

УДК 539.3:534.1

© 1998 г. Н.А. АЛФУТОВ

**ОБ УСТОЙЧИВОСТИ УПРУГОГО САМОГРАВИТИРУЮЩЕГО  
СТЕРЖНЯ (ЗАДАЧА В.И. ФЕОДОСЬЕВА)**

В [1] была сформулирована, но не решена до конца задача устойчивости прямого упругого стержня, начальные осевые сжимающие напряжения в котором создаются только силами самогравитации. Эта задача впервые была решена в [2]; однако допущенные там погрешности привели к пугающему результату: стержень из реальных материалов под действием сил самогравитации должен терять устойчивость при длине порядка нескольких десятков метров. В [3] был получен совершенно иной результат: критическая длина стержня из реальных материалов составляет тысячи километров. Качественно этот результат был подтвержден в [4], однако количественно результаты двух последних работ существенно рознятся. Наконец, в [5] получена критическая длина самогравитирующего стержня близкая к результату, полученному в [3]. Цель настоящей публикации – внести полную ясность в эту нестандартную и интересную методическую задачу.

1. Для того, чтобы сделать предельно понятной основную принципиальную неточность, допущенную в [2] и повторенную в [4], и оценить порядок погрешности, вносимой этой неточностью, сначала подробно рассмотрим решение известной простой задачи устойчивости упругого стержня, сжатого грузом  $P$  с помощью перекинутой через блок нити (фиг. 1).

Если изменение полной потенциальной энергии  $\Delta W$  этой системы при изгибе стержня выразить через начальную осевую силу в стержне  $N_0$ , т.е. если воспользоваться энергетическим критерием устойчивости  $\delta(\Delta W) = 0$  в форме Брайана [6], то следует записать (фиг. 1, а):

$$\Delta W = \frac{1}{2} \int_0^l EJ(v'')^2 dx + \int_0^l N_0 \varepsilon dx + \Delta V_1 \quad (1.1)$$

где  $EJ$  – изгибная жесткость стержня,  $v$  – поперечное перемещение,  $\varepsilon = \frac{1}{2}(v')^2$  – удлинение оси стержня,  $\Delta V_1$  – изменение потенциала груза  $P$ ; здесь продольное перемещение  $u \equiv 0$ , а  $(\dots)' = d(\dots)/dx$ .

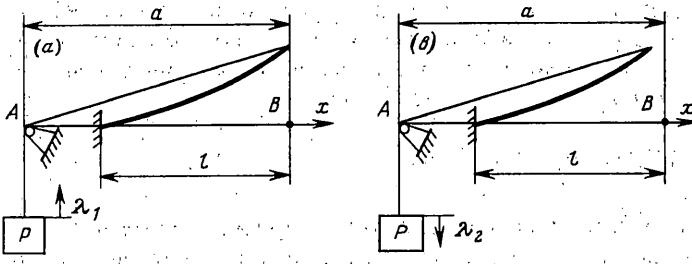
Для подсчета  $\Delta V_1$  находим с точностью до квадратов поперечных перемещений  $v$  увеличение длины нити над блоком

$$\Delta_{AB} = \sqrt{a^2 + v^2(l)} - a = v^2(l)/(2a)$$

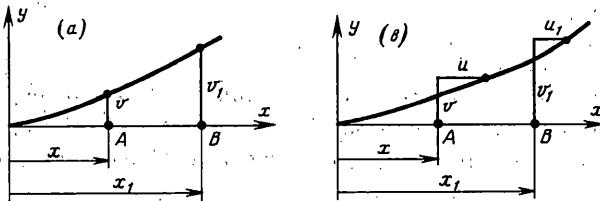
Следовательно, груз сместится вверх на величину  $\lambda_1 = \Delta_{AB}$  и  $\Delta V_1 = +P\lambda_1$ .

Изменение полной потенциальной энергии  $\Delta W$  можно подсчитывать и иначе, минуя определение  $N_0$ , если воспользоваться записью энергетического критерия устойчивости в форме С.П. Тимошенко [6]. Для этого следует ввести продольное перемещение  $u(x)$ . Учитывая, что теперь  $\varepsilon = u' + (v')^2/2$ , из условия нерастяжимости оси стержня  $\varepsilon = 0$  находим

$$u(x) = -\frac{1}{2} \int_0^x (v')^2 dx$$



Фиг. 1



Фиг. 2

В этом случае длина нити над блоком уменьшится на величину (фиг. 1, b):

$$\Delta_{AB} = a - \sqrt{[a + u(l)]^2 + v^2(l)} = \frac{1}{2} \int_0^l (v')^2 dx - \frac{1}{2} \frac{v^2(l)}{a}$$

груз сместится вниз на  $\lambda_2 = \Delta_{AB}$  и его потенциал уменьшится на величину  $\Delta V_2 = P\lambda_2$ . Следовательно теперь

$$\Delta W = \frac{1}{2} \int_0^l EJ(v'')^2 dx - P\lambda_2 \quad (1.2)$$

В рассматриваемой элементарной задаче  $N_0 = -P$  и выражения (1.1) и (1.2) приводят к одному и тому же функционалу

$$\Delta W = \frac{1}{2} \int_0^l [EJ(v'')^2 - P(v')^2] dx + \frac{1}{2} P \frac{v^2(l)}{a}$$

Условие стационарности  $\delta(\Delta W) = 0$  дает однородное дифференциальное уравнение и однородные граничные условия

$$v'''' + \alpha^2 v'' = 0 \quad (\alpha = P/EJ)$$

$$v(0) = 0, \quad v'(0) = 0, \quad v''(l) = 0, \quad v'''(l) + \alpha^2 v'(l) - \alpha^2 v(l)/a$$

Требование существования нетривиального решения в этой задаче приводит к трансцендентному уравнению  $\operatorname{tg} \alpha l = \alpha l (1 - a/l)$ , решая которое, находим критическую силу

$$P_* = C \frac{\pi^2 EJ}{l^2} \quad (1.3)$$

где коэффициент  $C$  зависит от отношения  $a/l$ . При  $l/a = 0$ , т.е. когда  $\Delta V_1 = 0$ , имеем  $C = 1/4$ ; это случай нагружения обычного консольного стержня "мертвой" силой. При  $a/l = 1$  очевидно  $C = 1$ , а если  $a/l = 0$ , то  $C = 2,026$ .

2. Вернемся к задаче устойчивости самогравитирующего стержня. Основная техническая трудность решения этой задачи состоит в определении начальной осевой силы  $N_0$ , вызванной взаимным притяжением частей стержня. А принципиальная

особенность задачи заключается в том, что силы взаимодействия между частями стержня не являются "мертвыми" ибо при изгибе стержня они меняют свое направление.

Воспользовавшись записью энергетического критерия устойчивости в форме Брайана, по аналогии с выражением (1.1) имеем

$$\Delta W = \frac{1}{2} \int_0^l EJ(v'')^2 dx + \frac{1}{2} \int_0^l N_0(v')^2 dx + \underline{\Delta V_1} \quad (2.1)$$

где  $\Delta V_1$  – изменение потенциала сил гравитации при изгибе стержня.

Сила взаимодействия двух элементарных масс стержня, расположенных в точках  $A$  и  $B$  равна (фиг. 2):

$$Q = G \frac{m(x)dx m(x_1)dx_1}{(x_1 - x)^2}$$

где  $G$  – гравитационная постоянная,  $m(x)$  – погонная масса стержня,  $(x_1 - x)$  – расстояние между точками  $A$  и  $B$  до изгиба стержня. Для однородного стержня постоянного поперечного сечения  $m(x) = \rho F$ , где  $\rho$  – плотность материала,  $F$  – площадь поперечного сечения.

При изгибе стержня расстояние между точками  $A$  и  $B$  возрастет (фиг. 2, а) на величину

$$\Delta_{AB} = \sqrt{(x_1 - x)^2 + (v_1 - v)^2} - (x_1 - x) = \frac{1}{2} \frac{(v_1 - v)^2}{(x_1 - x)}$$

При этом потенциал сил гравитации тоже возрастет на величину

$$\Delta V_1 = \int_0^l \left( \int_x^l Q \Delta_{AB} dx_1 \right) dx$$

Окончательно имеем

$$\begin{aligned} \Delta W = & \frac{1}{2} \int_0^l [EJ(v'')^2 + N_0(v')^2] dx + \\ & + \frac{1}{2} G(\rho F)^2 \int_0^l \left[ \int_x^l \frac{(v_1 - v)^2}{(x_1 - x)^3} dx_1 \right] dx \end{aligned} \quad (2.2)$$

Условие стационарности  $\delta(\Delta W) = 0$  дает решение задачи.

Следует подчеркнуть, что в данной задаче определение  $N_0$  связано с чрезвычайно громоздкими выкладками: одномерная модель стержня не позволяет подсчитать  $N_0$  и для этого приходится использовать трехмерную модель [1]. Окончательное выражение для  $N_0$  также оказывается весьма и весьма сложным [4, 5]. Поэтому для определения критических параметров стержня естественно воспользоваться приближенным путем решения, задаваясь функцией поперечного прогиба  $v(x)$ , как это и делалось в [2, 4]. Однако в этих работах никак не учитывалось изменение потенциала гравитационных сил  $\Delta V_1$ , т.е. в правых частях выражений (2.1) и (2.2) отсутствовали подчеркнутые слагаемые. Вносимую этой ошибкой погрешность можно грубо оценить, используя результат предыдущей элементарной задачи.

Для критической длины самогравитирующего стержня  $l_*$ , т.е. для того значения длины, при превышении которого начальная прямолинейная форма равновесия стержня перестает быть устойчивой в [4] была получена формула той же структуры, что и в [3]:

$$l_*^2 = k \frac{E}{G\rho^2} \frac{J}{F^2} \quad (2.3)$$

но при  $7,8 < k < 10$ .

Предыдущую элементарную задачу при  $a < l$  можно рассматривать как грубый аналог задачи об устойчивости самогравитирующегося стержня. Поскольку значение коэффициента  $C$  в формуле (1.3) при  $1 > al > 0$  превышает в четыре – восемь раз его значение при  $l/a = 0$  (т.е. когда стержень нагружен "мертвой" силой и  $\Delta V_1 = 0$ ), то полученное в работе [4] значение коэффициента  $k$  занижено тоже примерно в четыре – восемь раз по сравнению с точным.

По работе [4] сделаем еще два небольших замечания. Во-первых, в приближенном решении функция поперечного изгиба  $v(x)$  задавалась "в кинематически допустимом виде" для шарнирно опертого по торцам стержня [2, 4]. Но в задаче устойчивости самогравитирующегося стержня граничные условия такие:  $v''(0) = v''(l) = 0$ ,  $v'''(0) = v'''(l)$ ; другими словами, никаких кинематических ограничений здесь просто нет.

Во-вторых, при подсчете конкретных значений  $l_*$  авторы указывают значение площади поперечного сечения стержня  $F = 1 \text{ мм}^2$ . На самом же деле  $l_*$  стержня из конкретного материала, как это следует из структуры формулы (2.3), определяется только отношением  $J/F^2$  и никак не зависит от размеров поперечного сечения. Таким образом, для заданной формы поперечного сечения критическая длина стержня  $l_*$  остается той же самой при любых значениях  $F$ .

З. В.И. Феодосьев в книге [5] (вышедшей в свет только через пять лет после его смерти) вернулся к своей задаче и довел ее до конца. Кратко отметим основные особенности его решения.

В отличие от [2–4] решение велось не энергетическим методом, а с помощью линейаризованного уравнения устойчивости. Рассматривая равновесие элемента искривленного стержня и учитывая при этом изменение направления сил взаимодействия отдельных частей стержня, автор получил интегро-дифференциальное уравнение

$$EJv'''' + (N_0v')' - G\rho^2 F^2 \int_0^l \left( \frac{v_1 - v}{x_1 - x} - v' \right) \frac{dx_1}{(x_1 - x)^2} = 0 \quad (3.1)$$

с граничными условиями  $v''(0) = v''(l) = 0$ ,  $v'''(0) = v'''(l) = 0$ .

В записи этого уравнения была допущена неточность: вместо  $(N_0v')'$  было  $N_0v''$ . Как показывают грубые оценки, на окончательный результат эта неточность повлияла незначительно.

Начальная осевая сила в стержне  $N_0$  вычислялась для трехмерной модели стержня прямоугольного поперечного сечения, причем окончательный результат получен только для квадратного поперечного сечения, как это делалось и в [4]. Далее, используя многоходовые преобразования, разложения в ряды, остроумные подстановки и комбинируя численные этапы решения с аналитическими, автор приблизенно сводит интегро-дифференциальное уравнение (3.1) к обыкновенному однородному дифференциальному уравнению. В результате для критической длины стержня была получена формула (2.3), но с коэффициентом  $k = 43,85$ . Поскольку для квадратного поперечного сечения отношение  $F^2/J = 12$ , окончательный результат автор дает в виде

$$l_* = k \frac{E}{12G\rho^2} \quad (3.2)$$

Любопытно отметить, что преодолевая свои труднообозримые выкладки, автор знал простое решение, полученное энергетическим методом [3]. Правда, он отмечает: "В заключение необходимо признать, что большие удобства в поиске критического параметра представляет энергетический метод".

4. Задачу об устойчивости самогравитирующегося стержня можно решить и не определяя начальную осевую силу  $N_0$ ; для этого следует воспользоваться записью

энергетического критерия устойчивости в форме С.П. Тимошенко. Изменение полной потенциальной энергии  $\Delta W$  тогда равно

$$\Delta W = \frac{1}{2} \int_0^l EJ(v'')^2 dx - \int_0^l \left( \int_x^l Q \Delta_{AB} dx_1 \right) dx$$

Здесь  $Q$  – сила взаимодействия двух элементарных масс стержня как и при решении с помощью энергетического критерия в форме Брайана;  $\Delta_{AB}$  – уменьшение расстояния между точками  $A$  и  $B$  при изгибе стержня. Напомним, что при используемой сейчас форме энергетического критерия

$$\varepsilon = 0, \quad u = \frac{1}{2} \int_0^x (v')^2 dx$$

Тогда из фиг. 2, в следует

$$\Delta_{AB} = (x_1 - x) - \left\{ [(x_1 + u_1) - (x + u)]^2 + (v_1 - v)^2 \right\}^{1/2}$$

Окончательно, выразив перемещение  $u$  через  $v$  и ограничившись в разложении квадратами поперечных перемещений  $v$ , получим

$$\begin{aligned} \Delta W = & \frac{1}{2} \int_0^l EJ(v'')^2 dx - \\ & - \frac{1}{2} Gp^2 F^2 \int_0^l \left\{ \int_x^l \left[ \frac{\int_x^{x_1} (v')^2 dx}{(x_1 - x)^2} - \frac{(v_1 - v)^2}{(x_1 - x)^3} \right] dx_1 \right\} dx \end{aligned} \quad (4.1)$$

Заметим, что в [3] функционал (4.1) был выражен не через  $v$ , а через угол наклона касательной к оси стержня  $\theta = v'$ ; принципиального различия в решение это не вносит.

Критическую длину стержня находим из условия  $\delta(\Delta W) = 0$ . В частности, взяв простейшую аппроксимирующую функцию  $v(x) = cx^2$ , где  $c$  – свободный параметр, приходим к формуле (2.3), но с коэффициентом  $k = 72$ . Тщательно выполненное численное решение дает  $k = 49,7$ ; этот результат можно считать окончательным [3]. Можно еще отметить, что в [4, 5] авторы, определяя начальную осевую силу в стержне, были вынуждены ограничиваться случаем квадратного поперечного сечения; последний же результат справедлив для стержня с произвольной формой поперечного сечения.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

- Феодосьев В.И. О некоторых необычных примерах устойчивости равновесия упругих систем // Изв. АН СССР. МТТ. 1984. № 1. С. 130–136.
- Клюшников В.Д. Лекции по устойчивости деформируемых систем. М.: Изд-во МГУ, 1986. 224 с.
- Алфутов Н.А., Попов Б.Г. Устойчивость самогравитирующего стержня // Изв. АН СССР. МТТ. 1988. № 5. С. 177–180.
- Клюшников В.Д., Хвостунков К.А. К вопросу об устойчивости самогравитирующего стержня // Изв. АН. МТТ. 1996. № 2. С. 179–181.
- Феодосьев В.И. Избранные задачи и вопросы по сопротивлению материалов. М.: Наука, 1996. 366 с.
- Алфутов Н.А. Основы расчета на устойчивость упругих систем. М.: Машиностроение. 1991. 334 с.