

# СОДЕРЖАНИЕ

ВВЕДЕНИЕ . . . . .	3
1. ОБЗОР ЛИТЕРАТУРЫ . . . . .	4
2. МАТЕМАТИЧЕСКОЕ МОДЕЛИРОВАНИЕ РАСПРОСТРАНЕНИЯ ЗВУКА . . . . .	5
2.1. Распространение звука в идеальной жидкости . . . . .	5
2.2. Распространение малых возмущений в упругой среде . . . . .	9
ЗАКЛЮЧЕНИЕ . . . . .	11
Список литературы . . . . .	12

# ВВЕДЕНИЕ

Потребность в изучении дифракции на различных телах очень высока. Знания, полученные путем изучения дифракции с помощью моделей, используются как в гидроакустике и эхолокации, так и в других областях. Для современного мира изучение простых моделей уже не дает требуемой точности прогнозирования поведения волн. Поэтому, необходимо изучать более сложные модели, детально описывающие рассматриваемые тела и окружающую среду. В качестве простых моделей рассматривают дифракцию плоских звуковых волн, однако это приближение возможно только в случае, когда расстояние от источника до рассеивателя много больше длины волны. Акустические поля сложных излучателей успешнее моделируются при помощи изучения дифракции звуковых волн, излучаемых цилиндрическими и сферическими источниками.

В настоящей работе рассматриваются основные уравнения, используемые для построения модели в задаче о дифракции звуковых волн на упругой сфере с неоднородным покрытием и неконцентрической полостью. С помощью таких покрытий можно изменять звукоотражающие свойства тел. В качестве рассматриваемого тела выбрана сфера, т.к. более сложные тела можно аппроксиммировать с помощью сферы. Данная задача может быть рассмотрена с точки зрения дефектоскопии из-за наличия произвольно расположенной полости внутри тела.

# 1. ОБЗОР ЛИТЕРАТУРЫ

Изучению распространения и дифракции звуковых волн в непрерывно-неоднородных средах посвящено большое количество работ. При этом большая часть исследований относится к рассмотрению дифракции звука на жидких неоднородных телах. Проблема дифракции звуковых волн на упругих неоднородных телах является значительно более сложной по сравнению с аналогичной проблемой для неоднородных акустических сред.

Дифракция плоских звуковых волн на упругих сферических и цилиндрических телах рассматривалась в ряде работ. В [1] упругая сплошная сфера полагалась однородной и изотропной. В [2] полый сферический рассеиватель являлся неоднородным и трансверсально-изотропным. В [3] изучалась дифракция на полый неоднородной термоупругой сфере. В работе [4] рассмотрена задача о рассеянии плоской продольной упругой волны цилиндром с неоднородным внешним слоем. Предполагается, что падающая волна распространяется перпендикулярно к образующей цилиндра, а материал внутренней части цилиндра является однородной изотропной упругой средой. В [5] найдено решение задачи о рассеянии плоской упругой волны однородным изотропным шаром, окруженным неоднородным сферическим слоем.

Во всех указанных работах неоднородные упругие среды полагались изотропными, жидкость в которую помещены тела, полагалась идеальной, а также что рассеиватель находится в безграничной среде.

## 2. МАТЕМАТИЧЕСКОЕ МОДЕЛИРОВАНИЕ РАСПРОСТРАНЕНИЯ ЗВУКА

### 2.1. Распространение звука в идеальной жидкости

Для математического процесса моделирования распространения звука в идеальной среде воспользуемся полной системой уравнений гидромеханики идеальной жидкости, описывающей любые движения идеальной жидкости. Эта система включает уравнение движения идеальной жидкости (уравнение Эйлера), уравнение неразрывности и уравнение физического состояния.

Математическое описание движения жидкости осуществляется с помощью функций, определяющих распределение скорости  $\bar{v}$ , давления  $p$  и плотности  $\rho$ . Уравнение Эйлера имеет вид

$$\frac{\partial \bar{v}}{\partial t} + (\bar{v} \cdot \nabla) \bar{v} = \bar{F} - \frac{1}{\rho} \text{grad } p, \quad (1)$$

где  $\bar{F}$  — массовая сила, отнесённая к единице массы.

Уравнение неразрывности записывается в виде

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \text{div}(\rho \bar{v}) = 0. \quad (2)$$

Будем считать, что движение сжимаемой жидкости происходит адиабатически. В этом случае уравнение физического состояния принимает вид

$$p = p_0 \left( \frac{\rho}{\rho_0} \right)^\gamma, \quad (3)$$

где  $\gamma = \frac{C_p}{C_v}$ ;  $p_0$  и  $\rho_0$  — давление и плотность невозмущенной жидкости;  $C_p$  и  $C_v$  — теплоемкость при постоянном давлении и постоянном объеме.

Процесс распространения звука представляет собой малые колебания жидкости, так что в уравнении (1) можно пренебречь конвективными членами. Полагая, что внешние силы отсутствуют, получим:

$$\frac{\partial \bar{v}}{\partial t} = -\frac{1}{\rho} \text{grad } p. \quad (4)$$

Введем в рассмотрение величину  $s$ , называемую сжатием и равную относительному изменению плотности

$$s = \frac{\rho - \rho_0}{\rho_0}.$$

Тогда

$$\rho = \rho_0(1 + s). \quad (5)$$

Тогда уравнение (3) перепишем в виде

$$p = p_0(1 + s)^\gamma. \quad (6)$$

При малых колебаниях жидкости сжатие  $s$  настолько мало, что высшими степенями  $s$  можно пренебречь. В результате из выражения (6) получим

$$p = p_0(1 + \gamma \cdot s). \quad (7)$$

Подставим выражение (5) в уравнение неразрывности. Так как

$$\operatorname{div}(\rho \bar{v}) = \rho \operatorname{div}(\bar{v}) + \bar{v} \operatorname{grad} \rho = \rho_0 \operatorname{div}(\bar{v}) + \rho_0 s \operatorname{div}(\bar{v}) + \bar{v} \operatorname{grad} \rho,$$

причем последними двумя слагаемыми можно пренебречь, то вместо уравнения (2) будем иметь

$$\frac{\partial s}{\partial t} + \operatorname{div}(\bar{v}) = 0. \quad (8)$$

Уравнение (4) в том же приближении сводится к уравнению

$$\frac{\partial \bar{v}}{\partial t} = -c^2 \cdot \operatorname{grad} s, \quad (9)$$

где  $c = (\gamma \frac{p_0}{\rho_0})^{1/2}$  — скорость звука.

Предположим теперь, что в начальный момент существует потенциал скоростей  $\tilde{\psi}_0$ , т.е.

$$\bar{v}|_{t=0} = \operatorname{grad} \tilde{\psi}_0. \quad (10)$$

Из уравнения (9) имеем

$$\bar{v} = \bar{v}|_{t=0} - c^2 \operatorname{grad} \left( \int_0^t s \, dt \right).$$

С учетом (10) получаем

$$\bar{v} = \operatorname{grad} \left[ \tilde{\psi}_0 - c^2 \int_0^t s \, dt \right] = \operatorname{grad} \tilde{\psi}. \quad (11)$$

Это означает, что существует потенциал скоростей  $\tilde{\psi}$  в любой момент времени  $t$ :

$$\tilde{\psi} = \tilde{\psi}_0 - c^2 \int_0^t s \, dt.$$

Дифференцируя последнее выражение два раза по  $t$ , получим

$$\frac{\partial^2 \tilde{\psi}}{\partial t^2} = -c^2 \frac{\partial s}{\partial t}. \quad (12)$$

С другой стороны, подставляя выражение (11) в уравнение (8), будем иметь

$$\frac{\partial s}{\partial t} = -\operatorname{div} \operatorname{grad} \tilde{\psi} = -\Delta \tilde{\psi}. \quad (13)$$

Из уравнений (12) и (13) приходим к волновому уравнению

$$\frac{\partial^2 \tilde{\psi}}{\partial t^2} = c^2 \Delta \tilde{\psi}, \quad (14)$$

которое описывает процесс распространения звука в идеальной жидкости.

Отметим, что знания потенциала  $\tilde{\psi}$  достаточно для определения всего процесса движения жидкости в случае малых возмущений, так как

$$\bar{v} = \operatorname{grad} \tilde{\psi}; \quad s = -\frac{1}{c^2} \frac{\partial \tilde{\psi}}{\partial t}.$$

Найдем акустическое давление  $p' = p - p_0$ . Из уравнения (4), используя приближение, сделанное для (9):

$$\frac{\partial \operatorname{grad} \tilde{\psi}}{\partial t} = -\frac{1}{\rho_0} \operatorname{grad} p'.$$

Занесем дифференциал под градиент и перенесем в левую часть:

$$\operatorname{grad} \left( \frac{\partial \tilde{\psi}}{\partial t} + \frac{p'}{\rho_0} \right) = 0.$$

Выражение в скобках не зависит от координат. Учитывая, что потенциал  $\tilde{\psi}$  определяется с точностью до функции времени, приравняем выражение в скобках нулю:

$$\frac{\partial \tilde{\psi}}{\partial t} + \frac{p'}{\rho_0} = 0.$$

В случае установившегося режима колебаний

$$\tilde{\psi} = \psi e^{-i\omega t} \quad (15)$$

уравнение (14) переходит в уравнение Гельмгольца

$$\Delta\psi + k^2\psi = 0, \quad (16)$$

где  $\omega$  — круговая частота;  $k = \frac{\omega}{c}$  — волновое число. При этом акустическое давление

$$p' = -\rho_0 \frac{\partial \tilde{\psi}}{\partial t} = -\rho_0 \cdot (-i\omega)\psi e^{-i\omega t} = i\rho_0\omega\tilde{\psi}.$$

## 2.2. Распространение малых возмущений в упругой среде

Под идеально упругим телом понимают тело, которое под воздействием приложенных к нему сил деформируется и полностью восстанавливает свою форму после устранения причины, вызвавшей деформацию. В качестве рассматриваемой среды возьмем модель линейной неоднородной изотропной упругой среды.

Уравнения движения сплошной среды, для случая отсутствия массовых сил, в криволинейной ортогональной системе координат имеют вид [6]:

$$\begin{aligned}
 & \frac{1}{h_1 h_2 h_3} \left[ \frac{\partial}{\partial q_1} \left( h_2 h_3 \sigma_{11} \right) + \frac{\partial}{\partial q_2} \left( h_1 h_3 \sigma_{12} \right) + \frac{\partial}{\partial q_3} \left( h_1 h_2 \sigma_{13} \right) - \right. \\
 & \quad \left. - \sigma_{22} h_3 \frac{\partial h_2}{\partial q_1} - \sigma_{33} h_2 \frac{\partial h_3}{\partial q_1} + \sigma_{12} h_3 \frac{\partial h_1}{\partial q_2} + \sigma_{13} h_2 \frac{\partial h_1}{\partial q_3} \right] = \rho \frac{\partial^2 u_1}{\partial t^2}; \\
 & \frac{1}{h_1 h_2 h_3} \left[ \frac{\partial}{\partial q_2} \left( h_1 h_3 \sigma_{22} \right) + \frac{\partial}{\partial q_3} \left( h_1 h_2 \sigma_{23} \right) + \frac{\partial}{\partial q_1} \left( h_2 h_3 \sigma_{12} \right) - \right. \\
 & \quad \left. - \sigma_{33} h_1 \frac{\partial h_3}{\partial q_2} - \sigma_{11} h_3 \frac{\partial h_1}{\partial q_2} + \sigma_{23} h_1 \frac{\partial h_2}{\partial q_3} + \sigma_{12} h_3 \frac{\partial h_2}{\partial q_1} \right] = \rho \frac{\partial^2 u_2}{\partial t^2}; \\
 & \frac{1}{h_1 h_2 h_3} \left[ \frac{\partial}{\partial q_3} \left( h_1 h_2 \sigma_{33} \right) + \frac{\partial}{\partial q_1} \left( h_2 h_3 \sigma_{13} \right) + \frac{\partial}{\partial q_2} \left( h_1 h_3 \sigma_{23} \right) - \right. \\
 & \quad \left. - \sigma_{11} h_2 \frac{\partial h_1}{\partial q_3} - \sigma_{22} h_1 \frac{\partial h_2}{\partial q_3} + \sigma_{13} h_2 \frac{\partial h_3}{\partial q_1} + \sigma_{23} h_1 \frac{\partial h_3}{\partial q_2} \right] = \rho \frac{\partial^2 u_3}{\partial t^2}.
 \end{aligned} \tag{17}$$

Здесь  $\rho = \rho(\mathbf{r})$  — равновесная плотность среды ( $\mathbf{r}$  — радиус-вектор точки тела);

$u_i$  — компоненты вектора смещений  $u$ ;

$\sigma_{ij}$  — компоненты тензора напряжений;

$h_1, h_2, h_3$  — коэффициенты Ламе криволинейной системы координат.

Обобщенный закон Гука — связывает тензоры напряжения и деформации с помощью тензора упругих постоянных [6]:

$$\sigma_{q_i q_j} = C_{ijkl} \varepsilon_{q_k q_l}. \tag{18}$$

В силу симметрии тензоров напряжения и деформации следующие компоненты тензора  $C$  будут равны:

$$C_{ijkl} = C_{ijlk};$$

$$C_{ijkl} = C_{jilk};$$

$$C_{ijkl} = C_{klij}.$$



Для случая неоднородного изотропного упругого тела модули упругости могут быть выражены через два независимых модуля упругости Ламе  $\lambda, \mu$  :

$$C_{ijkl} = \mu(\delta_{ik}\delta_{jl} + \delta_{il}\delta_{jk}) + \lambda\delta_{ij}\delta_{kl}.$$

Подставляя в уравнение (18), получим:

$$\sigma_{ij} = 2\mu\varepsilon_{ij} + \lambda\delta_{ij}\varepsilon_{kk}. \quad (19)$$

Компоненты тензора деформаций связаны с компонентами вектора смещения в ортогональной криволинейной системе координат  $q_1, q_2, q_3$  следующими соотношениями [6]:

$$\begin{aligned} \varepsilon_{11} &= \frac{1}{h_1} \frac{\partial u_1}{\partial q_1} + \frac{1}{h_1 h_2} \frac{\partial h_1}{\partial q_2} u_2 + \frac{1}{h_1 h_3} \frac{\partial h_1}{\partial q_3} u_3; \\ \varepsilon_{22} &= \frac{1}{h_2} \frac{\partial u_2}{\partial q_2} + \frac{1}{h_2 h_3} \frac{\partial h_2}{\partial q_3} u_3 + \frac{1}{h_1 h_2} \frac{\partial h_2}{\partial q_1} u_1; \\ \varepsilon_{33} &= \frac{1}{h_3} \frac{\partial u_3}{\partial q_3} + \frac{1}{h_1 h_3} \frac{\partial h_3}{\partial q_1} u_1 + \frac{1}{h_2 h_3} \frac{\partial h_3}{\partial q_2} u_2; \\ \varepsilon_{12} &= \frac{1}{2} \left[ \frac{h_1}{h_2} \frac{\partial}{\partial q_2} \left( \frac{u_1}{h_1} \right) + \frac{h_2}{h_1} \frac{\partial}{\partial q_1} \left( \frac{u_2}{h_2} \right) \right]; \\ \varepsilon_{13} &= \frac{1}{2} \left[ \frac{h_1}{h_3} \frac{\partial}{\partial q_3} \left( \frac{u_1}{h_1} \right) + \frac{h_3}{h_1} \frac{\partial}{\partial q_1} \left( \frac{u_3}{h_3} \right) \right]; \\ \varepsilon_{23} &= \frac{1}{2} \left[ \frac{h_2}{h_3} \frac{\partial}{\partial q_3} \left( \frac{u_2}{h_2} \right) + \frac{h_3}{h_2} \frac{\partial}{\partial q_2} \left( \frac{u_3}{h_3} \right) \right]. \end{aligned} \quad (20)$$

Таким образом, математическая модель, описывающая распространение малых возмущений в изотропной неоднородной упругой среде состоит из уравнений движения сплошной среды (17), закона Гука (19), выражения компонентов тензора деформаций через компоненты вектора смещения (20), начальных и граничных условий.

## ЗАКЛЮЧЕНИЕ

В настоящей работе рассматриваются основные уравнения, используемые для построения модели в задаче о дифракции звуковых волн на упругой сфере с неоднородным покрытием и неконцентрической полостью. Взяв за основу уравнение Эйлера и уравнение неразрывности, при условии малых колебаний, было получено уравнение Гельмгольца для потенциала скорости. Для упругой среды в качестве основных уравнений были представлены уравнения движения сплошной среды, уравнения, олицетворяющие закон Гука и выражения компонентов тензора деформаций через компоненты вектора смещения.

## Список литературы

- [1] Faran J. J. Sound scattering by solid cylinders and spheres // Acoust. Soc. Amer. 1951. V. 23. № 4. P. 405–420.
- [2] Скобельцын С. А., Толоконников Л. А. Рассеяние звука неоднородным трансверсально-изотропным сферическим слоем // Акуст. журн. 1995. Т. 41. Вып. 6. С. 917–923.
- [3] Ларин Н. В., Толоконников Л. А. Рассеяние звука неоднородным термоупругим сферическим слоем // Прикладная математика и механика. 2010. Т. 74. Вып. 4. С. 645–654.
- [4] Скобельцын С. А. Метод конечных элементов в задаче о рассеянии плоской упругой волны неоднородным цилиндром // Известия ТулГУ. Серия Математика. Механика. Информатика. 2005. Т. 11. Вып. 5. С. 187–200.
- [5] Авдеев И. С., Скобельцын С. А. Дифракция плоской упругой волны на неоднородном шаре // Известия ТулГУ. Серия Геодинамика, физика, математика, термодинамика, геоэкология. 2006. Вып. 3. С. 138–139.
- [6] Новацкий В. Теория упругости. Т. 2. — М.: Мир, 1975. 872 с.