

Дополнение к Семинару №5 от 12.05.20

Рассмотрим несколько примеров построения лагранжианов физических моралей.

Напомним, что более точное построение должно начинаться с определения числа степеней свободы модальной системы и выбора удобных обобщённых координат, количество которых равно числу степеней свободы.

Главный выбор этих обобщённых координат во многом определяет успех при решении механических задач.

Для механических систем, в которых отсутствуют связи (то есть, ограничения на движение составляющих систему тел в виде каких-то поверхностей, стержней и т.п.), как правило удобно выбирать декартовы прямоугольные координаты в качестве

обобщенных координат, так $= \mathcal{L} =$
как в декартовых координатах
просто записывается кинетическая
энергия системы.

Однако, свойства симметрии (потенци-
альных) сил, действующих в системе,
могут диктовать и другой выбор
обобщенных координат (например,
сферических при движении в централь-
ном поле).

Для механических систем в поле
потенциальных сил (сила упругости и
сила тяжести или сила тяжести)
лагранжиан задается формулой:

$$\boxed{\mathcal{L} = T_{\text{кин}} - U},$$

где $T_{\text{кин}}$ - кинетическая энергия,
 U - сумма потенциалов всех сил,
действующих на систему (см.
подробности в лекции № 5).

Пример 1

=3=

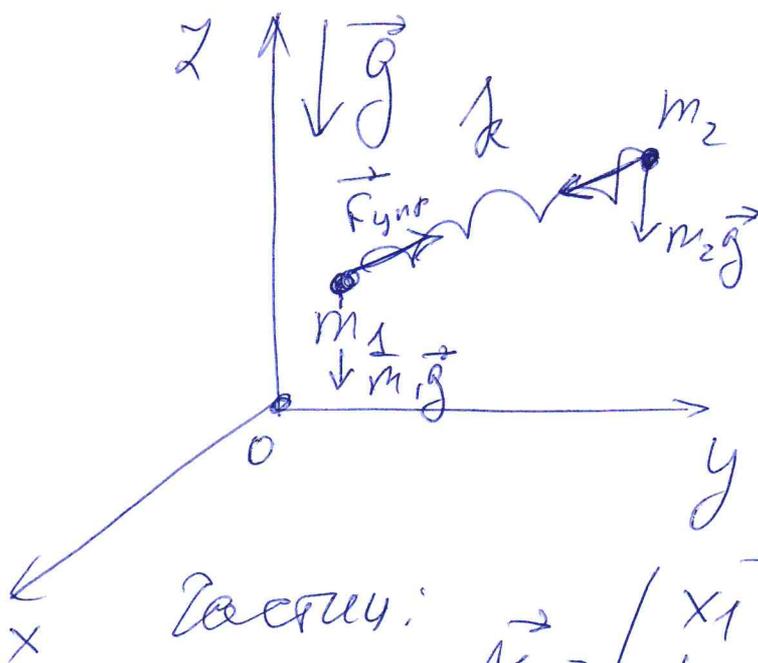
N частиц массы m_i , $1 \leq i \leq N$ в
пространстве \mathbb{R}^n ($n=1, 2, 3$).

$$T_{\text{кин}} = \sum_{i=1}^N \frac{m_i}{2} \dot{\vec{r}}_i^2, \quad \text{где } \vec{r}_i - \text{радиус-}$$

вектор i -й частицы

$$L = \sum_{i=1}^N \frac{m_i}{2} \dot{\vec{r}}_i^2 - U(\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N).$$

Например, 2 частицы, связанные
пружинкой жесткости k в \mathbb{R}^3 ,
при этом есть поле тяжести вдоль
оси Oz :



Система
имеет 6 степе-
ней свободы.
Выбираем в
качестве коорди-
нат декартовы
координаты $2 \times$

Частицы: $\vec{r}_1 = \begin{pmatrix} x_1 \\ y_1 \\ z_1 \end{pmatrix}$ и $\vec{r}_2 = \begin{pmatrix} x_2 \\ y_2 \\ z_2 \end{pmatrix}$.

$$T_{\text{кин}} = T_1 + T_2 = \frac{m_1}{2} (\dot{x}_1^2 + \dot{y}_1^2 + \dot{z}_1^2) + \frac{m_2}{2} (\dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2 + \dot{z}_2^2) \quad = 4 =$$

В системе 2 потенциальные силы: сила упругости и сила тяжести.

$$U(\vec{r}_1, \vec{r}_2) = U_{\text{упр}} + U_{\text{грав}}$$

$$U_{\text{упр}} = \frac{k}{2} (\vec{r}_1 - \vec{r}_2)^2 = \frac{k}{2} ((x_1 - x_2)^2 + (y_1 - y_2)^2 + (z_1 - z_2)^2)$$

$$U_{\text{грав}} = m_1 g z_1 + m_2 g z_2$$

Напомним, что потенциальная сила и сам вектор силы связаны соотношением:

$$\vec{F}_i = - \frac{\partial U}{\partial \vec{r}_i}$$

Например, силы тяжести, действующие на 1 и 2-ю частицы равны,

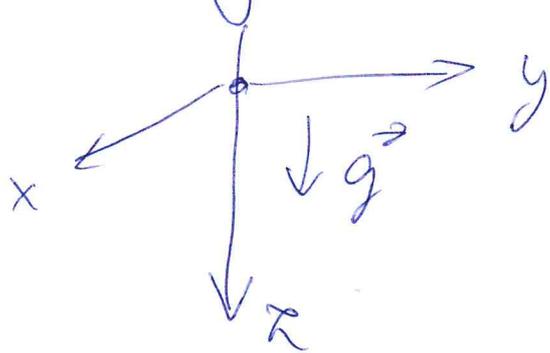
Соответственно: $\vec{F}_1 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -m_1 g \end{pmatrix}$, $\vec{F}_2 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -m_2 g \end{pmatrix}$

$$\Rightarrow U_{\text{грав}} = m_1 g z_1 + m_2 g z_2$$

$$- \frac{\partial U_{\text{грав}}}{\partial x_1} = (\vec{F}_1)_x = 0, \quad - \frac{\partial U_{\text{грав}}}{\partial y_1} = (\vec{F}_1)_y = 0$$

$$- \frac{\partial U_{\text{grav}}}{\partial z} = \left(\vec{F}_{\perp} \right)_z = -m_1 g. \quad = 5 =$$

Поэтому функциональный вид U может зависеть от выбора осей координат. Если ось Oz в нашем примере направлена вниз (то есть, брать \vec{g}), то U_{grav} получит знак!



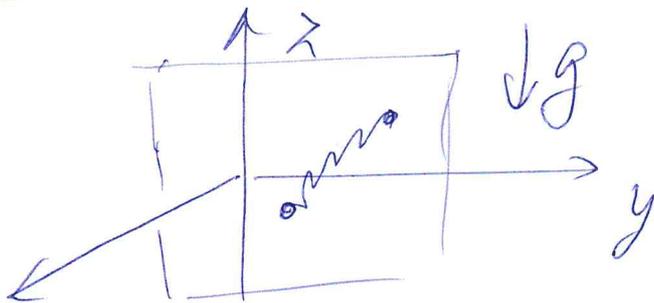
$$\Rightarrow U_{\text{grav}} = -mgz,$$

$$\text{т.к. теперь } \left(\vec{F} \right)_z = mg =$$

$$= - \frac{\partial}{\partial z} (-mgz).$$

Пример 2

Идем теперь 2 частицы из прошлого примера движутся в плоскости $x=0$; y системы



остаётся 4 степени свободы.

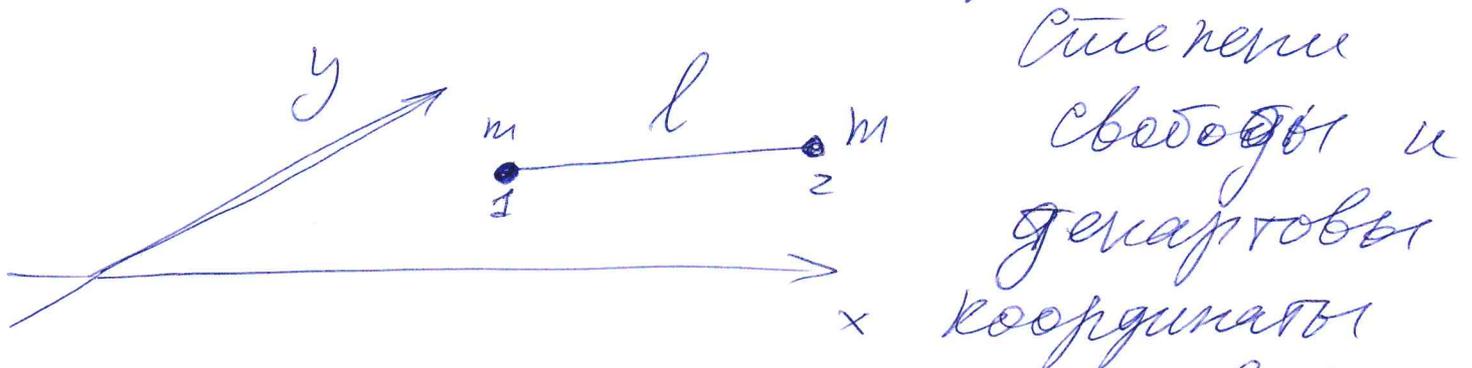
Это простейший вид связи, который позволяет оставить декартовы координаты. Соответствующий лагранжиан коммутирует с лагранжианами примера 1 фиксацией $x_1 \equiv 0 \equiv x_2$:

$$L(y_1, z_1, y_2, z_2) = \frac{m_1}{2} (\dot{y}_1^2 + \dot{z}_1^2) + \frac{m_2}{2} (\dot{y}_2^2 + \dot{z}_2^2) - \frac{k}{2} [(y_1 - y_2)^2 + (z_1 - z_2)^2] - m_1 g z_1 - m_2 g z_2.$$

Пример 3

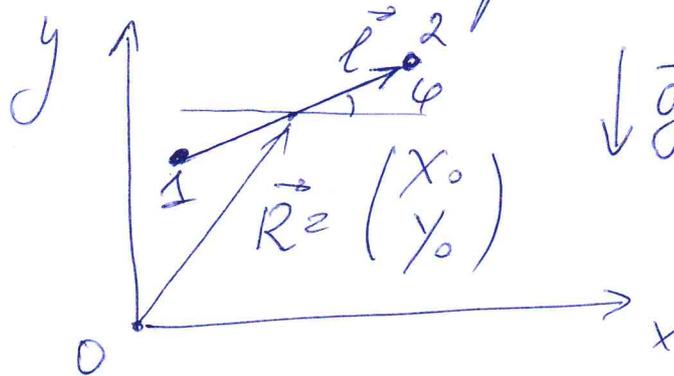
2 частицы в плоскости связаны жёстким невесомым стержнем.

Для простоты возьмём равные массы $m_1 = m_2 = m$. Здесь 3



обеих частиц независимы в качестве обобщённых.

Выберем координаты так: $\varphi = \varphi =$
 2 декартовых координаты x_0 и y_0
 центра масс системы (при $m_1 = m_2 = m_0$
середина стержня) и углом φ
 между вектором $\vec{l} = \vec{r}_2 - \vec{r}_1$ и положи-
 тельным направлением оси Ox :



↓ \vec{g} Также этого
 можно выразить
декартовыми коорди-
натами через обобщен-
ные:

$$x_1 = x_0 - \frac{l}{2} \cos \varphi \quad x_2 = x_0 + \frac{l}{2} \cos \varphi$$

$$y_1 = y_0 - \frac{l}{2} \sin \varphi \quad y_2 = y_0 + \frac{l}{2} \sin \varphi$$

и подставить в формулы для кинети-
 ческой и потенциальной энергии:

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}_1^2 + \dot{y}_1^2) + \frac{m}{2} (\dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2) =$$

$$= \frac{m}{2} \left(\dot{x}_0^2 + \dot{y}_0^2 + \frac{l^2}{4} \dot{\varphi}^2 + \dot{x}_0 l \dot{\varphi} \sin \varphi - \dot{y}_0 l \dot{\varphi} \cos \varphi \right)$$

$$+ \frac{m}{2} \left(\dot{x}_0^2 + \dot{y}_0^2 + \frac{l^2}{4} \dot{\varphi}^2 - \dot{x}_0 l \dot{\varphi} \sin \varphi + \dot{y}_0 l \dot{\varphi} \cos \varphi \right) =$$

$$= \underbrace{m(\dot{x}_0^2 + \dot{y}_0^2)}_{T_0} + \underbrace{\frac{ml^2\dot{\varphi}^2}{4}}_{T_{\text{вращ.}}} = 8 =$$

Итак, $T_{\text{кин}}$ есть сумма кинетической энергии центра масс $T_0 = \frac{1}{2}(2m)(\dot{x}_0^2 + \dot{y}_0^2)$

и энергии вращения вокруг центра масс: $T_{\text{вращ.}}$ Полная масса системы

$$T_{\text{вращ.}} = 2 \cdot \frac{m}{2} \left(\frac{l}{2} \dot{\varphi} \right)^2 = \frac{ml^2\dot{\varphi}^2}{4}$$

Здесь $v_{\text{вр}} = \frac{l}{2} \dot{\varphi}$ — скорость при вращении по окружности радиуса $\frac{l}{2}$ с угловой скоростью $\dot{\varphi}$.

$$U_{\text{грав}} = mgy_1 + mgy_2 = 2mg y_0$$

Итак:

$$L(x_0, y_0, \varphi, \dot{x}_0, \dot{y}_0, \dot{\varphi}) = m(\dot{x}_0^2 + \dot{y}_0^2) + \frac{ml^2\dot{\varphi}^2}{4} - 2mg y_0.$$

L не зависит от x_0 (только от \dot{x}_0),

т.е. x_0 — циклическая координата \Rightarrow

$\Rightarrow P_{x_0} = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_0} = m\dot{x}_0 = \text{const}$ — импульс системы вдоль Ox сохраняется, т.к. вдоль Ox

не зависят внешние силы. $= \mathcal{J} =$

\mathcal{L} не зависит от координаты $\varphi \Rightarrow$

$\mathcal{J} = \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\varphi}} = ml^2 \dot{\varphi} = \text{const}$ - Сохраненный момент импульса (вектор $\vec{\mathcal{J}}$ по оси z в плоскости xOy), $\Rightarrow \dot{\varphi} = \text{const} \Rightarrow \varphi = \omega t + \varphi_0$

\mathcal{L} не зависит явно от t ($\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial t} = 0$)

\Rightarrow Сохраняется механическая энергия системы:

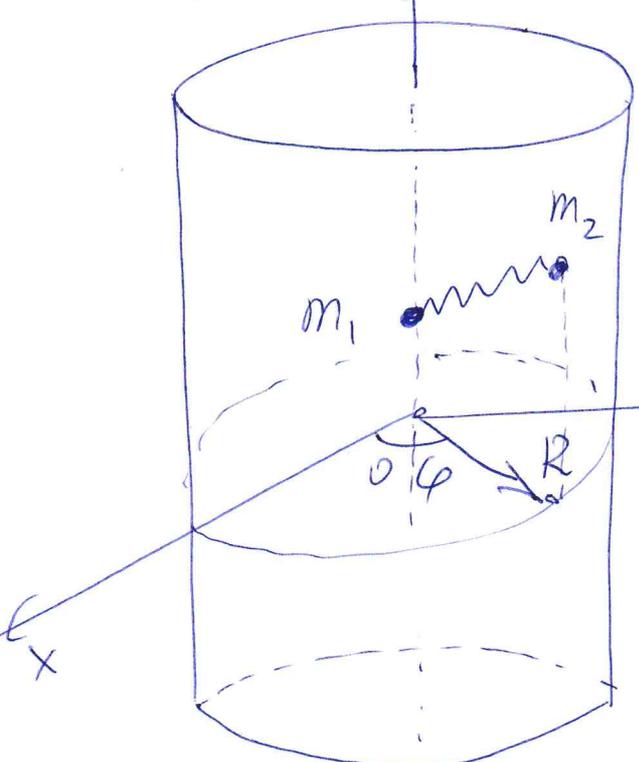
$$\mathcal{E} = \dot{x}_0 \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{x}_0} + \dot{y}_0 \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{y}_0} + \dot{\varphi} \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\varphi}} = \underbrace{\text{Ткин}}_{-L} + \mathcal{U}$$

Зам. Можно было выбрать в качестве обобщенных координат декартовы координаты центра и z - расстояние и угол φ , например, x_1, y_1 и φ . Тогда $x_2 = x_1 + l \cos \varphi$
 $y_2 = y_1 + l \sin \varphi$.

Но при такой выборке Ткин уже не будет диагональной квадратичной

формы обобщенных скоростей, $= 10 =$
 все уравнения примут стандартный
 вид. Кроме того, видится явная
зависимость от φ и увидите
 интеграл движения, ответом будет
 сохранение момента импульса будет
 не просто.

Пример 4.



Частица m_1
 движется по оси Oz ,
 частица m_2 - все
 время на поверхности
 прямого кругового
 цилиндра ра-
 диуса R с осью Oz .
 Частицы соединены
 пружиной жесткости k .

У системы 3 степени свободы.
 Выберем обобщенные координаты:
 Декартовы \tilde{x}_1 для m_1 , цилиндри-
 ческие координаты \tilde{x}_2 для m_2 .

$$x_2 = R \cos \varphi \quad y_2 = R \sin \varphi \quad = \text{II} =$$

$$T_{\text{кин}} = T_1 + T_2 = \frac{m_1}{2} \dot{x}_1^2 + \frac{m_2}{2} (\dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2 + \dot{z}_2^2) =$$

$$= \frac{m_1}{2} \dot{z}_1^2 + \frac{m_2}{2} (R^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}_2^2)$$

$$U_{\text{упр.}} = \frac{k}{2} (\vec{r}_1 - \vec{r}_2)^2 = \frac{k}{2} ((z_1 - z_2)^2 + R^2)$$

$$L = \frac{m_1}{2} \dot{z}_1^2 + \frac{m_2}{2} (\dot{z}_2^2 + R^2 \dot{\varphi}^2) - \frac{k}{2} (z_1 - z_2)^2$$

(константу $\frac{k}{2} R^2$ в $U_{\text{упр.}}$ можно опустить)

Здесь сразу верны 2 интеграла движения: φ - циклическая координата

$$\Rightarrow \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = m_2 R^2 \dot{\varphi} = \mathcal{Y} = \text{const}$$

$$\frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow \mathcal{E} = T_{\text{кин}} + U_{\text{упр}} = \text{const.}$$

Но в системе \exists еще третий

интеграл — полный импульс вдоль оси Oz. Это следует того, что

L зависит только от разности $z_1 - z_2$.

Введем переменные

$= |z| =$

$$z_+ = z_1 + z_2$$

$$z_- = z_1 - z_2 \Rightarrow$$

$$z_1 = \frac{z_+ + z_-}{2}$$

$$z_2 = \frac{z_+ - z_-}{2}$$

Тогда лагранжиан примет вид:

$$L = \frac{(m_1 + m_2)}{8} (\dot{z}_+^2 + \dot{z}_-^2) + \frac{(m_1 - m_2)}{4} \dot{z}_+ \dot{z}_- + \\ + \frac{m_2}{2} R^2 \dot{\varphi}^2 - \frac{k}{2} z_-^2.$$

Лагранжиан не зависит от z_+ \Rightarrow

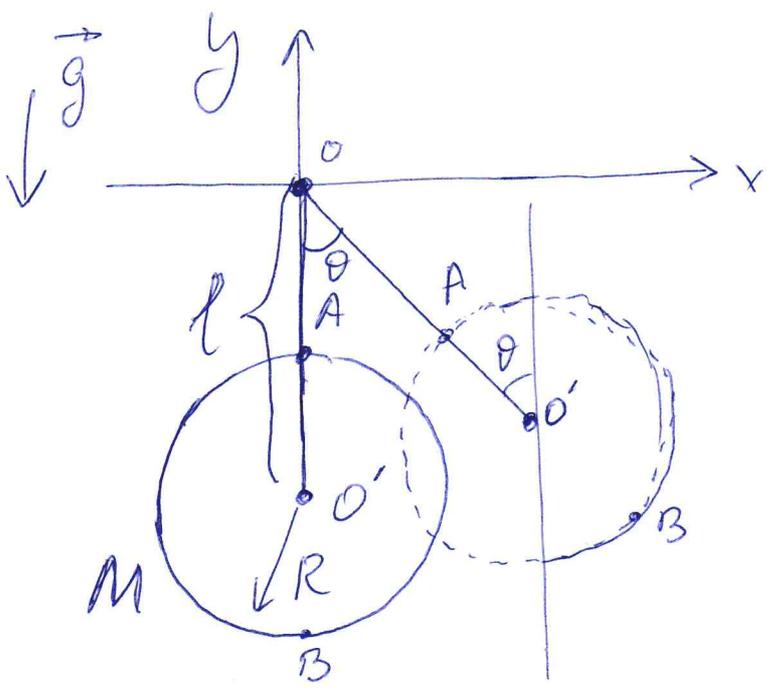
$$\Rightarrow \frac{\partial L}{\partial \dot{z}_+} = \frac{(m_1 + m_2)}{4} \dot{z}_+ + \frac{m_1 - m_2}{4} \dot{z}_- =$$

$$= \frac{m_1}{2} \dot{z}_1 + \frac{m_2}{2} \dot{z}_2 = P_{z_+} = \underline{\text{const}}$$

т.е. z_+ -компонента полного

импульса системы.

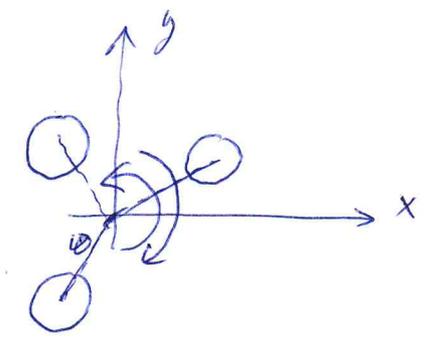
Пример 5



Однородный обруч массы M жестко прикреплен к стержню длины l . Стержень может свободно вращаться вокруг точки O так, что и он сам и обруч

все время находится в плоскости

xOy . Это модель маятника старинных настенных часов, только в отличие от маятника, наш стержень может совершать полные обороты вокруг точки O :

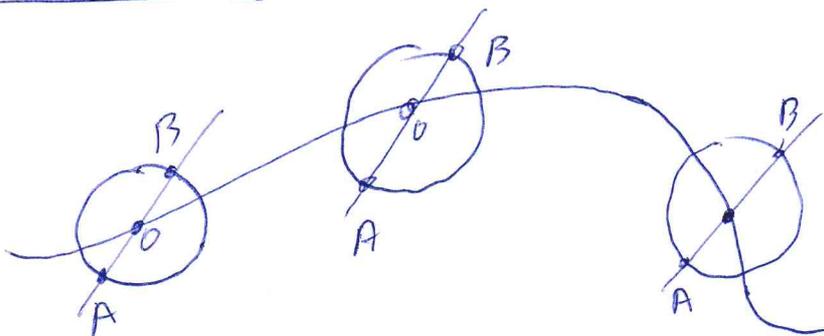


Массой стержня пренебрегаем по сравнению с массой обруча M .

Система имеет 1 степеней = 14 =
 свободы. В качестве обобщённой
 координаты выберем угол ϑ между
 стержнем OO' и отрицательным на-
 правлением оси OY (см. рисунок на
 стр. = 13 =).

Для построения Лагранжиана
 нам нужна кинетическая и потенци-
 альная энергии.

Наша система представляет собой
твёрдое тело, которое движется
неподвижно. Поступательное
движение твёрдого тела называется
 такое его перемещение в пространстве,
 при котором любая прямая, прохожа-
 ящая через точки тела, переносится
параллельно самой себе:



При поступательном движении = 15 =
все точки твердого тела имеют одина-
ковые вектора скорости \vec{v} и
кинетическая энергия



может быть замесена как кинетиче-
ская энергия центра масс: $T_{кин} = \frac{M \vec{v}^2}{2}$.

Если движение непоступательное, как
в камне примере (прямая AO' не
перемещается параллельно самой себе),
то к энергии движения центра масс
надо добавить кинетическую энергию
вращения вокруг этого центра масс.

Для однородного обруча, все точки ко-
торого находятся на расстоянии R
от центра масс O' , эта энергия нахо-
дится просто:

$$T_{вращ.} = \frac{M(R\omega)^2}{2},$$

где ω — угловая скорость вращения.

Для нахождения ω надо определить угол $\Delta\psi$, на который за время Δt повернется обруч относительно какой-нибудь фиксированного направления в пространстве (например, в кашей зарате это ~~$\Delta\psi$~~ между $O'O'$ и осью $OY \Rightarrow \Delta\psi = \Delta\theta$), а затем вычислить предел $\Delta t \rightarrow 0$: $\omega = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta\psi}{\Delta t} = \dot{\psi}$.

В кашей примере $\omega = \dot{\theta}$.

Заметим однако, что если бы обруч не был "привязан" к стержню в т. А, а мог бы ещё вращаться относительно стержня вокруг точки O' (как велосипедное колесо), то $\omega = \dot{\theta} \pm \dot{\varphi}$, где φ - угол этого колёса поворота (колеса стержня свободны!).

Итак, кинетическая энергия кашей системы:

$$T_{кин} = \frac{M}{2} (\dot{x}_{O'}^2 + \dot{y}_{O'}^2) + \frac{MR^2\dot{\theta}^2}{2}$$

Остаток выразить через ϑ декартовы координаты центра масс O' : = 17 =

$$x_{O'} = l \sin \vartheta \quad y_{O'} = -l \cos \vartheta. \quad (*)$$

Здесь мы выбрали точку отсчёта ϑ в положении, когда O' в крайней нижней точке (положение равновесия).

Тут надо соблюдать аккуратность, поскольку некорректная параметризация приведёт к ошибке в потенциальной энергии. Отметим, что угол $\vartheta \in (-\infty, +\infty)$, поскольку возможны вращения с любой скоростью вокруг O .

Если считать $\vartheta \in (-\pi, \pi]$ или $\in [0, 2\pi)$, то будет ошибка в фазовом портрете эффективной системы.

Используя (*) получаем

$$\dot{x}_{O'}^2 + \dot{y}_{O'}^2 = l^2 \dot{\vartheta}^2.$$

Итого: $T_{\text{кин}} = \frac{M}{2}(\ell^2 + R^2)\dot{\theta}^2$ = 18 =

Потенциальной энергии + кинетической тела в одномерном поле тяжести описывается координатами центра масс:

$$U_{\text{рав}} = Mg y_0' = -Mg\ell \cos \theta$$

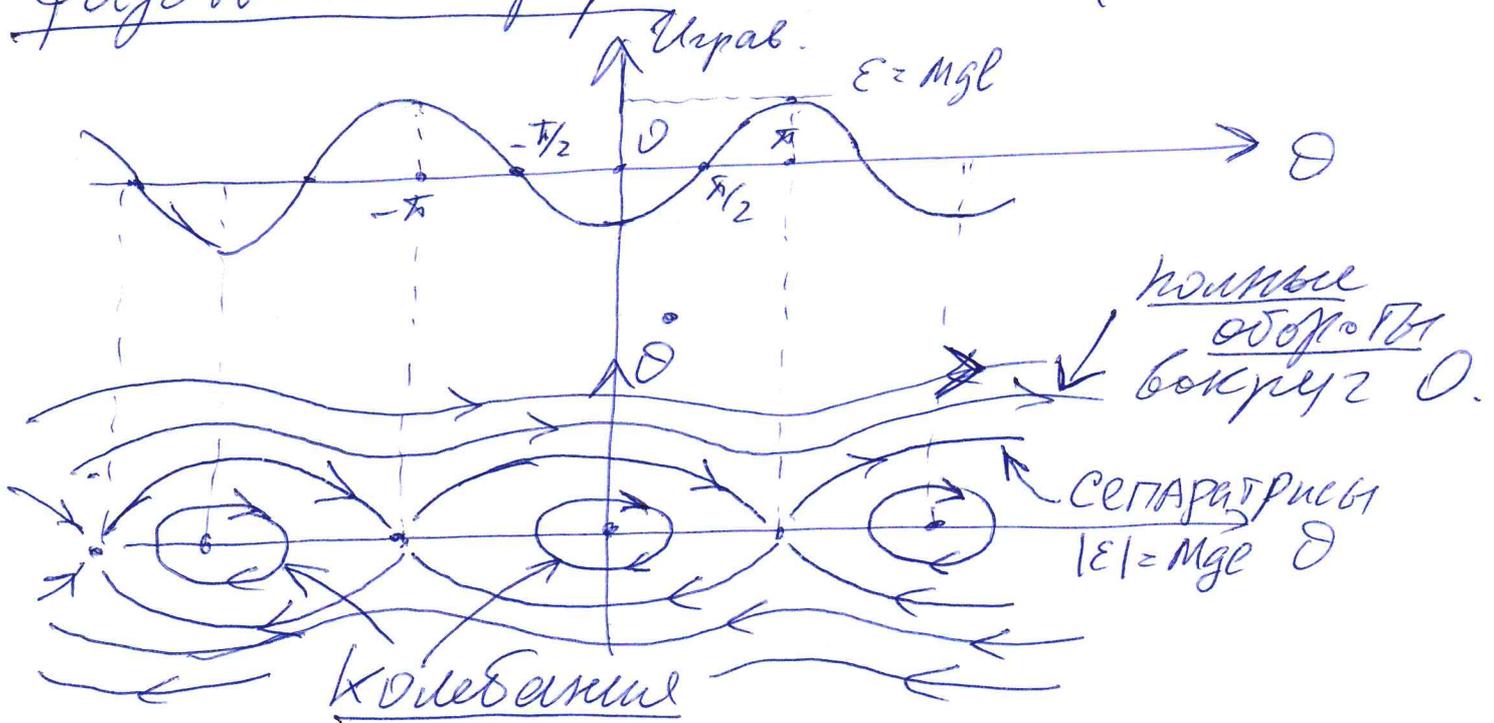
↑
Знак важен!

С увеличением θ $U_{\text{рав}}$ растёт.

Итак: $L(\theta, \dot{\theta}) = \frac{M}{2}(\ell^2 + R^2)\dot{\theta}^2 + Mg\ell \cos \theta$

Энергия $E = T + U = \frac{M}{2}(R^2 + \ell^2)\dot{\theta}^2 - Mg\ell \cos \theta$

Фазовый портрет по θ : ($E = \text{const}$)



Уравнение Лагранжа - даламиса: $= 19 =$

$$L_{\theta} = \left(\frac{d}{dt} \frac{\partial}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial}{\partial \theta} \right) L = 0$$



$$m(R^2 + l^2) \ddot{\theta} + Mgl \sin \theta = 0$$

$$\ddot{\theta} + \frac{gl}{l^2 + R^2} \sin \theta = 0.$$

При малых колебаниях в равновесии точки равновесия $\theta = 2\pi k$; $\theta = \varphi + 2\pi k$
(φ - мало) $\ddot{\theta} \approx \ddot{\varphi}$ $\sin \theta \approx \varphi$
получаем гармонические колебания

$$\ddot{\varphi} + \frac{gl}{l^2 + R^2} \varphi = 0$$

Угловая частота $\omega^2 = \frac{gl}{l^2 + R^2}$.

При $R \rightarrow 0$ получаем обычную угловую частоту математического маятника длины l : $\omega^2 = \frac{g}{l}$.