

ное нами на основании статических соображений допущение, что постоянная  $c_1$  должна быть положительной.

Мы не будем останавливаться на полном разборе других условий устойчивости и ограничимся замечанием, что, поскольку постоянные  $a_1, a_2, b_1, b_2, c_1, c_2$  и  $\delta^2$  зависят от конструкции основных деталей самолета, неравенства, выражающие эти условия, дают столько же соотношений между конструктивными параметрами или правил при маневрировании \*).

### § 9. Критические замечания относительно эмпирических законов трения

26. Пэнлеве<sup>1)</sup> первый заметил, что в некоторых случаях эмпирические законы трения могут привести к затруднениям логического порядка.

Можно сказать, что цель построения схемы любого механического явления заключается в том, чтобы указать однозначное распределение ускорений отдельных точек данной материальной системы, когда известны свойства связей и действующих на систему сил и задано начальное состояние движения. Однако можно привести примеры материальных систем (мы укажем здесь один простейший, принадлежащий самому Пэнлеве), для которых при вполне определенных силах и начальных условиях движения последовательное применение зако-

\* ) Первые работы по динамике и устойчивости самолета принадлежат Н. Е. Жуковскому («Динамика аэропланов в элементарном изложении»; статья первая, Труды отд. физ. наук Общ. любителей естествознания, т. XVI, вып. 2, 1913, стр. 33—50; статья вторая, т. XVIII, вып. 1, 1916, стр. 49—67).

Николай Егорович Жуковский родился в 1847 г. в д. Орехово Владимирской губ., умер в 1921 г. в Москве. окончил Московский университет в 1868 г.; в 1876 г. защитил магистерскую диссертацию, а в 1882 г. — докторскую диссертацию на тему: «О прочности движения». С 1886 г. Н. Е. Жуковский — профессор Московского университета и с 1887 г. — профессор Московского высшего технического училища. В 1894 г. Н. Е. Жуковский был избран членом-корреспондентом Академии наук, а в 1900 г. был выдвинут кандидатом в действительные члены, но снял свою кандидатуру, не желая переезжать в Петербург.

Н. Е. Жуковский принадлежал к числу немногих ученых, которые с одинаковым успехом работали и над отвлечеными теоретическими вопросами, и над практическими задачами, выдвигавшимися современной ему техникой. Основные работы Н. Е. Жуковского относятся к динамике твердого тела, к устойчивости движения и гидромеханике. Однако наибольшую известность доставили ему работы по теоретической и экспериментальной аэродинамике; он справедливо считается основоположником теории авиации. В начале девяностых годов он организует аэродинамические лаборатории при механическом кабинете Московского университета, в Кучине под Москвой и в Московском высшем техническом училище. В 1918 г., после Великой Октябрьской социалистической революции при его участии был организован Центральный аэрогидродинамический институт в Москве. Полное собрание сочинений Н. Е. Жуковского в десяти томах впервые было издано в 1937 г. (Прим. ред.)

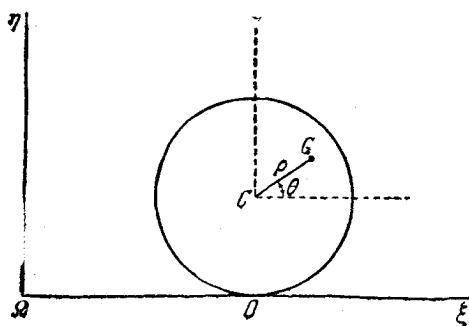
<sup>1)</sup> R. Painlevé, Leçons sur le frottement et applications, Paris, 1895.

нов механики приводит к заключению, что невозможно определить ускорения в согласии с законами трения или можно дать несколько различных распределений ускорений, которые все одинаково справедливы. В результате, как это может показаться с первого взгляда, перестает оправдываться так называемый *механический детерминизм*.

Необходимо, однако, сейчас же заметить (и мы разъясним это на приводимом ниже примере), что такое несоответствие можно объяснить, отбрасывая гипотезу о непрерывности явлений движения или, точнее, допуская, что в указанных выше особых случаях наступают почти мгновенно резкие изменения состояния движения. Они-то и служат отправной точкой для получения уравнений, определяющих распределение ускорений, совместимое с законами трения. Важно заметить, что такие резкие изменения состояния движения часто встречаются в действительности и изучаются в теории так называемого импульсивного движения (ср. гл. XII).

27. Пример, который мы хотим здесь рассмотреть, относится к круглому тяжелому диску, который, будучи вынужден двигаться в вертикальной плоскости, может катиться и скользить по горизонтальной неподвижной и шероховатой прямой  $\Omega\xi$ , как уже предполагалось в § 6, но с той существенной разницей, что *диск не является однородным*.

Обозначим по-прежнему через  $r$  радиус диска, через  $V$  скорость (горизонтальную) геометрическую центра  $C$ , через  $\omega$  — угловую скорость (со знаком в смысле, установленном в п. 14) и введем координаты  $x_0, y_0$  центра тяжести  $G$  относительно  $C$  (точнее, относительно двух осей с началом в  $C$ , параллельных и одинаково направленных с неподвижными осями  $\Omega\xi\eta$ ) и расстояние  $p = CG$  центра



Фиг. 7.

тяжести от  $C$ ; обозначив через  $\theta$  угол полупрямой  $CG$  с осью  $\xi$ , будем иметь  $x_0 = p \cos \theta$ ,  $y_0 = p \sin \theta$  и, следовательно,

$$\dot{x}_0 = -\omega y_0, \quad \dot{y}_0 = \omega x_0,$$

так как  $\omega = \dot{\theta}$ . Разлагая движение диска на поступательное движение, определяемое движением центра  $C$ , и вращательное движение вокруг оси, перпендикулярной к плоскости диска и проходящей через его центр (т. I, ч. 1, гл. III § 5, п. 14), мы найдем для проекций скорости точки  $G$  на оси  $\Omega\xi$  и  $\Omega\eta$  выражения  $V = \omega y_0$ ,  $\omega x_0$ ; если представим себе, что диск находится под действием исключительно

своего веса  $p = mg$  и реакции опоры (в точке  $O$ ) с составляющими  $A$  (трение скольжения) и  $N$  (нормальная реакция), то уравнения движения центра тяжести примут вид:

$$m \frac{d}{dt} (V - \omega y_0) = A, \quad m \frac{d}{dt} (\omega x_0) = N - p. \quad (61)$$

Результирующий момент двух внешних сил относительно центра тяжести  $G$  сводится к моменту реакции и имеет величину  $(r + y_0)A - x_0N$ , так что скалярное уравнение моментов относительно центра тяжести принимает вид

$$m\delta^2\dot{\omega} = (r + y_0)A - x_0N. \quad (62)$$

Исключая угловое ускорение  $\ddot{\omega}$  из этого уравнения и из второго из уравнений (61) и подставляя вместо  $\dot{x}_0$  его значение  $-\omega y_0$ , мы придем к уравнению

$$my_0\omega^2 - \frac{x_0}{\delta^2} \{(r + y_0)A - x_0N\} - N + p = 0. \quad (63)$$

Покажем теперь, как можно осуществить и притом сколь угодно большим числом способов неоднородный диск и сообщить ему такое движение, что уравнение (63) будет несовместимо с законами трения.

Прежде всего представим себе такое состояние движения: 1) пусть диск находится в соприкосновении со своей опорной прямой и расположен так, что центр тяжести его  $G$  лежит на горизонтальной полуправой, проведенной через  $C$  в сторону возрастающих абсцисс, так что вначале имеем  $x_0 = p$ ,  $y_0 = 0$ ; 2) в начальный момент  $t_0$  сообщается диску поступательная скорость  $V > 0$  вдоль опорной прямой ( $\omega_0 = 0$ ).

В этом случае уравнение (63) для начального момента, когда  $A = -fN$ , дает

$$N \left\{ 1 - \frac{p}{\delta^2} (p + fr) \right\} = p; \quad (64)$$

покажем, что, распределяя подходящим образом массу диска, всегда можно добиться того, чтобы количество

$$H = \frac{p}{\delta^2} (p + fr) \quad (65)$$

было больше единицы, в силу чего из уравнения (64) будем иметь, что  $N < 0$ ; это неравенство противоречит предположению, что диск действительно опирается на прямую.

Чтобы показать, как это достигается, обратимся к особенно простому случаю, когда неоднородность диска происходит от одной единственной массы  $m_1$ , присоединенной в некоторой (эксцентричной) точке  $P$  однородного диска с массой  $m_0$ . Обозначив через  $p_1$  расстояние  $CP$ , которое мы будем предполагать меньшим  $r$ , и положив  $m = m_0 + m_1$ , будем иметь прежде всего

$$mp = m_1p_1,$$

или же, обозначая через  $k$  отношение  $m_1/m_0$ ,

$$\rho = \frac{k}{1+k} \rho_1. \quad (66)$$

Для вычисления  $\delta^2$ , квадрата радиуса инерции диска, вспомним прежде всего, что для однородного диска радиуса  $r$  и массы  $m_0$  момент инерции относительно центра  $C$  (т. I, гл. X, п. 33) равен  $m_0 r^2/2$ , а относительно точки  $G$ , по теореме Гюйгенса, он равен

$$m_0 \left( \frac{r^2}{2} + \rho^2 \right),$$

так что момент инерции диска с добавочной массой  $m_1$  относительно его центра тяжести  $G$  определяется равенством

$$m\delta^2 = m_0 \left( \frac{r^2}{2} + \rho^2 \right) + m_1 (\rho_1 - \rho)^2.$$

Отсюда, принимая во внимание равенство (66), получим

$$\delta^2 = \frac{1}{1+k} \left( \frac{r^2}{2} + \frac{k}{1+k} \rho_1^2 \right),$$

и, наконец, для количества  $H$ , определяемого равенством (65), получим выражение

$$H = \frac{2k\rho_1 \{ k\rho_1 + (1+k)fr \}}{2k\rho_1^2 + (1+k)r^2}.$$

Будем теперь рассматривать  $H$  как функцию одного аргумента  $k$ , считая заданными  $r$ ,  $f$  и  $\rho_1$ , что равносильно тому, что однородный диск и положение  $P$  добавочной массы  $m_1$  считаются неизменными, а масса  $m_1$  меняется.

Так как речь идет о рациональной функции, всегда положительной при  $k > 0$  и стремящейся к бесконечности вместе с  $k$ , то непосредственно ясно, что если взять достаточно большое  $k$ , т. е. достаточно большую добавочную массу  $m_1$ , то будем иметь  $H > 1$  и, следовательно,  $N < 0$ , что противоречит экспериментальным данным.

**28.** Это противоречие, как уже отмечалось в общем случае в п. 26, можно устраниТЬ, если принять во внимание, что в силу самого способа, каким диск приводится в движение, возникают мгновенные реакции, резко изменяющие начальное состояние движения.

Вот более точное истолкование явления, хорошо согласующееся с экспериментальными данными: в тот самый момент, когда диску сообщается толчок вдоль горизонтальной опоры, в течение весьма короткого промежутка времени происходят сложные явления действия упругих сил, которые можно схематически представить в виде системы импульсов, имеющих определенную результирующую и определенный результирующий момент. Эта система импульсов вызывает почти мгновенное уничтожение скорости скольжения и в то же время — возникновение определенной угловой скорости  $\omega_0$ , бла-

годаря чему состояние движения сразу приводится к виду, совместимому с экспериментальными законами трения.

Мы не будем дальше задерживаться на этом вопросе и ограничимся указанием на особенно простой пример, данный Клейном<sup>1)</sup>.

### УПРАЖНЕНИЯ

1. Показать, что приведенная длина маятника, состоящего из однородного стержня, подвешенного за один из его концов, равна  $2l/3$ , если  $l$  есть длина стержня.

2. Из двух шаров с равными радиусами и одинаковым весом один заполнен равномерно распределенной массой, а другой является полым, с центром тяжести в геометрическом центре. Если оба шара подвешены на нитях равной длины и приведены в колебательное движение, то полый шар колеблется медленнее сплошного. Мы имеем, таким образом, способ отличить один шар от другого.

3. Однородная палочка, изогнутая в виде дуги круга, колеблется в вертикальной плоскости под действием собственного веса около средней точки. Доказать, что длина эквивалентного простого маятника совпадает с диаметром той окружности, дугу которой составляет изогнутая палочка.

4. Тяжелый однородный твердый стержень  $AB$  своими концами скользит без трения по круговому желобку радиуса  $r$ , расположенному в вертикальной плоскости. Речь идет (если отвлечься от способа осуществления связей) о тяжелом твердом теле, которое может вращаться около центра  $O$  желобка. Если обозначим через  $2\alpha$  центральный угол, стягиваемый стержнем, как хордой, то для приведенной длины  $l$  простого изохронного маятника будем иметь выражение

$$l = r \left\{ \cos \alpha + \frac{\sin^2 \alpha}{3 \cos \alpha} \right\}.$$

В частности,  $l = r$  при  $\alpha = 60^\circ$ .

5. Неоднородный круговой диск радиуса  $R$  может вращаться вокруг своей оси, расположенной горизонтально. Обозначим через  $m$  его массу, через  $A$  — момент инерции относительно оси вращения, через  $r$  — расстояние центра тяжести  $G$  от геометрического центра  $O$  (находящегося на оси) и предположим, что на диск, кроме его собственного веса, действует добавочный вес, плечо которого равно радиусу  $R$  диска, что можно осуществить посредством добавочной массы  $m_1$ , подвешенной на нити, имеющей ничтожную массу и обернутой вокруг диска.

Обозначая через  $\theta$  угол между  $OG$  и нисходящей вертикалью (отсчитываемый, как положительный, в ту сторону, в которую нагрузка, действуя одна, стремилась бы вращать диск), показать, что:

1) уравнение движения будет

$$A_1 \ddot{\theta} = -g(mr \sin \theta - m_1 R),$$

где

$$A_1 = A + m_1 R^2;$$

2) равновесие возможно только при условии, что

$$\frac{m_1}{m} \frac{R}{r} \leqslant 1;$$

<sup>1)</sup> Zur Painlevé's Kritik der Coulombschen Reibungsgesetze, *Gesamm. math. Abh.* т. II, Berlin, 1922, стр. 704—709.