基于遗传算法的圆柱空腔吸声覆盖层参数优化研究

陶 猛^{1,2},赵 阳¹,王广玮¹

(1.贵州大学 机械工程学院,贵阳 550025;

2. 上海交通大学 机械系统与振动国家重点实验室, 上海 200240)

摘 要: 基于圆柱空腔吸声覆盖层二维理论推导吸声覆盖层单元 - 粘弹性圆柱管等效阻抗,结合传递矩阵法建立 吸声覆盖层声学性能分析简化模型。采用遗传算法对圆柱 - 圆台空腔吸声覆盖层多个材料、结构参数进行综合优化研 究。结果表明,较仅优化吸声覆盖层材料属性,对材料属性、结构多参数优化能获得更好宽频吸声性能。

关键词: 吸声覆盖层;遗传算法;简化模型;参数优化

中图分类号: TB56 文献标识码: A

Parameter optimization of sound absorption layer based on genetic algorithm

TAO Meng^{1,2}, ZHAO Yang¹, WANG Guang-wei¹

(1. School of Mechanical Engineering, Guizhou University, Guiyang 550025, China;

2. State Key Laboratory of Mechanical System and Vibration, Shanghai Jiao Tong University, Shanghai 200240, China)

Abstract: The application of a two-dimensional model of sound absorption layer containing periodic cylindrical holes indicates that: when a plane wave is normally incident, the acoustic performance of sound absorption layer can be controlled by the first axisymmetric wave, at the frequency where the propagating attenuation of the first mode is lower than that of other higher modes. On this basis, the effective impedance of a cylindrical tube, which represents the unit cell of sound absorption layer, was derived. Besides, together with the transfer matrix method, the simplified model for the acoustic performance prediction of sound absorption layer was provided. The genetic algorithm was used to simultaneously optimize the parameters of material properties and structure of sound absorption layer which contains periodical cylindrical-conical holes. It is concluded that compared to the method of single optimization of material properties, the method of simultaneous optimization of material properties and structural parameters may result in a higher sound absorption coefficient in a wider frequency range.

Key words: sound absorption layer; genetic algorithm; simplified model; parameters optimization

在水下航行器表面敷设吸声覆盖层既可减小主动 声呐探测回波,亦可降低自身噪声的外辐射,作为提高 水下航行器隐身性能的技术手段被广泛采用。经半个 多世纪发展,吸声覆盖层研究已取得丰富成果,如共振 空腔吸声覆盖层^[1-3]、微粒复合吸声覆盖层^[4-6]、夹芯 复合吸声覆盖层^[7]等。圆柱空腔吸声覆盖层为共振吸 声覆盖层的一种,通常由内部排列的周期性空腔粘弹 性介质形成,空腔的基本形状为圆柱、圆台或喇叭形等 截面且随厚度变化。对该结构的吸声覆盖层研究方法

第一作者 陶 猛 男,副教授,1980年生

有:① 基于粘弹性介质中波传播特性的解析计算方法^[3,8-9],其区别在于所得波传播特性精确^[3]或等效^[8-9];② 基于有限元的数值计算方法^[1-2,10]。数值 计算方法可计算相对复杂结构,但物理意义不明确;解 析方法虽物理意义明确,便于分析其本质,但无法计算 复杂的声学结构。

吸声覆盖层的机理分析及声学特性计算虽有较多 研究成果,但对吸声覆盖层优化设计研究较少。吸声 覆盖层设计涵盖材料、结构、工艺等多方面,主要技术 为声学设计,即对吸声覆盖层基底材料及空腔结构设 计、优化。吸声覆盖层优化设计即通过合适的优化算 法合理设计吸声覆盖层结构尺寸与材料参数,使吸声 覆盖层达到最优降低反射系数要求。但目前研究成果 多集中于单个结构参数或单个材料参数^[3,6,10] 对吸声 性能影响规律,而多参数同时变化进而改变吸声性能

基金项目:国家自然科学基金(11304050,51365007);上海交通大学机械 系统与振动国家重点实验室开放课题(MSV - 2013 - 01);上海交通 大学船舶设备噪声与振动控制技术重点学科实验室开放课题(VSN - 2013 - 01)

收稿日期: 2012-10-25 修改稿收到日期: 2012-02-22

研究成果较缺乏。由于吸声覆盖层声学性能与材料属 性、结构参数呈非线性复杂关系,不适用经典的搜索算 法。随计算机性能提高及现代优化算法如遗传算法、 模拟退火算法等发展,使建立合理有效的吸声覆盖层 材料及结构参数综合优化方法成为可能。

本文对圆柱空腔吸声覆盖层的二维理论模型进行简化,以获得能快速准确计算吸声覆盖层声学性能的简化模型。并结合遗传算法,通过对吸声覆盖层 基底介质材料参数及空腔结构的优化分析,建立圆柱 空腔吸声覆盖层材料与结构参数的综合优化设计 方法。

1 吸声覆盖层声学特性简化模型

圆柱空腔吸声覆盖层结构沿厚度方向形成空腔, 其基本形状为圆柱型或圆台形,见图1(a),按正三角形 周期性排列相同空腔。因对称性只取其中一个单元分 析。由于建立六面棱柱体理论模型较困难,故用圆柱 代替简化模型的复杂性,见图1(b)。



Fig. 1 The schematic diagram of unit cell of a typical sound absorption layer

汤渭霖等^[3,11]建立的圆柱空腔吸声覆盖层二维理 论将吸声覆盖层模型简化为截面连续变化的多个粘弹 性圆柱管组合,其声学特性由波在圆柱管中传播、损耗 特性决定。但该模型因考虑高阶轴对称波对声学特性 的贡献,使计算分析过程复杂繁琐。因此,需基于二维 理论寻找合理快速的近似方法,该方法主要基于两个 近似:①平面波垂直入射时,吸声覆盖层低频性能由粘 弹性圆柱管中最低阶轴对称波传播特性决定^[11],进而 粘弹性圆柱管等效阻抗由最低阶轴对称波传播波数确 定。②对圆柱-圆台空腔,近似为截面阶梯变化的多 个圆柱管组合,见图1(c),每段圆柱管有等效阻抗,整 个圆柱管可视为多个阻抗变化的传输线组合。

平面波垂直入射时,吸声覆盖层中轴对称波传播 特性可通过求解轴对称波的特征方程获得,即:

$$\begin{bmatrix} k_{l}J_{1}(k_{l}a) & k_{l}Y_{1}(k_{l}a) & iKk_{l}J_{1}(k_{l}a) & iKk_{l}Y_{1}(k_{l}a) \\ P(b) & Q(b) & R(b) & S(b) \\ MJ_{1}(k_{l}a) & MY_{1}(k_{l}a) & GJ_{1}(k_{l}a) & GY_{1}(k_{l}a) \\ MJ_{1}(k_{l}b) & MY_{1}(k_{l}b) & GJ_{1}(k_{l}b) & GY_{1}(k_{l}b) \end{bmatrix} = 0$$

其中:

$$P(r) = -TJ_{0}(k_{l}r) + (k_{l}/r)J_{1}(k_{l}r)$$

$$Q(r) = -TY_{0}(k_{l}r) + (k_{l}/r)Y_{1}(k_{l}r)$$

$$R(r) = N[J_{0}(k_{l}r) - J_{1}(k_{l}/r)/(k_{l}r)]$$

$$S(r) = N[Y_{0}(k_{l}r) - Y_{1}(k_{l}/r)/(k_{l}r)]$$

$$T = (k_{l}^{2} - K^{2})/2, \quad G = k_{l}(k_{l}^{2} - K^{2})/2$$

$$U = \kappa_{l}^{2}/2 - \kappa_{l}^{2} + K^{2}, M = 2iKk_{l}, N = -iKk_{l}^{2}$$
(2)

式中:*K* 为轴向波数; $k_l = (\kappa_l^2 - K^2)^{1/2}$, $k_T = (\kappa_l^2 - K^2)^{1/2}$ 分别为径向纵波波数、径向剪切波波数; κ_l , κ_l 分别为 粘弹性材料复纵波声速、复剪切波声速; J_n (•), Y_n (•),(n = 0, 1)分别为 Bessel 函数、Neumann 函数。

式(1)的详细建立过程见文献[3]。对给定的结构参数及材料属性,求解式(1)可得一组复根 K_m ($m = 1,2,\dots$),并由此确定 $k_{l,m}$, $k_{l,m}$ 。此求解在复平面进行,K的实部为传播常数,虚部反映传播衰减。

二维理论给出吸声覆盖层单元 - 粘弹性圆柱管中 位移、应力表达式^[3]:

$$\overline{u}_{z,mj} = \zeta_{mj}(W) D_m (e^{iK_m z} - R_{\phi,m} e^{-iK_m z})
\overline{\sigma}_{r-mi} = 2\mu \zeta_{mi}(V) D_m (e^{iK_m z} + R_{\phi,m} e^{-iK_m z})$$
(3)

其中: $R_{\phi,m}$ 为声波在吸声覆盖层后端面(z=0)即背衬 反射系数;下标 m 表示第 m 阶轴对称波传播模式, j 表示圆柱管截面第 j 圆环区域, m=j 为能计算吸声覆 盖层反射系数或吸声系数的必要条件。式(3)中 $\zeta_{mj}(V), \zeta_{mj}(W)$ 为关于吸声覆盖层结构、材料的复杂函 数,即:

$$\begin{aligned} \zeta_{mj}(V) &= (V_{1,mj}\alpha_{A,m} + V_{2,mj}\alpha_{B,m} + V_{3,mj}\alpha_{C,m} + V_{4,mj}) \\ \zeta_{mj}(W) &= (W_{1,mj}\alpha_{A,m} + W_{2,mj}\alpha_{B,m} + W_{3,mj}\alpha_{C,m} + W_{4,mj}) \end{aligned}$$
(4)

其中: $\alpha_{A,m}$, $\alpha_{B,m}$, $\alpha_{C,m}$ 为式(1)的代数余子式。参数 *V*, W可表示为:

(1)

$$\begin{split} V_{1,nj} &= \frac{-2U}{k_{l,m}(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aJ_{1}(k_{l,m}a) - bJ_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ V_{2,nj} &= \frac{-2U}{k_{l,m}(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aY_{1}(k_{l,m}a) - bY_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ V_{3,nj} &= \frac{-2N}{k_{l,m}(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aJ_{1}(k_{l,m}a) - bJ_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ V_{4,nj} &= \frac{-2N}{k_{l,m}(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aY_{1}(k_{l,m}a) - bY_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ W_{1,mj} &= \frac{2iK_{m}}{k_{l,m}(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aJ_{1}(k_{l,m}a) - bJ_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ W_{2,nj} &= \frac{2iK_{m}}{k_{l,m}(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aY_{1}(k_{l,m}a) - bY_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ W_{3,mj} &= \frac{2k_{l,m}}{(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aJ_{1}(k_{l,m}a) - bJ_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ W_{4,mj} &= \frac{2k_{l,m}}{(r_{j}^{2} - r_{j-1}^{2})} \Big[aY_{1}(k_{l,m}a) - bY_{1}(k_{l,m}b) \Big] \\ \end{split}$$

当仅考虑最低阶轴对称波(m=j=1)时,粘弹性圆 柱管的等效阻抗可写为:

$$\overline{Z} = \frac{-\overline{\sigma}_{zz}}{-i\omega\overline{u}_z} = \frac{2\mu}{i\omega}\frac{\zeta(V)}{\zeta(W)} = \frac{2\mu}{i\omega}\left(\frac{V_1\alpha_A + V_2\alpha_B + V_3\alpha_C + V_4}{W_1\alpha_A + W_2\alpha_B + W_3\alpha_C + W_4}\right)$$
(6)

经推导、简化,式(6)可写成简单形式:

$$\overline{Z} = \frac{2\mu}{i\omega} = i\frac{\kappa_t^2}{2K} = \frac{\rho\omega}{K}$$
(7)

至此,粘弹性圆柱管前端面(*z* = *H*,上标*f*表示)、 后端面(*z* = 0,上标 *b* 表示)处位移及应力可通过传递 矩阵 *T* 相联系,即:

$$\left\{ \begin{matrix} \overline{\sigma}_{zz}^{f} \\ \overline{v}_{z}^{f} \end{matrix} \right\} = T \left\{ \begin{matrix} \overline{\sigma}_{zz}^{b} \\ \overline{v}_{z}^{b} \end{matrix} \right\}$$
(8)

总传递矩阵可写成每段圆柱管传递矩阵的连乘 形式:

$$\boldsymbol{T} = \begin{bmatrix} \cos(K_1h_1) & i\overline{Z}_1\sin(K_1h_1) \\ i\sin(K_1h_1)/\overline{Z}_1 & \cos(K_1h_1) \end{bmatrix} \cdots$$
$$\begin{bmatrix} \cos(K_Nh_N) & i\overline{Z}_N\sin(K_Nh_N) \\ i\sin(K_Nh_N)/\overline{Z}_N & \cos(K_Nh_N) \end{bmatrix} = \prod_{j=1}^N \boldsymbol{T}_j \quad (9)$$

当粘弹性圆柱管后端面(背衬)的阻抗 Z_b 已知时,前端面表面阻抗可由式(8)获得:

$$Z_f = \frac{T_{11}Z_b - T_{12}}{-T_{21}Z_b + T_{22}}$$
(10)

吸声覆盖层反射系数可写成:

$$R = \frac{Z_f - Z_w}{Z_f + Z_w} \tag{11}$$

式中: Z_w 为水介质特性阻抗。

2 基于遗传算法的吸声覆盖层参数优化

由以上推导看出,吸声覆盖层反射系数或吸声系 数为关于基底介质材料属性及结构参数的复杂函数, 单纯优化吸声覆盖层结构参数或材料属性,难在宽频 范围内具备较高吸声系数,而二者同时优化则可能实 现宽频吸声目标。吸声覆盖层结构参数包括穿孔率、 空腔高度等;材料参数包括基底介质密度、泊松比、杨 氏模量及损耗因子等。而杨氏模量及损耗因子大小与 频率有关,较难用传统的搜索算法解决。因此本文用 遗传算法进行吸声覆盖层多目标参数优化研究。



图 2 遗传算法流程图 Fig. 2 Flowchart of genetic algorithm



图 3 圆柱 - 圆台空腔吸声覆盖层单元结构示意图 Fig. 3 The schematic diagram of unit cell containing a cylindrical-conical hole

与传统优化方法相比,遗传算法、模拟退火算法等 在解决大规模非线性优化问题时优势明显。其中遗传 算法为借鉴生物界自然选择、自然遗传机制的随机搜 索算法,较适用于处理传统搜索算法难以解决的复杂、 非线性优化问题。遗传算法流程图见图 2。遗传算法 由随机产生的初始解开始搜索,通过选择、交叉、变异 操作逐步迭代产生新解。该算法优点即将参数编码成 染色体后进行优化,而不针对参数本身,因而不受函数 约束条件限制;搜索过程由解的一个集合开始,而非单 个个体,具有隐含并行搜索特性,可大大减少陷入局部 最小的可能性,且计算时不依赖于梯度信息,不要求目 标函数连续可导,较适合求解传统搜索算法难以解决 的大规模、非线性组合优化问题。

用遗传算法对图 3 吸声覆盖层进行优化。该吸声

覆盖层单元间按正三角形方式排列,据上述简化方式, 每个单元可简化为半径 a 的圆柱体,且每个单元中包 含圆柱、圆台两段空腔结构,圆柱空腔半径及圆台空腔 上表面半径均为 b_1 ,圆台空腔下表面半径为 b_2 ,圆柱空 腔及圆台空腔高度分别为 h_1 , h_2 ,空腔两端均有厚度为 h_e 的封口薄层,整个吸声覆盖层高度为 $H = h_1 + h_2 +$ $2h_{eo}$ 平面波由圆柱空腔一侧垂直入射到吸声覆盖层, 吸声覆盖层背衬条件为绝对软背衬。

用遗传算法进行优化时,目标函数选择为:

$$abj(\mathbf{x}) = \min : R_{1k \sim 8k}$$
 (12)

式中: *R* 为指定频段范围平均反射系数,在1~8 kHz 范围内每间隔 500 Hz 取一个频率,共计15 个频率处的 反射系数计算平均值。

据遗传算法理论,在 MATLAB 软件中编写实现基本遗传算法程序以寻找目标函数最优解。遗传算法参数设置:种群规模 100,进化次数 100,交叉概率 0.8,变异概率 0.2。

2.1 算例1(材料属性优化)

只优化吸声覆盖层基底介质的粘弹性动态力学参数,即材料杨氏模量及损耗因子。由于粘弹性材料的动态力学参数非常数,随频率变化呈色散关系,故假设粘弹性材料的杨氏模量及损耗因子随频率成二次函数关系^[6],即:

$$E = p_0 + p_1 f + p_2 f^2 m_r = a_0 + a_1 f + a_2 f^2$$
 (13)

式中:f为频率;E为杨氏模量(Pa)。若只考虑吸声覆 盖层由一种基底介质构成,需优化6个参数 $p_0 \sim p_2, q_0 \sim q_2$ 。由此可计算不同频率处的杨氏模量及损耗因子, 进而用简化模型计算反射系数。

经优化的 6 个参数及设定的覆盖层单元各结构参数见表 1。"*"表示未优化参数(下同),在该算例中 为单元各结构参数。吸声覆盖层厚度 H = 50 mm。



P_{0}	P_1	P_2	q_0	q_1	q_2
8. 0E6	5500	-0.11	0.2	7.2E-5	-3.3E-9
b_1^* /mm	h_1^*/mm	b_2^*/mm	h_2^*/mm	a^*/mm	$h_c^{\ *}$ /mm
1	24	5	24	8	1

吸声覆盖层基底介质的杨氏模量及损耗因子经优化的吸声系数见图4,经优化的杨氏模量及损耗因子见图5。由图4看出,吸声覆盖层最低吸声频率约2kHz,在2~8kHz频率范围内,平均吸声系数约0.86。





图 5 优化后杨氏模量及损耗因子 Fig. 5 Optimized Young's modulus and loss factor

2.2 算例2(材料属性、结构参数综合优化)

在算例1基础上进行材料属性、结构参数综合优化。待优化结构参数包括圆柱空腔半径 b_1 、圆台下表面空腔半径 b_2 、圆柱空腔高度 h_1 ,圆台空腔高度可据 h_2 = $H - h_1 - 2h_e$ 计算获得,而吸声覆盖层厚度H与封口 薄层厚度 h_e 设定不变。因此,待优化参数包括与基底 材料杨氏模量与损耗因子有关的6个系数、3个结构参 数计9个参数。

表 2 吸声覆盖层优化后材料属性与结构参数 Tab. 2 Optimized material properties and

structural parameters of sound absorption layer

P_0	P_1	P_2	q_0	q_1	q_2
5.9E6	4800	-0.15	0.1	1.1E-4	-1.9E-9
b_1/mm	h_1/mm	b_2/mm	h_2/mm	a^*/mm	h_c^* / mm
0.6	22	5.0	26	8	1

经优化后9个参数及设定的其它结构参数见表2, 吸声覆盖层材料及结构参数经综合优化后吸声系数见 图6,经综合优化后基底介质杨氏模量及损耗因子见图 7。由图6看出,吸声覆盖层最低吸声频率仍为2kHz 左右,而在2~8kHz频率范围内,平均吸声系数约 0.89。与算例1比较知,若同时优化吸声覆盖层材料 及结构参数,可获得吸声性能更好的材料属性与结构 参数组合。





Fig. 6 Sound absorption coefficient after material properties and structural parameters optimized



图 7 优化后杨氏模量及损耗因子 Fig. 7 optimized Young's modulus and loss factor

2.3 算例3(两层材料属性及结构参数综合优化)

考虑更复杂情况,设吸声覆盖层由两种基底介质构成:包含圆柱空腔部分为第一种介质,包含圆台空腔部分 为第二种介质,即两种介质以圆柱空腔及圆台空腔的交 界处为边界。需优化的参数包括与第一种材料杨氏模量 及损耗因子相关的6个系数(以上标"(1)"表示)、与第 二种材料杨氏模量及损耗因子相关的6个系数(以上标 "(2)"表示)、3个结构参数计15个待优化参数。

表 3 吸声覆盖层优化后两层材料属性及优化后结构参数 Tab. 3 Optimized Material properties and structural parameters of sound absorption layer

$p_0^{(1)}$	$p_1^{(1)}$	$p_2^{(1)}$	$q_0^{(1)}$	$q_1^{(1)}$	$q_2^{(1)}$
6.8E6	5500	-0.12	0.11	8.0E – 5	-3.3E-9
$p_0^{(2)}$	$p_1^{(2)}$	$p_2^{(2)}$	$q_0^{(2)}$	$q_1^{(2)}$	$q_2^{(2)}$
7.8E6	4500	-0.18	0.24	1.0E - 4	-2.9E-9
b_1/mm	h_1/mm	b_2/mm	h_2/mm	a^*/mm	h_c^* / mm
0.7	24	4.8	24	8	1

优化后 15 个参数、设定的其它结构参数见表 3,吸 声覆盖层,两层材料属性及结构参数经综合优化后吸 声系数见图 8,优化后第一层介质杨氏模量及损耗因子 见图 9,优化后第二层材料杨氏模量及损耗因子见图 10。由图 8 看出,吸声覆盖层最低吸声频率略高于 2 kHz,在 2~8 kHz 频率范围内,平均吸声系数约 0. 93。与前两种优化模型相比,平均吸声系数明显提高, 原因为考虑吸声覆盖层分层后,吸声覆盖层实现阻抗 渐变形式,使波在多层结构中传播时遭遇阻抗变化并 发生多次反射、透射,模式转换可产生更多的能量损 耗,从而提高宽频吸声能力。而阻抗渐变形式不仅可 通过结构分层实现,也可通过材料分层实现。



3 结 论

(1)圆柱空腔吸声覆盖层材料属性与结构参数存 在一组使吸声覆盖层在工作频段内具有高吸声系数的 最佳值,该值可由参数优化方法获得。 (2)较多需优化参数尤其粘弹性材料动态力学参数(杨氏模量、损耗因子)为频率函数,常规搜索算法无法解决此类大规模非线性优化问题。

(3)本文建立的圆柱空腔吸声覆盖层性能分析简 化模型,通过用遗传算法进行吸声覆盖层材料属性及 结构参数优化分析,仿真算例表明,综合优化材料属性 及结构参数可获得更佳的宽频吸声性能。

(4)本文所建优化模型可进行更多参数优化分 析,亦为吸声覆盖层优化设计提供可行计算方法。

参考文献

- Hennion A C, Decarpigny J N. Analysis of the scattering of a plane acoustic wave by a doubly periodic structure using the finite element method: application to alberich anechoic coatings [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 1991, 90(6):3356-3367.
- [2] Easwaran V, Munjal M L. Analysis of reflection characteristics of a normal incidence plane wave on resonant sound absorbers: a finite element approach [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 1993, 93 (3): 1308 - 1318.
- [3] 汤渭霖,何世平,范 军. 含圆柱形空腔吸声覆盖层的二 维理论[J]. 声学学报,2005,30(4):289-295.
 TANG Wei-lin, HE Shi-ping, FAN Jun. Two-dimensional model for acoustic absorption of viscoelastic coating containing cylindrical holes [J]. Acta Acustica, 2005, 30(4): 289 - 295.
- Zhao H G, Liu Y Z, Wen J H, et al. Tri-component phononic crystals for underwater anechoic coatings [J]. Physics Letters A, 2007, 367(3): 224 - 232.
- [5] Ivansson S M. Numerical design of alberich anechoic coatings with superellipsoidal cavities of mixed sizes [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 2008, 124 (4): 1974 - 1984.
- [6] 王仁乾, 马黎黎. 吸声材料的物理参数对消声瓦吸声性能的影响[J]. 哈尔滨工程大学学报, 2004, 25(3): 288-294.

WANG Ren-qian, MA Li-li. Effects of physical parameters of

the absorption material on absorption capability of anechoic tiles [J]. Journal of Harbin Engineering University, 2004, 25(3): 288-294.

- [7]朱 锡,罗 忠,周 欣,等. 斜入射下水中隐身夹芯复 合材料壳板结构声学设计[J]. 船舶力学, 2009, 13(4): 646-656.
 ZHU Xi, LUO Zhong, ZHOU Xin, et al. Acoustic stealth design on the underwater sandwich composite shell structure in oblique incidence [J]. Journal of Ship Mechanics, 2009, 13(4): 646-656.
- [8]何祚鏞,王 曼.水下非均匀复合层结构吸声的理论研究
 [J].应用声学,1996,15(5):12-19.
 HE Zuo-yong, WANG Man. Investigation of the sound absorption of non-homogeneous composite multiple-layer structures in water [J]. Applied Acoustics, 1996, 15(5): 12-19.
- [9]朱蓓丽,任克明.等效参数法研究带圆柱通道橡胶体的声学性能[J].上海交通大学学报,1997,31(7):20-24.
 ZHU Bei-li, REN Ke-ming. Acoustic properties analysis of elastomer with cylindrical bores using equivalent parametric method [J]. Journal of Shanghai Jiaotong University, 1997, 31(7):20-24.
- [10] Panigrahi S N, Jog C S, Munjal M L. Multi-focus design of underwater noise control linings based on finite element analysis [J]. Applied Acoustics, 2008, 69 (12): 1141 - 1153.
- [11]何世平,汤渭霖,何 琳,等. 变截面圆柱形空腔覆盖层 吸声系数的二维近似解[J]. 船舶力学,2006,10(1): 120-127.
 HE Shi-ping, TANG Wei-lin, HE Lin, et al. Analysis of

acoustic characteristics of anechoic coating containing varying sectional cylindrical cavity [J]. Journal of Ship Mechanics, 2006, 10(1): 120 – 127.