

## Кинем. момент

$$\mathbf{K}_O = \sum_i \mathbf{r}_{Oi} \times m_i \mathbf{V}_i, \quad \mathbf{K}_O = m \mathbf{r}_{OC} \times \mathbf{V}_O + \int \hat{\mathbf{r}}^T \hat{\mathbf{r}} dm$$

$$\vec{r} \times \vec{\omega} = \hat{\mathbf{r}} \omega$$

## Тензор инерции

$$J_O^{xyz} = \int \hat{\mathbf{r}}^T \hat{\mathbf{r}} dm = \begin{pmatrix} J_O^{xx} & J_O^{xy} & J_O^{xz} \\ J_O^{yx} & J_O^{yy} & J_O^{yz} \\ J_O^{zx} & J_O^{zy} & J_O^{zz} \end{pmatrix}$$

$$(5.4) \quad \left( \text{момент инерции осями} \right) \quad J_u = \sum m r_i^2 = \int r^2 dm$$

называется *тензором инерции твердого тела* относительно базиса  $\mathbf{e}_x, \mathbf{e}_y, \mathbf{e}_z$ . Элементы этой матрицы определяются следующими формулами:

$$\begin{aligned} J_O^{xx} &= \sum_i m_i (y_i^2 + z_i^2), & J_O^{xy} &= J_O^{yx} = -\sum_i m_i x_i y_i, \\ J_O^{yy} &= \sum_i m_i (z_i^2 + x_i^2), & J_O^{yz} &= J_O^{zy} = -\sum_i m_i y_i z_i, \\ J_O^{zz} &= \sum_i m_i (x_i^2 + y_i^2), & J_O^{zx} &= J_O^{xz} = -\sum_i m_i z_i x_i. \end{aligned} \quad (5.4^*)$$

Физически:  
или иначе:  
 $\vec{K}_O = \mathbf{J}_O \cdot \vec{\omega}$

Через тензор инерции  $\mathbf{J}_O$  можно определить момент инерции тела относительно любой оси, проходящей через точку  $O$ . Обозначая через  $\mathbf{e}$  единичный вектор, указывающий направление оси, и учитывая формулу (5.5), получаем

$$J_e = \mathbf{e}^T \mathbf{J}_O \mathbf{e} \quad (5.6)$$

## Преобр. тензоров ин. при повороте базиса.

$$\mathbf{r}'_i = \mathbf{S} \mathbf{r}_i \Rightarrow \mathbf{J}'_O = \mathbf{S} \mathbf{J}_O \mathbf{S}^T$$

орн. осей

## Главные моменты

Т.е.  $\forall$  т.о. т.в.  $\exists$  ось базиса, в котором тензор инерции имеет диаг. вид.

$$\mathbf{J}_O = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}; \quad A, B, C - \text{главные моменты инерции (собств. значения)}$$

или главн. базиса - главные оси (собств. векторы)

Т.е. для  $A, B, C$  действ. уравнения  $(A+B>C$  и т.д.)

## Теорема Гюйгенса-Штейнера для тензоров инерции

Поэтому формула преобразования тензора инерции при параллельном переносе базиса из центра масс твердого тела записывается в виде

$$\mathbf{J} = \mathbf{J}' + \mathbf{a} \quad \mathbf{J}_O = \mathbf{J}_C + m \mathbf{r}_{CO}^2 \quad (5.10)$$

$\mathbf{a} = m \hat{\mathbf{a}} \hat{\mathbf{a}}^T$   
тензор инерции в массовом центре

$$j(\vec{r}) = \hat{\mathbf{r}}^T \hat{\mathbf{r}}$$

## Моменты инерции

В произв. кинем., заданном вектором  $\vec{\omega}$ , отомчим отрезок длины  $\frac{1}{\sqrt{J_e}}$ ; все точки этого отрезка называются *главными осями инерции*

✓ ось симметрии однородного тела является главной для всех точек данной оси;

✓ для точек, лежащих в плоскости материальной симметрии, главной является ось, перпендикулярная этой плоскости.

## Кинематические элементы и энергия тв. тела.

Кин. элемент отн. произв. полюса

$$\mathbf{K}_O = m \mathbf{r}_{OC} \times \mathbf{V}_O + \mathbf{J}_O \boldsymbol{\omega} \Rightarrow \bar{\mathbf{K}}_O = \mathbf{J}_C \cdot \bar{\boldsymbol{\omega}} + m \bar{\mathbf{r}}_{OC} \times \bar{\mathbf{V}}_C$$

Если полюс совп. с неподв. т. тела или центром масс:

$$\mathbf{K}_O = \mathbf{J}_O \boldsymbol{\omega}, \quad \mathbf{K}_C = \mathbf{J}_C \boldsymbol{\omega}$$

Кин. энергия тв. тела с неподв. точкой O:

$$T = \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}^T \mathbf{J}_O \boldsymbol{\omega}$$

По т. Кенни (с неподв. т.)

$$T = \frac{1}{2} m V_C^2 + \frac{1}{2} \bar{\boldsymbol{\omega}}^T \mathbf{J}_C \bar{\boldsymbol{\omega}}$$

## Динамические уравн. вращ. движ. тв. тела

Движ. тв. тела с неподв. т. O в инерс. сист. описана

$$\dot{\bar{\mathbf{K}}}_O = \bar{\mathbf{M}}_O^{ex} ; \quad \dot{\bar{\mathbf{K}}}_O = \underbrace{\mathbf{J}_O \dot{\bar{\boldsymbol{\omega}}}}_{\text{отн. к ин. сист.}} + \underbrace{\bar{\boldsymbol{\omega}} \times \mathbf{J}_O \bar{\boldsymbol{\omega}}}_{\text{переносн. чл. в ин. сист.}}$$

=> Динамические уравнения Эйлера:

$$\mathbf{J}_O \dot{\bar{\boldsymbol{\omega}}} + \bar{\boldsymbol{\omega}} \times \mathbf{J}_O \bar{\boldsymbol{\omega}} = \bar{\mathbf{M}}_O^{ex} \quad - \text{связывающ. урн. вращ. движ. тв. тела с внешними дейст. сил.}$$

В проекциях на к. о. с:

$$A \dot{p} + (C-B)qr = M_1$$

$$B \dot{q} + (A-C)rp = M_2$$

$$C \dot{r} + (B-A)pq = M_3$$

Теперь точка O не неподвижна:

$$\mathbf{J}_C \dot{\bar{\boldsymbol{\omega}}} + \bar{\boldsymbol{\omega}} \times \mathbf{J}_C \bar{\boldsymbol{\omega}} = \bar{\mathbf{M}}_C^{ex} ; \quad \mathbf{J}_C - \text{центральный инерз. м.м.}$$

$\bar{\mathbf{M}}_C^{ex}$  - моменты отн. центра масс

## Движ. динамически симметричного тела

Определение. Твердое тело называется динамически симметричным относительно точки O, если равны друг другу два из главных моментов инерции тела для точки O.

$$\mathbf{J}_O = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix} \begin{matrix} \text{плоск. дин.} \\ \text{симм. тело} \\ \text{ось устр.} \\ \text{симм. тело} \end{matrix}$$

Тогда факт. описываются ур-нями:

$$\dot{\mathbf{e}}_3 = \frac{\mathbf{K}_O \times \mathbf{e}_3}{A}, \quad \dot{\mathbf{K}}_O = \mathbf{M}_O$$

- замкнут. сист. ур-н, для моментов сил, дейст. на тело. Зависимости от центр. о. с. или  $\mathbf{e}_3$  и вектора кин. мом.  $\mathbf{K}_O$ .

$$\dot{\mathbf{e}}_3 = \frac{\mathbf{K}_C \times \mathbf{e}_3}{A}, \quad \dot{\mathbf{K}}_C = \mathbf{M}_C$$

аналогично отн. центра масс

## Случай Эйлера

В задаче о движения твердого тела с неподвижной точкой  $O$  случай Эйлера определяется условием  $\mathbf{M}_O = 0$  и называется движением тела по инерции.

Внешние моменты равны нулю

### Первые интегралы движения

$$A^2 p^2 + B^2 q^2 + C^2 r^2 = K^2 = \text{const},$$

$$Ap^2 + Bq^2 + Cr^2 = 2T = \text{const}$$

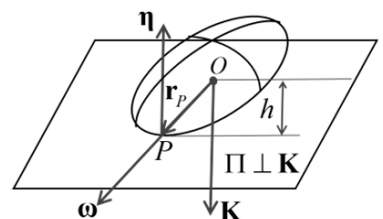
Движение задано, следовательно, в случае Эйлера движение регулярное прецессия.

В случае Эйлера углы вращ. фикс. или интегрируемые или не интегрируемые

Движение твердого тела вокруг неподвижной точки, состоящее из его вращения вокруг оси, неизменно связанной с телом, и движения, при котором эта ось вращается вокруг пересекающей ее оси, неподвижной в рассматриваемой системе отсчета, называют **прецессией**. Прецессия называется **регулярной**, если вращение тела вокруг неизменно связанной с ним оси и вращение самой этой оси происходят с постоянными по модулю угловыми скоростями.

## Геом. интерпретации Пуансо и Мак-Куллаха (для случ. Эйлера)

**Пуансо:** В интерпретации Пуансо (рис. 5.8) движение твердого тела описывается движением жестко связанного с ним эллипсоида инерции, и в случае Эйлера этот эллипсоид катится без проскальзывания по неподвижной плоскости, ортогональной вектору кинетического момента тела.



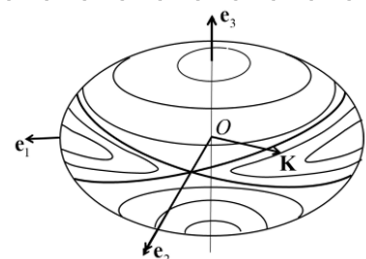
### Мак-Куллаха

Первые интегралы записываются через проекции K на осн. осн.

$$K_1^2 + K_2^2 + K_3^2 = K^2, \quad - \text{сфера}$$

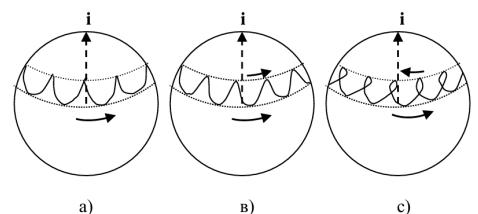
$$\frac{K_1^2}{A} + \frac{K_2^2}{B} + \frac{K_3^2}{C} = 2T. \quad - \text{эллипсоид Мак-Куллаха}$$

Линии пересечения сферы (5.36) с эллипсоидом (5.37) представляют собой траектории неподвижного в инерциальном базисе вектора кинетического момента  $\mathbf{K}$  на поверхности неподвижного в теле эллипсоида Мак-Куллаха. Эти траектории являются замкнутыми кривыми и разделены двумя сепаратрисами, пересекающимися по главной оси  $\mathbf{e}_2$ , соответствующей среднему по



## Случай Лагранжа

Случаем Лагранжа называется движение динамически симметричного относительно неподвижной точки  $O$  тела (волчка) в однородном поле тяжести, когда центр тяжести волчка  $C$  лежит на оси динамической симметрии  $\mathbf{e} = \mathbf{e}_3$  на расстоянии  $L$  от неподвижной точки (рис. 5.10).



# Динамический винт

В общем случае динамика твердого тела относительно инерциального базиса описывается уравнениями

$$m\ddot{\mathbf{r}}_C = \mathbf{F}, \quad \mathbf{J}_C \dot{\boldsymbol{\omega}} + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{J}_C \boldsymbol{\omega} = \mathbf{M}_C. \quad (5.66)$$

д.с.с. на тело сил

Хотим упростить... (Нужно простейшую систему, для которой  $\mathbf{F}$  и  $\mathbf{M}_C$  проще найти)  
Вспомогательная формула  $\mathbf{M}_T = \mathbf{M}_C - \mathbf{r}_T \times \mathbf{F}$

и найдем точку  $T$ , относительно которой момент  $\mathbf{M}_T$  параллелен вектору  $\mathbf{F}$ .

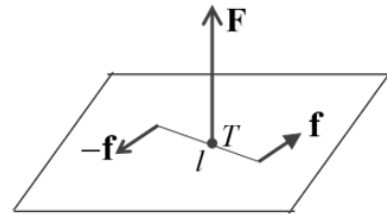
$$\mathbf{h}_T = \mathbf{F} \times \mathbf{M}_C / F^2, \quad (5.68)$$

Таким образом, точки  $T$ , для которых  $\mathbf{M}_T \parallel \mathbf{F}$ , образуют целую прямую, параллельную вектору  $\mathbf{F}$ , расположенную на расстоянии (5.68) от точки  $C$ . Эта прямая называется осью динамического винта (рис. 5.14).

Динамический винт — тройка векторов  $\{\bar{\mathbf{F}}, \bar{\mathbf{f}}, -\bar{\mathbf{f}}\}$

$\bar{\mathbf{F}}$  — в.вектор д.с.с. на тело сил  
 $\bar{\mathbf{f}}, -\bar{\mathbf{f}}$  — взаимно моменты винта  $\mathbf{M}_T$

Отметим, что частными случаями динамического винта являются равнодействующая ( $\mathbf{F} \neq 0, \mathbf{M}_T = 0$ ), пара сил ( $\mathbf{F} = 0, \mathbf{M}_T \neq 0$ ) и векторный нуль ( $\mathbf{F} = 0, \mathbf{M}_T = 0$ ).



## Лагранжева механика

Р/н координатной мех системы из мат. точек и н.в. тел.

$\bar{\mathbf{R}} = (R_1, \dots, R_n)^T$  — вектор, задающий полож. сист. отн.  $O_{i_1 i_2 i_3}$ .

Если сист. состоит из  $j$  мат. точек и  $\ell$  н.в. тел, то  $\dim \bar{\mathbf{R}} = 3j + 6\ell$ . Положение орг. э.и. о.в. задаётся ф-лами  $\bar{\mathbf{r}}_i = \bar{\mathbf{r}}_i(\bar{\mathbf{R}})$

Опр. Механич. связи — ограничения на  $\bar{\mathbf{R}}$  и  $\dot{\bar{\mathbf{R}}}$  системы.

$f_k(\dot{\bar{\mathbf{R}}}, \bar{\mathbf{R}}, t) = 0 \quad k=1, \dots, m$  —  $\textcircled{=}$  — идеализированные связи

Если связи идеал., то система идеализована.

$\textcircled{\leq}$  — неидеализированные связи  
далее будем иметь идеал.

Идеализированные связи

Конечные  $f_k(\bar{\mathbf{R}}, t) = 0$

дифференциальные  $f_k(\dot{\bar{\mathbf{R}}}, \bar{\mathbf{R}}, t)$

симметризуем, если преуст-им в в.вект. суб. коор. связи  $F(\bar{\mathbf{R}}, t) - C = 0 \quad (6.6)$

3-м от  $\dot{\bar{\mathbf{R}}}$  линейная  $f = \mathbf{a}^T \dot{\bar{\mathbf{R}}} + b = \sum_{i=1}^S a_i \dot{R}_i + b = 0, \quad (6.4)$

Смещением  $f_k$  3-м от  $t$

несмещением  $f_k$  не 3-м от  $t$

$\bar{\mathbf{a}} = \bar{\mathbf{a}}(\bar{\mathbf{R}}, t)$  — 5-мерн. в.вектор ф-ции  
 $b = b(\bar{\mathbf{R}}, t)$  — скалярн. ф-ция  
через-ох  $\bar{\mathbf{R}}, t$

Все конечные и интегрируемые кинематические связи называются голономными, а все остальные связи — неголономными. В свою очередь, системы без связей и системы, на которые наложены только голономные связи, называются голономными, а при наличии хотя бы одной неголономной связи — неголономными.

Число степеней свободы механической системы называется разность между размерностью  $S$  вектора  $\mathbf{R}$ , задающего положение системы без связей, и числом  $m$  независимых связей, наложенных на систему:

$$n = S - m. \quad (6.13)$$

Если сист. голономна: из связей находим  $m$  переменных  $R_i$ , остальные  $n$   $R_k$  — независимые, (и время  $t$ ).

$\Rightarrow$  положение сист. будет одност. описываться  $n$  перемен.

Прозв. набор из  $n$  незав. перемен.  $q^T = (q_1, \dots, q_n)$ ;  $\bar{\mathbf{R}} = \bar{\mathbf{R}}(\bar{\mathbf{q}}, t)$   
 которыми опис. полож. сист. функция

независимые обобщ. коорд. голономной сист.

Таким образом, для голономной системы число степеней свободы равно числу независимых обобщенных координат, однозначно определяющих положение системы в любой заданный момент времени. Неголономные системы указанным свойством не обладают.

### ≡ Идеальные связи

Р/м произв. мех. систему  $\bar{\mathbf{R}}$ ;  $r_j = r_j(\bar{\mathbf{R}})$  — опис. путей  $r_j$  в  $n$ -мерном пространстве  $\bar{\mathbf{R}}$  dim = S

Пусть наложены  $p$  идеальн. связей  $f_k(\bar{\mathbf{R}}, t) = 0$   $k=1, \dots, p$   
 и  $d$  связей  $\varphi_i = \dot{\mathbf{a}}_i^T \dot{\bar{\mathbf{R}}} + b_i = \sum_{\alpha=1}^S a_{i\alpha} \dot{R}_\alpha + b_i = 0$   $i=1, \dots, d$

$$\Rightarrow \frac{\partial f_k}{\partial \mathbf{R}^T} d\mathbf{R} + \frac{\partial f_k}{\partial t} dt = 0; \quad k=1, \dots, p, \quad (6.19)$$

$$\mathbf{a}_i^T d\mathbf{R} + b_i dt = 0; \quad i=1, \dots, d.$$

Мн.во всех перем.  $d\bar{\mathbf{R}}(dt)$  — мн.во возможных перемещений мех. сист.  
 Размерность пространства степеней свободы  $n = S - p - d$

$$(6.19) \text{ при } dt=0: \frac{\partial f_k}{\partial \mathbf{R}^T} d\mathbf{R} = 0 \quad (k=1, \dots, p), \quad \mathbf{a}_i^T d\mathbf{R} = 0 \quad (i=1, \dots, d), \quad (6.20)$$

Мн.во всех перем.  $\delta \bar{\mathbf{R}}$  — виртуальные перемещения системы.  
 Это перемещения, допускаемые связями при закреплении  $t$ .  
 Размерность пространства степеней свободы  $n$ .

Виртуальные = возможные  
 если все кон. связи не зависят от  $t$   
 и  $\forall i: b_i = 0$

$$dr_j = \frac{\partial r_j}{\partial \mathbf{R}^T} d\mathbf{R}, \quad \delta r_j = \frac{\partial r_j}{\partial \mathbf{R}^T} \delta \mathbf{R} \quad (6.21)$$

$$3\text{-й закон Ньютона: } m_j \ddot{\mathbf{r}}_j = \bar{\mathbf{F}}_j + \bar{\mathbf{N}}_j \quad (6.22)$$

$\bar{\mathbf{F}}_j$  — активные действ. на  $m$  при активн. связях  $\bar{\mathbf{N}}_j$  — реакции связи, силы, возникающие при наложении связей

Определение. Связи называются идеальными, если суммарная работа реакций этих связей на любом виртуальном перемещении системы равна нулю, т.е.

$$\sum_j \mathbf{N}_j^T \delta \mathbf{r}_j = 0. \quad (6.23)$$

В приложении:  
 идеальность обеспечивается ортогональностью реакций связей к мн.во вирт. перемещений.



Общее ур-ие движения.

$$(6.22) \text{ и } (6.23) \Rightarrow \sum_j (\mathbf{F}_j - m_j \ddot{\mathbf{r}}_j)^T \delta \mathbf{r}_j = 0. \quad (6.24)$$

Ур-ие Лагранжа 2-го рода.

Р/м идеомат. сист. с существенными связями, движ. в инерц. СС.

Ур-ие Лагранжа 2-го рода

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} - \frac{\partial T}{\partial q_k} = Q_k; \quad k=1, \dots, n \quad \leftarrow \text{можно есть } \ddot{q}$$

Система из  $n$  ур-ий второго порядка для  $n$  обобщ. коорд.

Ур-ие Лагранжа в вект. виде:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{\mathbf{q}}} - \frac{\partial T}{\partial \mathbf{q}} = \mathbf{Q} = \sum_j \frac{\partial \mathbf{r}_j^T}{\partial \mathbf{q}} \mathbf{F}_j$$

Потенциальность сил, Лагранжиан  $\leftarrow$  <sup>можно заменить</sup>

Опр. Обобщ. сил из. потенциальны, если  $\exists \Pi(\bar{\mathbf{q}}, t): \bar{\mathbf{Q}}(\bar{\mathbf{q}}, t) = -\frac{\partial \Pi}{\partial \bar{\mathbf{q}}}$

Опр. Обобщ. сил из. обобщ. потенциальны, если  $\exists V(\bar{\mathbf{q}}, \dot{\bar{\mathbf{q}}}, t):$

$$\bar{\mathbf{Q}}(\bar{\mathbf{q}}, \dot{\bar{\mathbf{q}}}, t) = \frac{d}{dt} \frac{\partial V}{\partial \dot{\bar{\mathbf{q}}}} - \frac{\partial V}{\partial \bar{\mathbf{q}}} \quad \leftarrow \text{обобщ. потенциал}$$

Лагранжиан

потенц. силы  
 $L = T - \Pi$

обобщ. пот. сил  
 $L = T - V$

$\Rightarrow$  ур-ие Лагранжа

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\mathbf{q}}} - \frac{\partial L}{\partial \mathbf{q}} = 0 \quad (6.44)$$

Системы, опис. (6.44) - лагранжовы

Ур-ие Лагранжа в инерц. СС

$$m_j \ddot{\mathbf{r}}_j^{\text{отн}} = \mathbf{F}_j + \mathbf{J}_j^{\text{nep}} + \mathbf{J}_j^{\text{кор}} + \mathbf{N}_j \Rightarrow \frac{d}{dt} \frac{\partial T^{\text{отн}}}{\partial \dot{\mathbf{q}}} - \frac{\partial T^{\text{отн}}}{\partial \mathbf{q}} = \mathbf{Q} + \mathbf{Q}^{\text{nep}} + \mathbf{Q}^{\text{кор}} \quad (6.45)$$

$$\text{при этом: } \mathbf{Q}^{\text{ин}} = \mathbf{Q}^{\text{nep}} + \mathbf{Q}^{\text{кор}} = \frac{d}{dt} \frac{\partial V}{\partial \dot{\mathbf{q}}} - \frac{\partial V}{\partial \mathbf{q}}; \quad V = T^{\text{отн}} - T \quad (6.46)$$

$$\Rightarrow \text{силы инерц. явл. обобщ. сил} \Rightarrow V = T^{\text{отн}} - T$$

Св-ва ур-ий Лагранжа

**1. Ковариантность.** Прежде всего отметим, что под ковариантностью уравнений подразумевается инвариантность правила их составления по отношению к замене переменных, а не инвариантность самих уравнений [2].

**4. Разрешимость относительно старших производных.**

Таким образом, уравнения Лагранжа разрешимы относительно старших производных, т.е. представимы в нормальной форме Коши:

$$\ddot{\mathbf{q}} = \mathbf{f}(\dot{\mathbf{q}}, \mathbf{q}, t). \quad (6.59)$$

Это уравнение озвучивается так: для любого совместимого со связями движения системы сумма работ активных сил  $\mathbf{F}_j$  и сил инерции  $(-m_j \ddot{\mathbf{r}}_j)$  на любом виртуальном перемещении системы равна нулю.

Изокривные географ-ны:

$$\delta \mathbf{r}_j = \frac{\partial \mathbf{r}_j}{\partial \mathbf{q}^T} d\mathbf{q} \quad (6.29)$$

Обобщ. силы:

$$Q_k = \sum_j \mathbf{F}_j^T \frac{\partial \mathbf{r}_j}{\partial \mathbf{q}_k} = \frac{\delta A(d\mathbf{q}_k)}{d\mathbf{q}_k} \quad (6.37)$$

**2. Калибровочная инвариантность.** Непосредственной проверкой устанавливается, что для функции  $\varphi = \dot{\mathbf{f}}(\mathbf{q}, t)$ , представляющей собой полную производную по времени от произвольной функции координат и времени, справедливо тождество

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial \varphi}{\partial \dot{\mathbf{q}}} - \frac{\partial \varphi}{\partial \mathbf{q}} = 0. \quad (6.50)$$

Отсюда следует, что при добавлении такой функции к кинетической энергии системы уравнения Лагранжа (6.38) остаются неизменными. Это свойство уравнений Лагранжа называется *калибровочной инвариантностью*.

# Первые интегралы

**Определение.** Первым интегралом системы дифференциальных уравнений называется функция фазовых переменных и времени, определенная в той же области, что и сама система, и сохраняющая свои значения на любом решении этой системы.

Уравнения Лагранжа представляют собой уравнения второго порядка. Фазовыми переменными в них являются обобщенные координаты  $q$  и обобщенные скорости  $\dot{q}$ . Поэтому первыми интегралами уравнений Лагранжа могут быть функции вида  $f(\dot{q}, q, t)$ .

Распространенным типом первых интегралов в лагранжевых системах являются циклические интегралы. Переменная называется циклической, если она не входит в выражение для функции Лагранжа  $L$ . Из уравнений Лагранжа (6.44) следует, что если  $q_k$  — циклическая координата, то функция  $\partial L / \partial \dot{q}_k$  является циклическим первым интегралом системы.

Система называется склерономной (стационарной), если параметризация (6.14) стационарна, т.е.  $\partial R / \partial t \equiv 0$ . Для склерономных систем положения материальных точек будут зависеть только от значений обобщенных координат  $r_j = r_j(q)$ , а кинетическая энергия не зависит явно от времени и выражается квадратичной формой обобщенных скоростей:

Рассмотрим систему в каноническом  $Q$  или в каноническом  $Q^*$

Тогда уравнение Лагранжа:  $\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} - \frac{\partial L}{\partial q} = Q^* \quad (6.61) \quad \leftarrow$

Пусть обобщенная энергия системы:  $H = \dot{q}^T \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} - L \quad (6.62)$

$\Rightarrow H = T_2 - T_0 + \Pi \quad (6.63)$

Если сист. стационарна, то  $T_0 = T_1 = 0$

$\Rightarrow H = E = T + \Pi \quad (6.64)$   
полная энергия

$\leftarrow$  В этой функции

$\dot{H} = \dot{\dot{q}}^T \bar{Q}^* - \frac{\partial L}{\partial t} \quad (6.65);$

если  $\frac{\partial L}{\partial t} = 0$ :  $H = \dot{q}^T \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} - L = h = \text{const} \quad (6.66)$

Интеграл обобщ. энергии

для сист. сст.  $\dot{E} = \dot{q}^T Q^* + \frac{\partial V}{\partial t} \quad (6.67)$

З-н изм. полной энергии

Склерономная система называется консервативной, если все обобщенные силы потенциальны, а потенциальная энергия не зависит явно от времени, т.е.  $\partial \Pi / \partial t \equiv 0$ . Для консервативной системы интеграл обобщенной энергии (6.66) принимает вид закона сохранения полной энергии:

$E = T + \Pi = \text{const} \quad (6.69)$

Мощность обобщ. сил:  $\dot{q}^T \bar{Q}^*$   
 $\begin{matrix} \swarrow & \searrow \\ =0 & \leq 0 \\ \text{иррелятив.} & \text{диссипативные} \\ \text{(не соверш.} & \\ \text{работы \& др.)} & \end{matrix}$



## Теорема Эмми-Нетер

### Преобразование координат и времени, оставляющее инвариантным (6.92)

Рассматривается однопараметрическое семейство (группа) преобразований координат и времени:

$$\tilde{\mathbf{q}} = \Psi(\mathbf{q}, t, \alpha), \quad \tau = \varphi(\mathbf{q}, t, \alpha). \quad (6.91)$$

**Теорема Эмми Нетер.** Если лагранжиан системы  $L(\dot{\mathbf{q}}, \mathbf{q}, t)$  инвариантен относительно преобразования (6.91), удовлетворяющего условиям (6.92), (6.93), то эта система имеет первый интеграл:

$$f = \mathbf{p}^T \frac{\partial \Psi}{\partial \alpha} \Big|_{\alpha=0} - H \frac{\partial \varphi}{\partial \alpha} \Big|_{\alpha=0}; \quad \mathbf{p} = \frac{\partial L}{\partial \dot{\mathbf{q}}}, \quad H = \dot{\mathbf{q}}^T \frac{\partial L}{\partial \dot{\mathbf{q}}} - L. \quad (6.94)$$

Иными словами, при наличии инвариантности новый лагранжиан  $\tilde{L}$  получается таким, как при тождественном преобразовании.