

# Лабораторная работа 1.4.5

## Изучение колебаний струны

### 1 Аннотация

**Цель работы:** изучить поперечные стоячие волны на тонкой натянутой струне; измерить собственные частоты колебаний струны и проверить условие образования стоячих волн; измерить скорость распространения поперечных волн на струне и исследовать её зависимость от натяжения струны.

**Используемое оборудование:** закрепленная на станине стальная струна, набор грузов, электромагнитные датчики, звуковой генератор, двухканальный осциллограф, частотомер.

### 2 Теоретическое введение

В работе изучаются поперечные колебания стальной гитарной струны, натянутой горизонтально и закрепленной между двумя неподвижными зажимами. Так как поперечные размеры струны много меньше её длины, то напряжение в струне может быть направлено только *вдоль* неё. В натянутой струне возникает *поперечная упругость*, то есть способность сопротивляться всякому изменению формы, происходящему без изменения объёма. При вертикальном смещении произвольного элемента струны, возникают силы, действующие на соседние элементы, и в результате вся струна приходит в движение в вертикальной плоскости, т.е. возбуждение «бежит» по струне. Передача возбуждения представляет собой *поперечные бегущие волны*, распространяющиеся с некоторой скоростью в обе стороны от места возбуждения. В ненапрянутом состоянии струна не обладает свойством поперечной упругости, и поперечные волны на ней невозможны.

#### 2.1 Уравнение волны на струне

Рассмотрим гибкую однородную струну, в которой создано натяжение  $T$ , и получим дифференциальное уравнение, описывающее её малые поперечные свободные колебания. Отметим, что, если струна расположена горизонтально в поле тяжести, величина  $T$  должна быть достаточна для того, чтобы в состоянии равновесия струна не провисала, т.е. сила натяжения должна существенно превышать вес струны. Направим ось  $x$  вдоль струны в положении равновесия. Форму волны будем описывать функцией  $y(x, t)$ , определяющей вертикальное смещение  $y$  струны в данной точке в любой момент времени  $t$ . Рассмотрим малый элемент  $dm$  струны. Так как амплитуда колебаний невелика, то можно пренебречь добавочным напряжением, возникающим из-за удлинения элементов струны и считать силу  $T$  натяжения нити постоянной по её длине. Также можно считать углы отклонения  $\alpha$  струны от оси  $x$  малыми. В итоге по 2 закону Ньютона в проекциях на ось  $y$  для элемента получим:

$$T\alpha_2 - T\alpha_1 \approx \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} dm$$

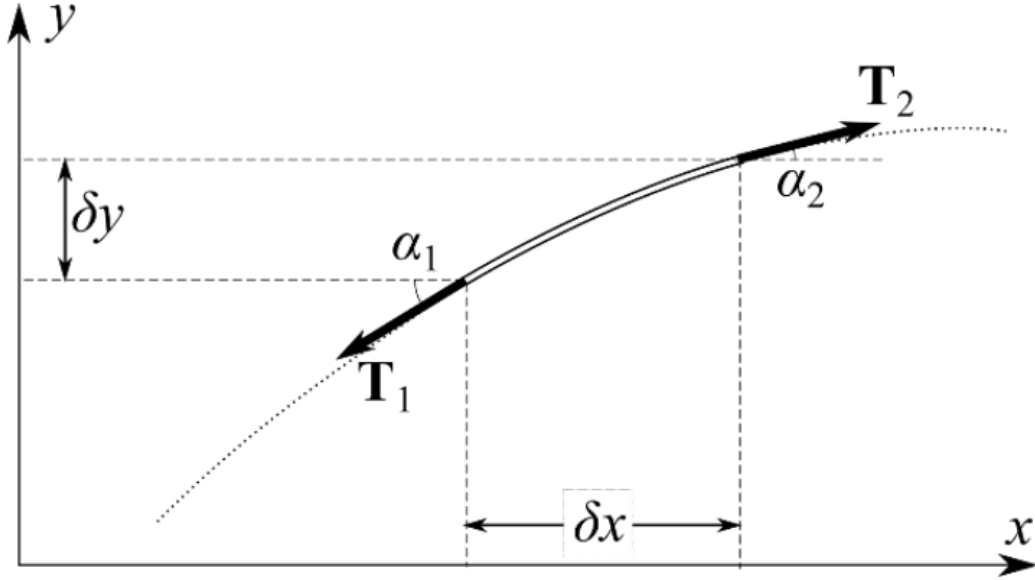


Рис. 1: . К выводу уравнения колебаний струны

Учтём, что в ненапрянутом положении длина элемента равна  $\delta x$ , то есть  $dm = \rho \delta x$ , где  $\rho$  - линейная плотность нити в ненапрянутом состоянии. Тогда, учитывая, что  $\alpha = \partial y / \partial x$ , получим:

$$T \delta \alpha = \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} \rho \delta x \Rightarrow \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = \frac{T}{\rho} \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = u^2 \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} \quad \left( u = \sqrt{\frac{T}{\rho}} \right)$$

$$\frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = u^2 \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} \quad (*)$$

- уравнение свободных малых поперечных колебаний в струне.

Оно также называется волновым уравнением.

## 2.2 Бегущие волны

Заметим, что произвольная функция вида  $y(x, t) = f(x - ut)$  является решением волнового уравнения (\*). Действительно, обозначим  $\psi(x, t) = x - ut$ . Тогда

$$y(x, t) = f(\psi(x, t)) \Rightarrow \frac{\partial y}{\partial t} = \frac{df}{d\psi} \frac{\partial \psi}{\partial t} \Rightarrow \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = \frac{\partial \psi}{\partial t} \left( \frac{d^2 f}{d\psi^2} \frac{\partial \psi}{\partial t} \right) + \frac{df}{d\psi} \frac{\partial^2 \psi}{\partial t^2}$$

Аналогично:

$$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = \frac{\partial \psi}{\partial x} \left( \frac{d^2 f}{d\psi^2} \frac{\partial \psi}{\partial x} \right) + \frac{df}{d\psi} \frac{\partial^2 \psi}{\partial x^2}$$

Учитывая, что  $\frac{\partial \psi}{\partial t} = -u$ ,  $\frac{\partial^2 \psi}{\partial t^2} = 0$ ,  $\frac{\partial \psi}{\partial x} = 1$ ,  $\frac{\partial^2 \psi}{\partial x^2} = 0$ , получим:

$$\frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = u^2 \frac{d^2 f}{d\psi^2} = u^2 \frac{\partial^2 y}{\partial x^2}$$

Заметим теперь, что если в уравнении  $y(x, t) = f(\psi(x, t))$  положить  $\psi = const$ , то получим:  $dx/dt = u$ , то есть возмущение струны движется поступательно со скоростью  $u$  вдоль оси  $x$ .

Общее же решение волнового уравнения представимо в виде суперпозиции двух волн произвольной формы, бегущих вдоль оси  $x$  со скоростями  $\pm u$ :

$$y(x, t) = f_1(x - ut) + f_2(x + ut)$$

Вид функций  $f_1$  и  $f_2$  в данной конкретной задаче определяется из начальных и граничных условий. В данной работе будут изучаться *гармонические волны*:

$$\begin{aligned} y(x, t) &= a \cos [k(x - ut)] + b \cos [k(x + ut)] = \\ &= a \cos (\omega t - kx) + b \cos (\omega t + kx) \end{aligned}$$

Здесь  $\omega$  - циклическая частота колебаний, а  $k = \frac{\omega}{u} = \frac{2\pi}{\lambda}$  - *пространственная частота* волны. ( $\lambda$  - длина волны).

## 2.3 Собственные колебания струны. Стоячие волны

Найдем вид свободных колебаний струны с *закрепленными концами*. Пусть струна закреплена в точках  $x = 0$  и  $x = L$ . Тогда из условия  $y(0, t) = 0$  ( $\forall t$ ), получим:

$$a \cos(\omega t) + b \cos(\omega t) = 0 \Rightarrow a = -b$$

Тогда:

$$y(x, t) = a(\cos(\omega t - kx) - \cos(\omega t + kx)) = 2a \sin kx \cdot \sin \omega t \quad (1)$$

Нетрудно видеть, что данная волна получается в результате суперпозиции двух гармонических бегущих навстречу друг другу волн с равными амплитудами. Такая волна называется *стоячей*. Вся струна колеблется с циклической частотой  $\omega$ . При этом амплитуда колебаний распределена по струне по закону:  $y_m(x) = 2a \sin kx$ . В точках, где  $\sin kx = 1$ , амплитуда колебаний максимальна (*пучности волны*). Точки, у которых  $\sin kx = 0$  не колеблются вовсе (*узлы волны*). Точки струны между двумя соседними узлами всегда колеблются в одной фазе, то есть в любой момент времени их скорости сонаправлены.

Используем второе граничное условие  $y(L, t) = 0$  ( $\forall t$ ):

$$\sin kL = 0 \Rightarrow kL = \pi n, \quad n \in \mathbb{N}$$

Тогда:

$$\lambda_n = \frac{2L}{n}, \quad n \in \mathbb{N}$$

Как видно, параметр  $n$  определяет число полувольт (то есть пучностей), которые умещаются на струне. Так как длина волны однозначно связана с её частотой, то струна может колебаться только с определёнными частотами:

$$\nu_n = \frac{u}{2L} n$$

Спектр собственных частот  $\nu_n$  колебаний струны зависит только от её натяжения, линейной плотности и длины и, в случае малых гармонических колебаний, не зависит от модуля Юнга материала струны.

## 2.4 Возбуждение колебаний струны. Резонанс

При колебаниях реальной струны всегда имеет место потеря энергии. Поддержание незатухающих колебаний в струне может осуществляться точечным источником, в качестве которого в данной работе используется электромагнитный вибратор. Для эффективной раскачки колебаний используется явление резонанса - необходимо, чтобы вынуждающая частота  $\nu$  вибратора совпала с одной из собственных частот  $\nu_n$  струны. Тогда в любой момент времени потери энергии будут компенсироваться поступающей от возбудителя колебаний энергией, процесс становится стационарным и можно наблюдать стоячие волны.

Также стоит отметить, что в идеальном случае поток энергии вдоль стоячей волны отсутствует (в каждом участке между узлами кинетическая энергия переходит в потенциальную и наоборот). Однако, энергия от вибратора должна каким-то образом доходить до удалённых от

него частей струны, поэтому в реальности помимо стоячей волны, есть ещё и малая бегущая компонента, которая и переносит энергию источника. Если потери энергии за период малы по сравнению с запасом колебательной энергии в струне, то искажение стоячих волн бегущей волной не существенно — наложение бегущей волны малой амплитуды на стоячую визуально приводит к незначительному «размытию» узлов (амплитуда колебаний в узлах совпадает с амплитудой бегущей компоненты волны).

Для достижения максимальной раскачки колебаний, необходимо располагать возбуждающий контакт вблизи узловой точки (но не строго в ней). Действительно, предположим, что вибратор способен раскачать соответствующий элемент струны до амплитуды  $A$ . Если  $x_0$  - расстояние от него до пучности, то из формулы (1):

$$A = 2a \sin kx_0 \Rightarrow a = \frac{A}{2 \sin kx_0}$$

Отсюда видно, что расстояние  $x_0$  следует устремлять к нулю.

Наконец отметим, что в ходе работы необходимо добиться того, чтобы колебания были *линейно поляризованы*, то есть чтобы струна колебалась в одной плоскости. Также необходимо обеспечить малость амплитуды колебаний - в противном случае волновое уравнение (\*) будет неприменимо.

### 3 Методика измерения

1. Установить длину  $L \geq 80\text{см}$
2. Включить ЗГ и подождать 5-10 минут
3. Настроить ЗГ
4. Нагрузить струну
5. Перемещая магнит и меняя частоту ЗГ получить стоячую волну
6. Увеличивая частоту при постоянном натяжении струны, получить стоячие волны, соответствующие  $n = 1..6$ , фиксируя частоту ЗГ. Повторить при повышении и понижении частоты для разных натяжений хотя бы 5 раз.
7. Проверить условие малости коэффициента бегучести в системе. Если оно не выполняется, убавить мощность ЗГ.
8. Для каждого натяжения струны  $F$  построить график  $\nu_n(n)$ . По наклону прямой определить скорость  $u$ .
9. Построить график  $u^2(F)$ . По наклону прямой определить  $\rho_l$
10. Оценить погрешность и сравнить с истинным значением (написанно на установке)

### 4 Оборудование и инструментальные погрешности

В работе используются: звуковой генератор, двухканальный осциллограф, частотомер, набор грузов, станина, с закрепленной на ней струной.

1. Точность измерения массы грузов – 0,1 г.
2. Точность измерения с помощью линейки – 0,5 мм.
3. Точность измерения частот – 0,1 Гц.