

МОСКОВСКИЙ ФИЗИКО-ТЕХНИЧЕСКИЙ ИНСТИТУТ (НАЦИОНАЛЬНЫЙ
ИССЛЕДОВАТЕЛЬСКИЙ УНИВЕРСИТЕТ)

Физтех-школа прикладной математики и информатики

Отчёт о выполнении лабораторной работы number
text

Автор:
Чикин Андрей Павлович
Б05-304

Долгопрудный, 2023

Содержание

1 Краткая Теория.	1
1.1 Введение.	1
1.2 Уравнение волны в тонком стержне	2
1.3 Бегущие акустические волны. Скорость волны	2
1.4 Собственные колебания стержня. Стоячие волны	2

2 Выполнение.	3
----------------------	----------

3 Вывод	3
----------------	----------

Цель работы:

1. исследовать явление акустического резонанса в тонком стержне.
2. измерить скорость распространения продольных звуковых колебаний в тонких стержнях из различных материалов и различных размеров.
3. измерить модули Юнга различных материалов.

Приборы:

1. генератор звуковых частот
2. частотомер
3. осциллограф
4. электромагнитные излучатель и приёмник колебаний
5. набор стержней из различных материалов

1 Краткая Теория.

1.1 Введение.

Закон Гука:

$$\sigma = \varepsilon E \quad (1)$$

Малые деформации твердых тел вызывают волны, которые называют акустическими или звуковыми. Волны сжатия/растяжения, распространяющиеся вдоль оси, по которой происходит деформация, называются продольными.

$$u = \sqrt{\frac{E}{\rho}} \quad (2)$$

, где u - скорость распространения продольной акустической волны, ρ - плотность среды.

Характерные значения модуля Юнга металлов лежат в диапазоне $E \sim (10^{10} - 10^{12})$ Па, так как при плотности $\rho \sim 10^4$ кг/м³ характерные значения скорости звука в твёрдых телах составляют $u \sim (10^3 - 10^4)$ м/с.

Рассмотрим стержень постоянного круглого сечения, радиус R которого много меньше его длины L . С точки зрения распространения волн стержень можно считать тонким, если длина λ звуковых волн в нём велика по сравнению с его радиусом: $\lambda \gg R$.

1.2 Уравнение волны в тонком стержне

Пусть плоскость среды, находящаяся исходно в точке x , сместилась к моменту t на расстояние $\xi(x, t)$.

$$\varepsilon = \frac{\partial \xi}{\partial x} \quad (3)$$

(1) implies

$$\sigma = \varepsilon E = E \frac{\partial \xi}{\partial x} \quad (4)$$

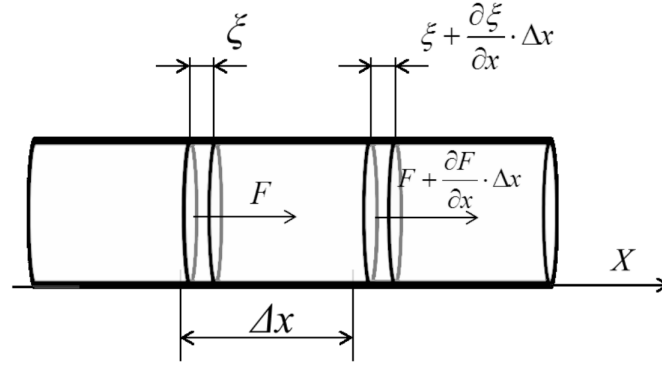


Рис. 1: Силы, действующие на элемент стержня при продольных колебаниях

$$\Delta F = S \Delta x \frac{\partial \sigma}{\partial x} = \frac{\partial^2 \xi}{\partial^2 x} E S \Delta x \quad (5)$$

Волновое уравнение:

$$\frac{\partial^2 \xi}{\partial^2 t} = u^2 \frac{\partial^2 \xi}{\partial^2 x} \quad (6)$$

При $\lambda \ll R$:

$$u_i = \sqrt{\frac{E}{\rho} \cdot \frac{1 - \mu}{(1 + \mu)(1 - 2\mu)}}$$

1.3 Бегущие акустические волны. Скорость волны

Общее решение волнового ур-ия (6):

$$\xi(x, t) = \phi_1(x - ut) + \phi_2(x + ut) \quad (7)$$

1.4 Собственные колебания стержня. Стоячие волны

В случае гармонического возбуждения:

$$\xi(x, t) = A_1 \sin(\omega t - kx + \varphi_1) + A_2 \sin(\omega t + kx + \varphi_2) \quad (8)$$

$\omega = 2\pi f$ - циклическая частота, $k = \frac{2\pi}{\lambda}$ - волновое число или пространственная частота волны.

Если концы не закреплены:

$$\sigma(0) = 0 \implies \frac{\partial \xi}{\partial x}(x = 0) = 0, \sigma(L) = 0 \implies \frac{\partial \xi}{\partial x}(x = L) = 0 \quad (9)$$

(8) и (9) \implies

$$A_1 = A_2 \quad (10)$$

$$\varphi_1 = \varphi_2 \quad (11)$$

2 Выполнение.

- 1.
- 2.
- 3.
- 4.
- 5.
- 6.
- 7.
- 8.
- 9.
- 10.
- 11.
- 12.

3 Вывод