathrm{T}}$ 。根据式(7)可确定 COMSOL Multiphysics 中待求解的特征值 $\lambda = p$ ,以及相应的系数矩阵。刚度矩阵采用 Voigt 标注形式。对该特征值问题在频域下求解时,通过指定单个频率 $\omega$ ,可计算获得所研究波导结构中所有导波模式的特征值波数 p 及其特征向量  $\mathbf{u} = [U_1 \quad U_2 \quad U_3 \quad V_1 \quad V_2 \quad V_3]^{\mathrm{T}}$ ;在多个频率下重复上述计算即可获得各导波模式在所研究频率范围内的频散曲线。

本文中研究多层复合环面波导问题的SAFE计算模型如图2所示。在COMSOL Multiphysics平台中选择二维轴对称组件,采用系数型偏微分方程(coefficient PDE)模块;模型构建采用柱坐标系,坐

标变量为r, $\theta$ ,z;圆管内径为a,外径为b,管壁厚度即为b-a。设置圆管内外表面满足无应力边界条件;圆管在z轴无限延伸,则沿z向设置波导截面的周期性边界条件。周向导波沿 $\theta$ 方向传播,波函数用 $e^{i\theta}$ 表示,其中角波数p与环向波数k的关系为p=kb。该圆管的SAFE模型采用二阶拉格朗日三角形网格进行截面划分,在z=0和z=h边界上设置周期性边界条件以模拟z向无限大圆管,如式(8)所定义。在该模型设置中,k可选取相对壁厚较小的高度值,减少划分网格数量,并有效避免导波振动模态在较大k值情形下的重复分布[31]。

$$n_{z=0} \cdot (c\nabla u + \alpha u - \gamma)_{z=0} = n_{z=h} \cdot (c\nabla u + \alpha u - \gamma)_{z=h}, u_{z=0} = u_{z=h}.$$
(8)

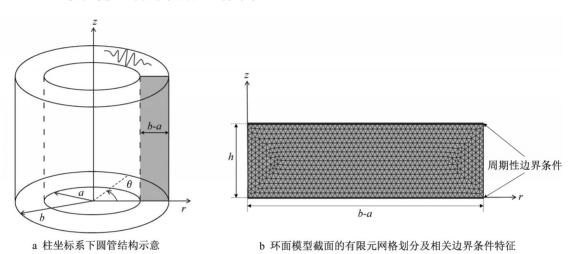


图 2 COMSOL Multiphysics 平台中建立的 SAFE 计算模型 Fig. 2 Diagrams for SAFE modelling via COMSOL Multiphysics

通过环面 SAFE 模型计算提取周向导波的频散 关系时,先根据上述求解方法在频率—波数域求解特 征方程的根p,由角波数p计算出在任意半径R处的 环向波数 k(k=p/R),然后分别求出多层结构中任 意半径处的相速度  $(c_p=\omega/k=\omega R/p)$  和群速度  $(c_g=\partial\omega/\partial k)$ ,以获得其频散曲线。其中,相速度  $c_p$ 从环的内径到外径线性增大。这种相速度随半径增 大而增大的现象是在环面沿厚度方向保持相位不变 的必要条件,且属于波沿着曲面传播时的独特现象。

通过周向 SAFE 计算,对环面周向导波的模态特性进行研究,旨在识别可用于筛选的适当模式—频率组合,并预测其对多层复合环面不同区域缺陷的检测灵敏度。为了选择感兴趣的解决方案,在网格的每个节点位置使用 $P_{\xi} = -\langle v_{j} \tau_{jj} \rangle$  计算模式的时

间平均功率流。式中, $P_{\varepsilon}$ 为坡印亭(Poynting)矢量 在 $\xi_i$ 方向上分量, $\langle \bullet \rangle_i$ 为一段时间内的时间平均值;  $v_i$ =一i $\omega U_i$ 为速度分量; $\tau_{ji}$ 为应力张量;下标 i,j=1,2,3分别表示  $r,\theta,z$ 方向。

## 2 周向导波SAFE计算模型与验证

本节基于1.2节周向 SAFE 方法求解单层各向同性圆管中周向导波的频散曲线,计算结果与公开文献中所报道的频散曲线结果比较,以验证周向 SAFE 方法及其计算执行的准确性。所用验证算例中各向同性圆管的几何与材料参数见表1。用于计算环向波数k的半径对应空心圆管的外径b;圆管的内外径比定义为 $\eta=IR/OR=a/b$ 。

首先将周向 SAFE 方法计算得到的  $\eta = 0.1$  铝

表 1 公开文献报道算例中空心圆管的几何与材料参数

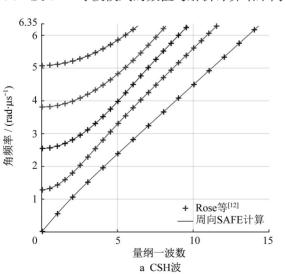
Tab. 1 Geometric and material properties for circular tubes reported in the literature

验证算例	内外径 比η	密度 $ ho/(kg \cdot m^{-3})$	体纵波波速 $c_I/(\text{m} \cdot \text{s}^{-1})$	
铝制空心圆管	0. 1	2 700	6 420	3 020
钢制空心圆管	0.5	7 850	5 960	3 230

管中CLT模式的频散曲线与Towfighi等论文<sup>[15]</sup>中报道的 $\bar{k}$  –  $\bar{\omega}$ 频散曲线进行比较,结果如图 3 所示。其中,量纲一化波数为 $\bar{k}(\bar{k}=k(b-a))$ ,量纲一化角频率为 $\bar{\omega}(\bar{\omega}=\omega(b-a)c_{\rm T}=\omega(b-a)\sqrt{\rho/\mu})$ 。式中, $c_{\rm T}$ 为各向同性介质中传播的体横波波速; $\mu$ 为介质的拉梅常数。由图 3 中两种方法计算结果的比较可知,周向 SAFE 方法计算得到的频散曲线与文献中解析方法计算得到的频散曲线结果高度吻合,在所研究的频率范围内各 CLT模式波数对应的最大相对误差均小于 1.7%。

根据上述  $k - \omega$  频散关系,即可计算周向导波在圆 管 任 意 半 径 R 处 的 相 速 度  $(c(R) = \overset{-}{\omega} \cdot R \cdot c_{\text{T}} / (\overset{-}{k}b))$  和 群 速 度  $(c_{\text{g}} = \partial \omega / \partial k = \overset{-}{\partial \omega} \cdot c_{\text{T}} / \overset{-}{\partial k})$ 。

类似地,本节采用周向SAFE方法进一步计算了内外径比 $\eta$ =0.5的铁制空心圆管中CLT和CSH模式导波的频散曲线,并与Rose等[12]在公开文献中报道的对应kd- $\omega$ 频散曲线进行比较,结果如图4所示。CSH及CLT导波模式的数值与解析计算结果高



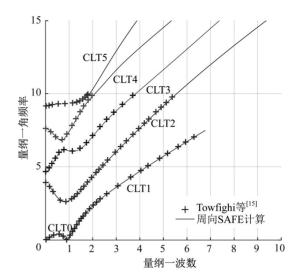


图3 内外径比为0.1 铝制空心圆管中CLT 导波模式的量纲 一角频率与量纲一波数的频散曲线

Fig. 3 Dispersion curves of relation between dimensionless frequency and dimensionless wavenumber for an aluminum circular tube with a ratio of inner diameter to outer diameter of 0.1

度吻合,最大相对误差为 2.4%,有效验证了周向 SAFE 计算方法的准确性。相较于平板中的兰姆波,环面中 CLT 波的角频率—波数频散曲线图原点处出现新的导波模式,即 CLT 0模式,如图 4 b b b b c

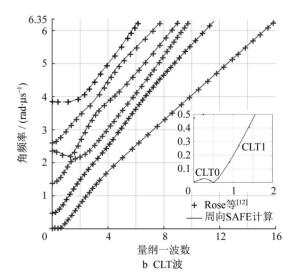


图 4 内外径比为 0.5 钢制空心圆管中周向导波模式的角频率与波数-厚度积的频散曲线

Fig. 4 Dispersion curves of relation between angular frequency and wavenumber-thickness product for a steel circular tube with a ratio of inner diameter to outer diameter of 0.5

迅速泄漏到环内,然后反射到外表面,从而形成新的导波模式。在平板中,由于板的两个表面都能支持表面波传播,因而不存在该种模式[10]。当环的内外径比值逐渐减小时,类似于S0板波的环面CLT模式将与其逐渐产生显著差异,该现象说明在具有较小内外径比值的环面上不能支持对称的波位移剖面。

# 3 工业用多层复合圆管结构中的周向 导波频散特性

相较于单层各向同性圆管,工业中常用多层复 合圆管结构,其在力学性能方面具有更大的裁剪自 由度,但在材料组分与结构构型方面亦更为复杂;因 此对该类多层复合圆管的加工制造、质量监控及服 役性能评估任务均更为艰巨。本文选取了工业中两 种典型复合圆管构件,即钢-碳纤维双层复合圆管和 多层碳纤维树脂基复合材料圆管。其中,钢-碳纤维 复合圆管常作为III型复合材料压力容器以用于储 存氢气[17];因其具有重量轻、可提高压缩气体储存效 率等优点,正逐渐代替I型全金属压力容器而应用。 而多层碳纤维树脂基复合材料圆管构件具有强度 高,寿命长、耐腐蚀,质量轻、密度低等优点,已被用 作无人机、机器人、卫星支承等工业设备中的关键承 载结构件。沿该类多层复合圆管中传播的周向导波 将携带多层环面中的材料/结构/缺陷信息:深入研 究并厘清其中周向导波的频散特性则可望形成高 效、准确的无损检测与评估技术。在实际检测过程 中,通常易测量导波模式沿空心圆管表面传播的相 速度或群速度,因此本节选取相速度与频率的关系 表征周向导波模式的频散曲线。

基于第2节验证的周向SAFE计算方法,进一步建模计算钢-碳纤维双层复合圆管中的周向导波。该双层复合圆管由各向同性钢制环面与各向异性碳纤维复合材料环面叠压而成。钢-碳纤维双层复合圆管的几何与材料参数:钢层的内径为30 mm,外径为32 mm,密度 $\rho$ =7 850 kg·m<sup>-3</sup>,体纵波波速 $c_L$ =5 960 m·s<sup>-1</sup>,体横波波速 $c_T$ =3 230 m·s<sup>-1</sup>;碳纤维层的内径为32 mm,外径为36 mm,密度 $\rho$ =1 600 kg·m<sup>-3</sup>。纤维方向沿圆周 $\theta$ 方向,表2给出表征碳纤维复合材料层正交各向异性对称性所需的9个独立弹性常数,然后可依据正交各向异性弹性常数转换得到碳纤维层的刚度矩阵。值得注意的是,复合圆管的外层碳纤维树脂基环面介质采用均匀

(homogeneous)假设,认为其正交各向异性刚度矩阵 在该层内各个位置是保持一致的。

表 2 碳纤维正交各向异性复合材料的弹性常数
Tab.2 Elastic properties for carbon fiber orthotropic composites

弹性模量/GPa	泊松比	剪切模量/GPa
$E_x = 154.1$	$\nu_{xy} = 0.33$	$G_{xy} = 7.092$
$E_{y} = 11.4$	$\nu_{yz} = 0.49$	$G_{yz} = 3.792$
$E_z = 11.4$	$\nu_{xz} = 0.15$	$G_{zx} = 7.092$

通过周向SAFE模型计算其特征值波束,图5则 给出该双层复合环面中周向导波的相速度频散曲线, 包含所研究频率范围内所有CLT模式与CSH模式。 其中环向波数及相速度对应的半径选取该环面内层 的外径值,图中虚线表示周向水平剪切(CSH)波的频 散曲线,实线表示周向类兰姆(CLT)波的频散曲线。 不同于平板中SHO模式,环面中CSHO模式出现频散 现象。其他高阶CSH模式亦发生频散,随着频率的 增加频散降低,均存在截止频率。CLT1模式随着频 率增加频散逐渐降低;其他高阶CLT模式亦均存在 截止频率。针对频散较低的周向导波模式-频率组 合,可激励对应导波模式,通过缺陷反射信号到达时 间以定位环面缺陷,并通过导波透射或反射系数推测 缺陷尺寸。针对频散较高的周向导波模式-频率组 合,可利用频厚积微小变化对应显著速度差的关系, 结合导波层析成像反演方法[32],可定量表征环面上 的腐蚀减薄特征或应用于其环面材料表征[33]。

通过周向SAFE计算进一步提取特征波数对应 的特征向量,可获取对应周向导波的传播模态。典 型地,图6分别显示100 kHz频率下钢-碳纤维双层 复合环面中CLT1模式、CSH0模式和CLT2模式的 波结构及坡印亭矢量分布情形,其中颜色幅值表示 导波模式能流密度的相对幅值(低至高:黑色至白 色):箭头表示导波模式的粒子位移(幅值与方向); 振动模态沿径向壁厚提取 $r, \theta, z$ 方向的位移分量与 各应力分量(下同)。由结果可知,不同周向导波模 式的声场能量汇聚于钢-碳纤维复合圆管的不同区 域,可依据能量分布以预测周向导波模式对钢-碳纤 维双层复合环面中不同区域的检测能力。例如,其 中CSH0模式的能量主要集中于内环(钢层),可能 对界面状态改变不灵敏;而CLT1模式和CLT2模 式部分能量局域于层间界面处,对界面处的分层脱 粘缺陷将呈现较高的检测灵敏度。同时,沿双层环 面的径向壁厚提取了各应力分量的分布情形,亦可 为各导波模式的缺陷检测灵敏度提供参考依据。

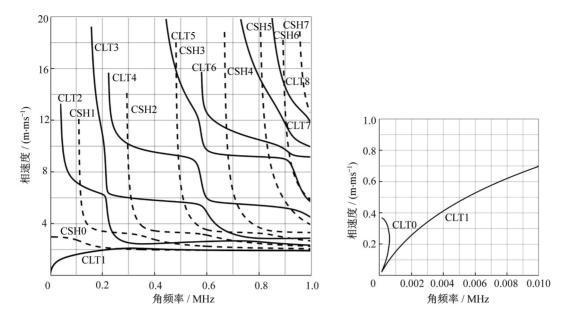


图5 钢-碳纤维双层复合环面中周向导波的相速度频散曲线

Fig. 5 Phase velocity dispersion curves of circumferential guided waves in steel-CFRP double-layered composite circular tube

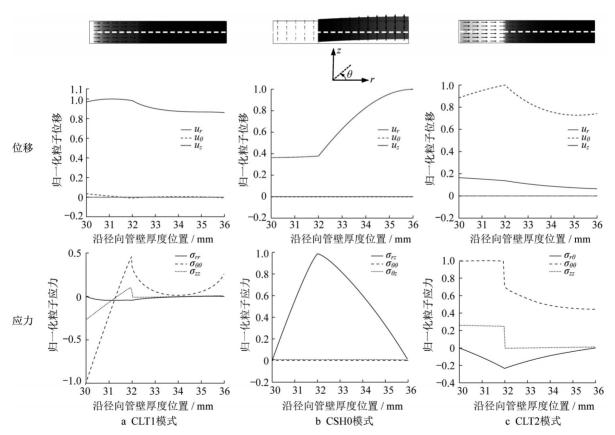


图 6 钢-碳纤维双层复合圆管中周向导波模式在 100 kHz 频率下典型波结构及坡印亭矢量分布示意图

Fig. 6 Diagrams of typical wave structure for varied circumferential guided wave modes in a steel-CFRP compound circular annuli, calculated by the SAFE method at 100 kHz

为观察不同模式在r, $\theta$ ,z方向上的位移分量占比情形,可沿圆管径向厚度(即虚线截取线)提取声场位移分量,可知CLT1模式的径向位移 $u_r$ 占主导,

内层(钢层)径向位移 $u_r$ 振幅略高于外层(碳纤维层) 径向位移幅值,周向位移 $u_\theta$ 和轴向位移 $u_z$ 几乎为0, 这与平板中反对称式(A)导波模式的模态类似。而 CSH0模式的轴向剪切位移 $u_z$ 占主导,内层(钢层)轴向位移 $u_z$ 幅值较低于外层(碳纤维复合层)轴向位移幅值,其径向位移 $u_r$ 和周向位移 $u_\theta$ 几乎为0,这与平板中水平剪切型(SH)导波模式的振动模态相似。CLT2模式的周向位移 $u_\theta$ 占主导,其轴向位移 $u_z$ 为0,模态与平板中对称式(S)导波模式相似。

第二类经典环面结构选取 12 层 T800/924 碳纤维增强树脂基复合材料圆管结构,其纤维铺层顺序为[ $(+45^{\circ}/-45^{\circ})3$ ] s,其中 s 表示为纤维铺层对称,每层厚度为 1 mm,叠压成形后的环面内径和外径分别为 138 mm 和 150 mm,密度 $\rho=1500$  kg·m<sup>-3</sup>。通过周向 SAFE 方法可计算该多层复合环面中周向导波的频散曲线,这里注意模型采用非均匀(heterogeneous)假设,即各层定义随纤维取向改变的单方向预浸料的刚度矩阵,其中纤维沿主轴  $0^{\circ}$ 方向定义刚度矩阵如表 3 所示。

借助于商用有限元平台 COMSOL Multiphysics,基于所提出的周向 SAFE 方法获得

### 表 3 单方向碳纤维增强树脂基 T800/924 复合材料的刚度 系数

Tab. 3 Elastic constants of unidirectional T800/924 CFRP composites

							GPa	
$C_{11}$	$C_{12}$	$C_{13}$	$C_{22}$	$C_{23}$	$C_{33}$	$C_{44}$	$C_{55}$	$C_{66}$
11.30	5.45	4.74	164.71	5.45	11.30	6.0	3. 28	6.0

T800/924多层复合材料环面中周向导波的频散曲线,如图7所示,其中环向波数、相速度的半径选取第四层环面的外径值。图7包含所研究频率范围内所有CLT模式与CSH模式。环面中CSH波的频散特性及振动模态均与板中SH波相似。这里CSH0模式与SH0板波类似,均具有非频散特性。工业中非频散的导波模式能够克服导波频散特性给信号处理带来的困难,最易直接应用于无损检测。高阶CSH模式均发生频散,且随着频率增加,其频散程度降低,均存在对应的截止频率。所研究频率范围内,各CLT模式频散曲线亦给出,其频散曲线并无相交。该现象在多层平板中亦然[34]。

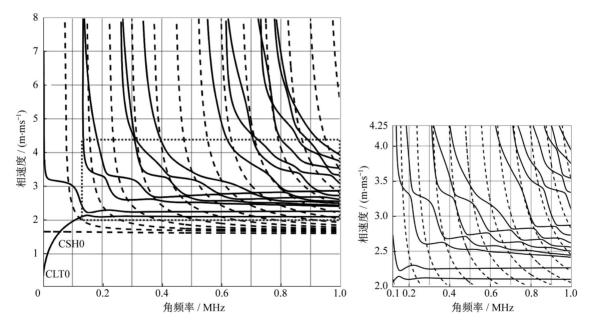


图 7 T800/924 多层复合环面中周向导波的相速度频散曲线(虚线表示周向水平剪切(CSH)波,实线表示周向类兰姆(CLT)波) Fig. 7 Phase velocity dispersion curves of circumferential guided waves in T800/924 multilayered composite circular tube(the dashed line representing the circumferential horizontal shear (CSH) wave, and the solid line representing the circumferential lamb-like (CLT) wave)

平板中水平剪切(SH)模式位移与兰姆波波场正交,其振动模态沿板厚呈现水平剪切特征。类似于平板中的 SH模式,周向水平剪切(CSH)模式位移与周向类兰姆(CLT)模式波场正交,其振动模态沿环面厚度呈现水平剪切特征,其粒子位移振动方向(沿z轴)与波传播 $\theta$ 方向垂直,且在r轴和 $\theta$ 轴方

向的位移分量均为零。图8显示了在300 kHz下由 周向SAFE方法计算得到的一系列高阶CSH模式 的波结构及坡印亭矢量分布情况。CSH模式的波 能量集中于多层复合材料环面中的不同区域及层间 界面且分布连续,其沿环面传播过程沿厚度方向传 递剪切应力,可望对各界面处的分层脱粘缺陷具有 较高的检测灵敏度。此外,CSH<sub>n</sub>导波模式的顺序根据其从低频到高频出现在频散曲线中的顺序进行索

引,亦与圆管厚度方向上水平剪切振动的节点数量 对应。

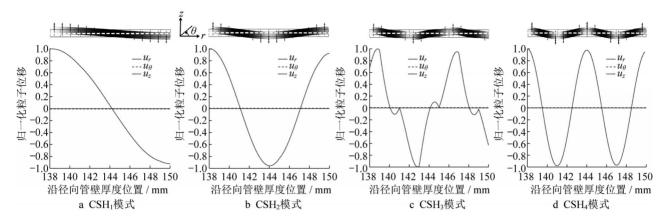


图8 T800/924 多层复合圆管中周向导波模式在300kHz频率下典型的高阶CSH模式的波结构及坡印亭矢量分布

Fig. 8 Diagrams of typical wave structure for varied circumferential guided wave modes in a T800/924 multilayered composite annuli, calculated by the SAFE method at 300 kHz

## 4 结论

本文提出了一种基于商用有限元平台 COMSOL Multiphysics 的半解析有限元(SAFE)执 行方法,可高效准确地计算多层复合环面中周向导 波的频散特性。文中首先从各向异性弹性波导的平 衡方程和几何关系出发,结合本构方程,推导了柱坐 标系下圆管结构中周向导波的控制微分方程;基于 周向 SAFE 法及特征值问题数学框架,借助 COMSOL Multiphysics 中弱形式系数偏微分方程模 块,实现了对任意圆管中周向导波模式频散关系的 精确求解,并交互验证该数值计算方法的准确性。 在此基础上,本文将所提出的周向SAFE方法应用 于工业中两种典型复合圆管结构,即金属-碳纤维双 层环面和多层碳纤维树脂基复合材料环面,有效计 算获取其中传播的所有周向导波模式的频散曲线, 并评估了不同周向导波模式应用于环面缺陷检测与 材料表征的潜力。

本文所提出的周向SAFE方法可计算任意材料 属性、任意曲率及任意层数的复合圆管中周向导波 的频散特性,并可推广至具有任意环向截面形状的 复杂结构中的导波问题求解。该方法的提出为获取 复杂材料与结构中周向导波的频散曲线提供了高效 且便捷的手段。在此工作的基础上,可以进一步开 展周向导波检测技术研究,并结合超声换能器/传感 器布置策略构建自诊断的智能材料与结构,实现对 该类工程多层圆管结构的质量控制与健康状态 监测。

### 作者贡献声明:

余旭东:提出研究选题、设计研究方案、修订论文、获取研究经费、指导性支持。

秦荣:实施研究过程、理论推导与计算、统计分析、起草论文。

沈海:实施研究过程、数值计算、调研整理文献。 左鹏:设计研究方案、修订论文、指导性支持。 邵照宇:技术与材料支持。

#### 参考文献:

- [1] KUNTE M V, SARKAR A, SONTI V R. Generalized asymptotic expansions for the wavenumbers in infinite flexible in vacuo orthotropic cylindrical shells [J]. Journal of Sound and Vibration, 2011, 330(23): 5628.
- [2] AULD B A. Acoustic fields and waves in solids [M]. 2nd ed. Malabar, Florida: Krieger Publishing Company, 1990.
- [3] LOVE A E H. Some problems of geodynamics [J]. Nature, 1912, 89: 471.
- [4] CHIMENTI D E. Guided waves in plates and their use in materials characterization [J]. Applied Mechanical Review, 1997, 50(5): 247.
- [5] CHREE C. The equations on an isotropic elastic solid in polar and cylindrical coordinates, their solutions, and applications [J]. Transactions of the Cambridge Philosophical Society, 1889, 14:250.
- [6] CAWLEY P. Practical long range guided wave inspection-applications to pipes and rail [J]. Materials Evaluation, 2003, 61(1):66
- [7] ALLEYNE D N, PAVLAKOVIC B, LOWE M J S, et al.

- Rapid, long range inspection of chemical plant pipework using guided waves [J]. AIP Conference Proceedings, 2001, 557: 180.
- [8] 李子明,何存富,刘增华,等.管道周向导波检测技术研究进展及展望[J].北京工业大学学报,2018,44(5):641.

  LI Ziming, HE Cunfu, LIU Zenghua, et al. Pipeline circumferential guided wave detection technology research progress and prospects [J]. Journal of Beijing University of Technology, 2018, 44(5),641.
- [9] VIKTOROV I A. Rayleigh and lamb waves, physical theory and applications [M]. New York: Plenum Press, 1967.
- [10] LIU Guoli, QU Jianmin. Guided circumferential waves in a circular annulus [J]. Journal of Applied Mechanics, 1998, 65 (2): 424.
- [11] ZHAO X L, ROSE J L. Guided circumferential shear horizontal waves in an isotropic hollow cylinder [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 2004, 115:1912.
- [12] ROSE J L. Ultrasonic guided waves in solid media [M]. Cambridge, United Kingdom: Cambridge university press, 2014.
- [13] GRIDIN D, CRASTER R V, FONG J, *et al.* The high-frequency asymptotic analysis of guided waves in a circular elastic annulus [J]. Wave Motion, 2003, 38: 67.
- [14] LOWE M J S. Matrix techniques for modeling ultrasonic waves in multilayered media [J]. IEEE Transactions on Ultrasonics, Ferroelectrics, and Frequency Control, 1995, 42, 525.
- [15] TOWFIGHI S, KUNDU T, EHSANI M. Elastic wave propagation in circumferential direction in anisotropic cylindrical curved plates [J]. Journal of Applied Mechanics, 2002, 69: 283.
- [16] YU Jiangong, WU Bin, HE Cunfu. Guided circumferential waves in orthotropic cylindrical curved plate and the mode conversion by the end-reflection [J]. Applied Acoustics, 2007, 68 (5): 594.
- [17] LUGOVTSOVA J, BULLING J, BOLLER C, et al. Analysis of guided wave propagation in a multi-layered structure in view of structural health monitoring [J]. Applied Science, 2019, 9(21): 4600.
- [18] LIN Jinyun, LI Jian, JIANG Can, *et al.* Theoretical and experimental investigation of circumferential guided waves in orthotropic annuli [J]. Ultrasonics, 2022, 123: 106715.
- [19] LIU Y J, HAN Q, LIANG Y J, et al. Numerical investigation of dispersive behaviors for helical thread waveguides using the semi-analytical isogeometric analysis method [J]. Ultrasonics, 2018, 83: 126.
- [20] VAN Velsor J K. Circumferential guided waves in elastic and viscoelastic multilayered annuli [D]. Ann Arbor: The Pennsylvania State University, 2009.
- [21] MATUSZYK P J. Modeling of guided circumferential SH and Lamb-type waves in open waveguides with semi-analytical finite element and perfectly matched layer method [J]. Journal

- of Sound and Vibration, 2017, 386: 295.
- [22] LIN Z, YU P, XU H. Numerical computation of circumferential waves in cylindrical curved waveguides [J]. International Journal of Computational Methods, 2020, 17 (10): 2050001.
- [23] DUAN W, GAN T H. Investigation of guided wave properties of anisotropic composite laminates using a semi-analytical finite element method [J]. Composites Part B: Engineering, 2019, 173: 106898.
- [24] DUAN W, KIRBY R. Guided wave propagation in buried and immersed fluid-filled pipes: Application of the semi analytic finite element method [J]. Computers and Structures, 2019, 212, 236.
- [25] MAZZOTTI M, MINIACI M, BARTOLI I. A numerical method for modeling ultrasonic guided waves in thin-walled waveguides coupled to fluids [J]. Computers and Structures, 2019, 212; 248.
- [26] MUKDADI O M, DESAI Y M, DATTA S K, et al. Elastic guided waves in a layered plate with rectangular cross section [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 2002, 112 (5): 1766.
- [27] YU Xudong, ZUO Peng, XIAO Jing, *et al.* Detection of damage in welded joints using high order feature guided ultrasonic waves [J]. Mechanical Systems and Signal Process, 2019, 126: 176.
- [28] ZUO Peng, YU Xudong, FAN Zheng. Acoustoelastic guided waves in waveguides with arbitrary prestress [J]. Journal of Sound and Vibration, 2020, 469: 115113.
- [29] ZUO Peng, YU Xudong, FAN Zheng. Numerical modeling of embedded solid waveguides using SAFE-PML approach using a commercially available finite element package [J]. NDT & E International, 2017, 90: 11.
- [30] ZUO Peng, FAN Zheng. SAFE-PML approach for modal study of waveguides with arbitrary cross sections immersed in inviscid fluid [J]. Journal of Sound and Vibration, 2017, 406 (4): 181.
- [31] PREDOI M V, CASTAINGS M, HOSTEN B, *et al.* Wave propagation along transversely periodic structures [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 2007, 121(4): 1935.
- [32] HUTHWAITE P, SEHER M. Robust helical path separation for thickness mapping of pipes by guided wave tomography [J]. IEEE Transactions on Ultrasonics, Ferroelectrics, and Frequency Control, 2015, 62(5): 927.
- [33] RATASSEPP M, RAO J, YU X D, et al. Modeling the effect of anisotropy in ultrasonic-guided wave tomography [J]. IEEE Transactions on Ultrasonics, Ferroelectrics, and Frequency Control, 2022, 69(1): 330.
- [34] UBERALL H, HOSTEN B, DESCHANPS M, et al.
  Repulsion of phase-velocity dispersion curves and the nature of plate vibrations [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 1994, 96(2): 908.