

Лекция 8

Линейные многомерные колебания.
Нормальные колебания и их свойства.

§1. Свободные колебания многомерных систем в линейном приближении.

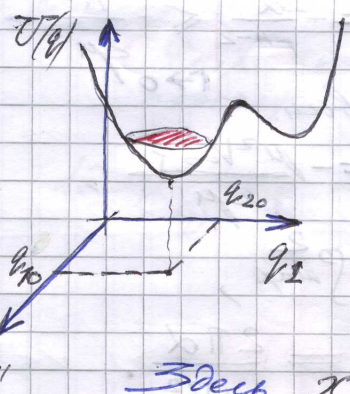
Рассмотрим механическую систему с f степенями свободы, совершающую гармонические движения вблизи некоего положения равновесия. Пусть лагранжиан этой системы имеет вид:

$$L = K(q, \dot{q}) - U(q) = \sum_{i,k=1}^f \frac{a_{ik}(q) \dot{q}_i \dot{q}_k}{2} - U(q_1, \dots, q_f).$$

Так как $\dot{q}_i \dot{q}_k$ симметрична относительно перестановки $i \leftrightarrow k$ комбинация, то коэффициенты $a_{ik}(q)$ всегда можно выбрать в виде симметричной матрицы

$$a_{ik}(q) = a_{ki}(q).$$

Пусть $q_0 = (q_{10}, \dots, q_{f0})$ — точка минимума для $U(q)$, в окрестности этой точки имеем разложение:



$$U(q) = U(q_0) + \sum_{i=1}^f \left[\frac{\partial U}{\partial q_i} \right]_{q=q_0} (q_i - q_{i0}) + \frac{1}{2} \sum_{i,j=1}^f \left[\frac{\partial^2 U}{\partial q_i \partial q_j} \right]_{q=q_0} (q_i - q_{i0}) (q_j - q_{j0}) + O(x^3),$$

$$= U(q_0) + \sum_{i,j=1}^f \frac{k_{ij} x_i x_j}{2} + O(x^3),$$

$$K(q, \dot{q}) = \sum_{i,j} \frac{a_{ij}(q_0) \dot{x}_i \dot{x}_j}{2} + O(x) = \sum_{i,k=1}^f \frac{m_{ik} \dot{x}_i \dot{x}_k}{2} + O(x)$$

Здесь $x_i \stackrel{\text{def}}{=} q_i - q_{i0}$ и введены матрицы коэффициентов жёсткости k_{ij} и коэффициентов масс m_{ij} :

$$k_{ij} = k_{ji} = \begin{bmatrix} k_{11} & k_{12} & \dots & k_{1f} \\ k_{21} & k_{22} & \dots & k_{2f} \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ k_{f1} & k_{f2} & \dots & k_{ff} \end{bmatrix}, \quad m_{ij} = \begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} & \dots & m_{1f} \\ m_{21} & m_{22} & \dots & m_{2f} \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ m_{f1} & m_{f2} & \dots & m_{ff} \end{bmatrix} = m_{ji}$$

Лагранжиан рассматриваемой системы в линеаризованном приближении (ограничиваемся квадратичными членами разложения по \dot{x}_i и x_k) имеет, таким образом, вид:

$$L \stackrel{\text{линеаризов. приближ.}}{=} \frac{1}{2} \sum_{i,j} m_{ij} \dot{x}_i \dot{x}_j - \frac{1}{2} \sum_{i,j} k_{ij} x_i x_j$$

Удобно ввести векторные обозначения

$$x = \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_f \end{pmatrix}, \quad [m_{ij}] = \hat{m}, \quad [k_{ij}] = \hat{k} \quad (x, y) = \sum x_i y_i - \text{скалярное произведение}$$

$$\hat{m}^T = \hat{m}, \quad \hat{k}^T = \hat{k}$$

Ниже предполагается, что квадратичные формы кинетической и потенциальной энергии положит. определены:

$$K = \frac{1}{2} \sum_{i,j} m_{ij} \dot{x}_i \dot{x}_j = \frac{1}{2} (\dot{x}, \hat{m} \dot{x}) = \frac{1}{2} \sum_i \dot{x}_i (\hat{m} \dot{x})_i = \frac{1}{2} \sum_{i,j} m_{ij} \dot{x}_i \dot{x}_j > 0$$

$$U = \frac{1}{2} \sum_{i,j} k_{ij} x_i x_j = \frac{1}{2} (x, \hat{k} x) > 0 \quad \text{— последнее условие можно ослабить, считая } (x, \hat{k} x) \geq 0$$

Линейризованый лагранжиан

$$L = \frac{1}{2}(\dot{x}, \hat{m} \dot{x}) - \frac{1}{2}(x, \hat{k} x)$$

приводит, очевидно, к следующим уравнениям движения

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_i} - \frac{\partial L}{\partial x_i} = 0 \Rightarrow \sum_{j=1}^n (m_{ij} \ddot{x}_j + k_{ij} x_j) = 0,$$

или в векторной форме

$$\hat{m} \ddot{x} + \hat{k} x = 0. \quad \text{— система уравнений, описывающая свободные колебания}$$

Ищем решение этой системы

$$x_i(t) = A_i \cos(\omega t + \varphi_0), \quad x = \begin{pmatrix} x_1(t) \\ \vdots \\ x_n(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} A_1 \\ \vdots \\ A_n \end{pmatrix} \cos(\omega t + \varphi_0)$$

в форме, когда все части системы, т.е. $x_i(t)$, колеблются с одной и той же частотой, и.е. в форме нормального колебания.

Определение Простое гармоническое движение механической системы близко к положению равновесия называется нормальным колебанием системы.

Для определения амплитуд A_i и частоты ω нормального колебания получаем систему уравнений:

$$\sum_j (-m_{ij} \omega^2 + k_{ij}) A_j = 0, \quad \text{т.е. } (-\hat{m} \omega^2 + \hat{k}) x = 0,$$

чтобы эта однородная система линейных уравнений имела нетривиальное решение, $A \neq 0$, необходимо, чтобы детерминант этой системы равнялся нулю

$$\| -\hat{m} \omega^2 + \hat{k} \| = 0 = \det(-\hat{m} \omega^2 + \hat{k}) \quad \text{— секулярное уравнение для опред. частот норм. колеб.}$$

Секулярное уравнение имеет f корней $\omega_1^2, \dots, \omega_f^2$ — частот нормальных колебаний. То найденные частоты ω_α^2 легко определить векторы амплитуд $\vec{A}^{(\alpha)}$ нормальных колебаний из решений системы уравнений:

$$(-\hat{m} \omega_\alpha^2 + \hat{k}) A^{(\alpha)} = 0, \quad \alpha = 1, \dots, f$$

§2. Свойства частот и амплитуд нормальных колебаний.

Имеют место следующие свойства частот ω_α^2 и соотношения ортогональности для векторов $A^{(\alpha)}$ нормальных колебаний:

1. $\omega_\alpha^2 \hat{m} A^{(\alpha)} = \hat{k} A^{(\alpha)} \Rightarrow \omega_\alpha^2 (A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\alpha)}) = (A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\alpha)})$
 $\Rightarrow \omega_\alpha^2 = \frac{(A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\alpha)})}{(A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\alpha)})} \geq 0$ — в силу positivity определителности форм $(\dot{x}, \hat{m} \dot{x})$ и $(x, \hat{k} x)$

Частоты нормальных колебаний $\omega_\alpha^2 \geq 0$, т.е., вещественны.

2. $\omega_\alpha^2 \hat{m} A^{(\alpha)} = \hat{k} A^{(\alpha)}, \quad \omega_\beta^2 \hat{m} A^{(\beta)} = \hat{k} A^{(\beta)}$
 $\Rightarrow \omega_\alpha^2 (A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\alpha)}) = (A^{(\beta)}, \hat{k} A^{(\alpha)})$
 $\omega_\beta^2 (A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\beta)}) = (A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\beta)})$
В силу $\hat{k}^T = \hat{k}, \hat{m}^T = \hat{m}$: $\omega_\beta^2 A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\alpha)} = (A^{(\beta)}, \hat{k} A^{(\alpha)})$

поэтому $(\omega_\alpha^2 - \omega_\beta^2) (A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\alpha)}) = 0$

$$\Rightarrow \text{при } \omega_\alpha^2 \neq \omega_\beta^2 \Rightarrow (A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\alpha)}) = 0, \quad (A^{(\beta)}, \hat{k} A^{(\alpha)}) = 0$$

то есть векторы амплитуд $A^{(\alpha)}$ и $A^{(\beta)}$ нормальных колебаний с различными частотами $\omega_\alpha^2 \neq \omega_\beta^2$ ортогональны в метриках масс m_{ij} и жесткостей k_{ij} при $\omega_\alpha^2 \neq \omega_\beta^2$:

$$(A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\beta)}) = 0 \quad (A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\beta)}) = 0$$

при $\omega_\alpha^2 \neq \omega_\beta^2$.

Замечание В физике и математике часто используются геометрии, более общие чем евклидова геометрия, так называемые римановы геометрии, задающиеся метрическим тензором g_{ij} , скалярное произведение векторов x и y риманова пространства с метрикой $\hat{g} = [g_{ij}]$ определяется следующим образом:

$$(x, \hat{g} y) = \sum_{i,j} x_i g_{ij} y_j$$

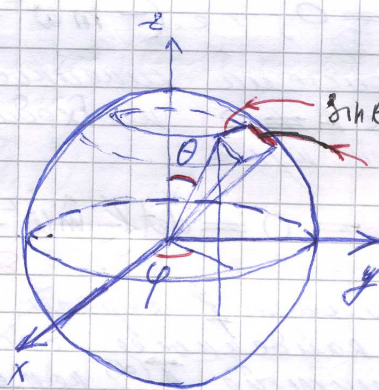
$\hat{g} = [g_{ij}]$ — матрица метрики данной Римановой геометрии

Пример 1 Геометрия Евклида

$$(x, y) = \sum_{i,j=1}^3 x_i \eta_{ij} y_j$$

$$\eta_{ij} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Пример 3 Геометрия на сфере единичного радиуса



Пример 2 Геометрия Минковского

$$(x, \hat{g} y) = x_0 y_0 - x_1 y_1 - x_2 y_2 - x_3 y_3 = \sum_{i,j=0,1,2,3} x_i g_{ij} y_j$$

$$g_{ij} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 \end{pmatrix}$$

$$dl^2 = g_{\theta\theta} d\theta^2 + g_{\varphi\varphi} d\varphi^2 = d\theta^2 + \sin^2 \theta d\varphi^2$$

$$\hat{g} = \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & \sin^2 \theta \end{pmatrix}$$

§ 3. Представление нормальных колебаний.

Если $A^{(\alpha)} \cos(\omega_\alpha t + \varphi_{\alpha 0})$ — нормальное колебание с частотой ω_α , то, очевидно, $a \cdot A^{(\alpha)} \cos(\omega_\alpha t + \varphi_{\alpha 0})$, где a — произв. число, также является нормальным колебанием с той же частотой. Для линейных колебаний справедлив принцип суперпозиции, поэтому произвольная линейная комбинация различных нормальных колебаний также является возможным колебательным движением системы.

В силу скалярного произведения колебание системы может быть разложено по нормальным колебаниям

$$\forall x(t) = \begin{pmatrix} x_1(t) \\ \vdots \\ x_f(t) \end{pmatrix}, \quad x(t) = \sum_{\alpha=1}^f A^{(\alpha)} a_\alpha \cos(\omega_\alpha t + \varphi_{\alpha 0}) \stackrel{\text{def}}{=} \sum_{\alpha=1}^f A^{(\alpha)} Q_\alpha(t),$$

здесь $Q_\alpha(t) = a_\alpha \cos(\omega_\alpha t + \varphi_{\alpha 0})$ — координата α -го нормального колебания.

Переход к координатам нормальных колебаний называют еще переходом к представлению нормальных колебаний; в таком представлении лагранжиан системы имеет вид:

$$L = \frac{1}{2} (\dot{x}, \hat{m} \dot{x}) - \frac{1}{2} (x, \hat{k} x) =$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{\alpha, \beta} \dot{Q}_\alpha \dot{Q}_\beta (A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\beta)}) - \frac{1}{2} \sum_{\alpha, \beta} Q_\alpha Q_\beta (A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\beta)}) =$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{\alpha} M_{\alpha} \dot{Q}_{\alpha}^2 - \frac{1}{2} \sum_{\alpha} K_{\alpha} Q_{\alpha}^2, \quad M_{\alpha} \stackrel{\text{def}}{=} (A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\alpha)})$$

$$K_{\alpha} = (A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\alpha)})$$

при получении последнего выражения использовано свойство ортогональности для амплитуд нормальных колебаний:

$$(A^{(\alpha)}, \hat{m} A^{(\beta)}) \stackrel{\text{def}}{=} M_{\alpha} \delta_{\alpha\beta}, \quad (A^{(\alpha)}, \hat{k} A^{(\beta)}) \stackrel{\text{def}}{=} K_{\alpha} \delta_{\alpha\beta}.$$

Уравнение Лагранжа в представлении нормальных колебаний вследствие особенно просто:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{Q}_{\alpha}} - \frac{\partial L}{\partial Q_{\alpha}} = 0 \rightarrow M_{\alpha} \ddot{Q}_{\alpha} + K_{\alpha} Q_{\alpha} = 0, \quad \omega_{\alpha}^2 = \frac{K_{\alpha}}{M_{\alpha}},$$

$$\ddot{Q}_{\alpha} + \omega_{\alpha}^2 Q_{\alpha} = 0, \quad 1 \leq \alpha \leq f.$$

§4. Решение задачи о колебаниях системы с заданными начальными данными.

Пусть при $t=0$ известны положение и скорость системы, т.е.

$$x(0) = \begin{pmatrix} x_1(0) \\ x_2(0) \\ \vdots \\ x_f(0) \end{pmatrix}, \quad \dot{x}(0) = \begin{pmatrix} \dot{x}_1(0) \\ \dot{x}_2(0) \\ \vdots \\ \dot{x}_f(0) \end{pmatrix}, \quad \underline{m \ddot{x} + kx = 0}$$

сист. у-ий для начальных колебаний. Вспомог!

Требуется определить $x(t)$ при $t > 0$. Будем искать решение этой задачи с начальными данными (задачи Коши) в следующей форме:

$$x(t) = \sum_{\alpha} A^{(\alpha)} (a_{\alpha} \cos \omega_{\alpha} t + b_{\alpha} \sin \omega_{\alpha} t) = \sum_{\alpha} A^{(\alpha)} Q_{\alpha}(t),$$

здесь $Q_{\alpha}(t) = a_{\alpha} \cos \omega_{\alpha} t + b_{\alpha} \sin \omega_{\alpha} t = \sqrt{a_{\alpha}^2 + b_{\alpha}^2} \cos(\omega_{\alpha} t + \varphi_{\alpha 0})$ является эл. завис. координат нормальных колебаний, удовлетворяя начальным данным:

$$x(0) = \sum A^{(\alpha)} a_{\alpha}, \quad (A^{(\beta)}, \hat{m} x(0)) = \sum a_{\alpha} (A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\alpha)}) =$$

$$\dot{x}(0) = \sum A^{(\alpha)} b_{\alpha} \omega_{\alpha}, \quad = \sum a_{\alpha} M_{\alpha} \delta_{\alpha\beta} = a_{\beta} M_{\beta},$$

т.е. $a_{\beta} = \frac{(A^{(\beta)}, \hat{m} x(0))}{(A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\beta)})}$

Можно также:

$$(A^{(\beta)}, \hat{m} \dot{x}(0)) = \sum_{\alpha} (A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\alpha)}) b_{\alpha} \omega_{\alpha} = \sum \delta_{\alpha\beta} M_{\alpha} b_{\alpha} \omega_{\alpha} = M_{\beta} b_{\beta} \omega_{\beta},$$

т.е. $b_{\beta} = \frac{(A^{(\beta)}, \hat{m} \dot{x}(0))}{\omega_{\beta} (A^{(\beta)}, \hat{m} A^{(\beta)})}$

Замечание. Мы предположили, что все частоты ω_{α}^2 ($\alpha=1, \dots, f$) различны, но может случиться, что некоторые частоты, в силу симметрии системы, совпадут, т.е. некоторые частоты являются вырожденными. В этом случае, маневр можно довести до совершенства с помощью ортогональности, и всё вышесказанное остается в силе.