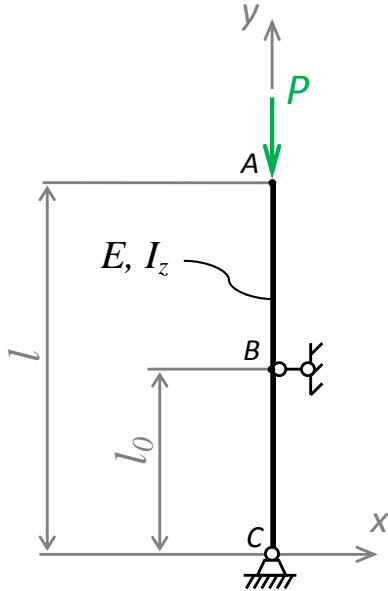


## W-07 (ANSYS)

Формулировка задачи:



Дано:  $E, I_z, l, l_0 = l/2$ .

Сжимаемая консоль.

$E$  – модуль упругости материала;

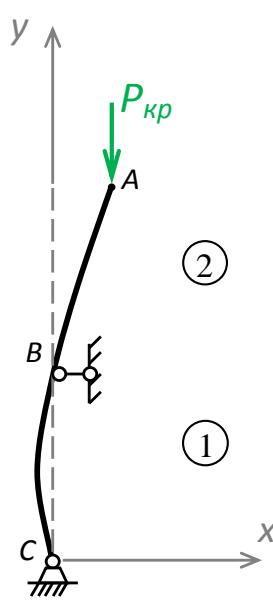
$I_z$  – изгибный момент инерции.

Найти: 1) Критическую силу первой формы

потери устойчивости  $P_{kp}$ ;

2) Коэффициент приведения длины  $\mu$ .

Аналитический расчёт (см. [W-07](#)) даёт следующее решение:



Первая форма потери устойчивости:

$$\mu = 1,348 ;$$

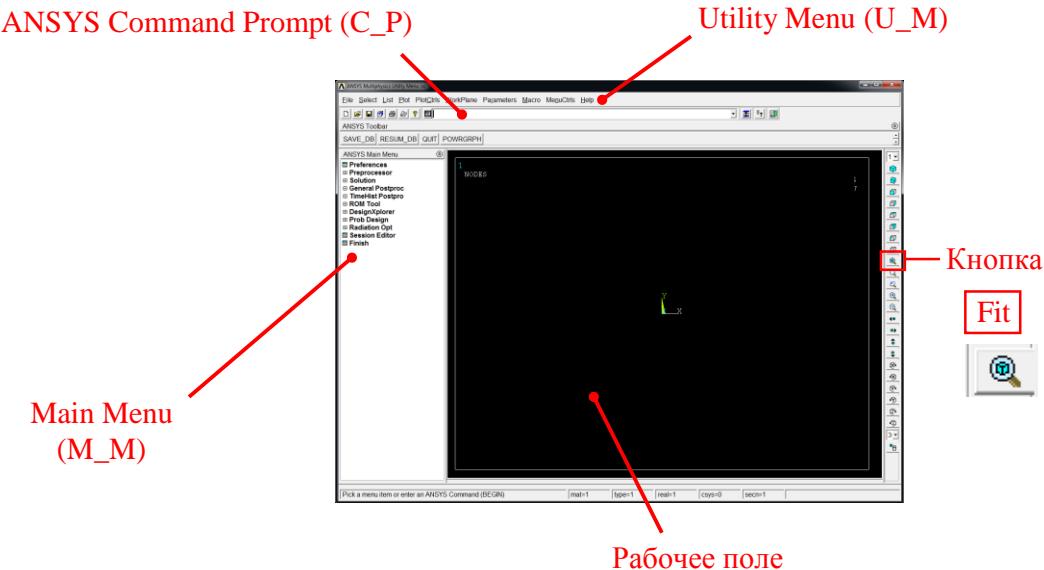
$$P_{kp} = \frac{\pi^2 \cdot E \cdot I_z}{\mu^2 \cdot l^2} = \frac{\pi^2 \cdot E \cdot I_z}{1,348^2 \cdot l^2} = 5,432 \cdot \frac{E \cdot I_z}{l^2} .$$

Рис. 1.

Задача данного примера: при помощи ANSYS Multiphysics получить эти же результаты методом конечных элементов.

### Предварительные настройки:

Для решения задачи используется ANSYS Multiphysics 14.0:



С меню M\_M и U\_M работают мышью, выбирая нужные опции.

В окно C\_P вручную вводят текстовые команды, после чего следует нажать на клавиатуре **Enter**.

Меняем чёрный цвет фона на белый следующими действиями:

U\_M > PlotCtrls > Style > Colors > Reverse Video

В меню оставить только пункты, относящиеся к прочностным расчётом:

M\_M > Preferences > Отметить "Structural" > OK

При построениях полезно видеть номера точек и линий твердотельной модели:

U\_M > PlotCtrls > Numbering >

Отметить KP, LINE ;

Установить Elem на "No numbering";

Установить [/NUM] на "Colors & numbers"> OK

Для большей наглядности увеличим размер шрифта:

U\_M > PlotCtrls > Font Controls > Legend Font >

Установить «Размер» на «22»> OK

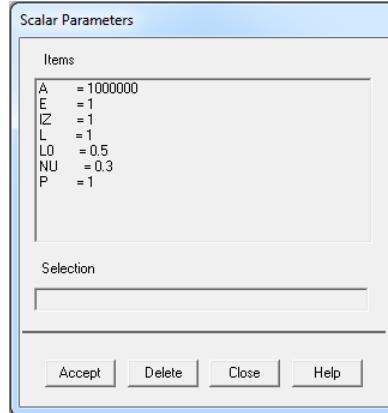
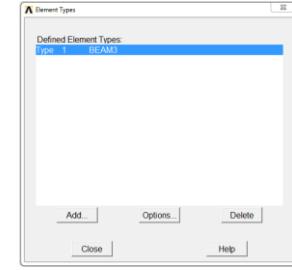
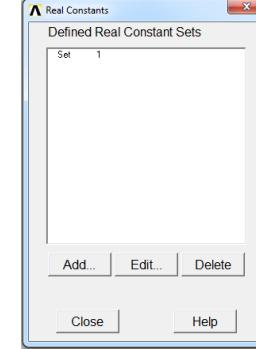
U\_M > PlotCtrls > Font Controls > Entity Font >

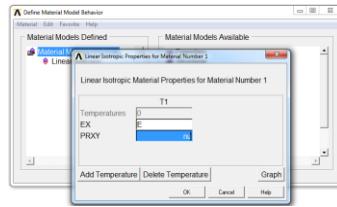
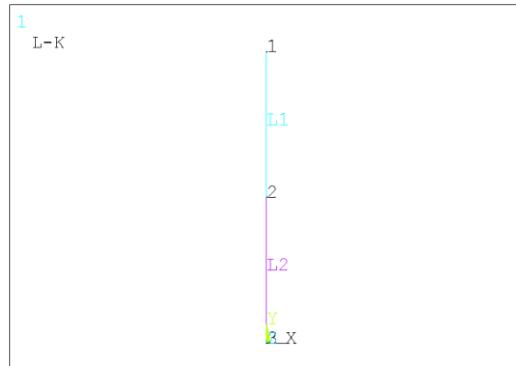
Установить «Размер» на «22»> OK

Предварительные настройки выполнены, можно приступать к решению задачи.

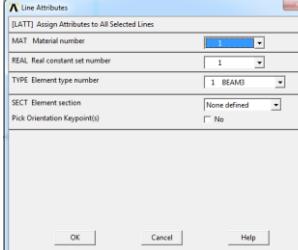
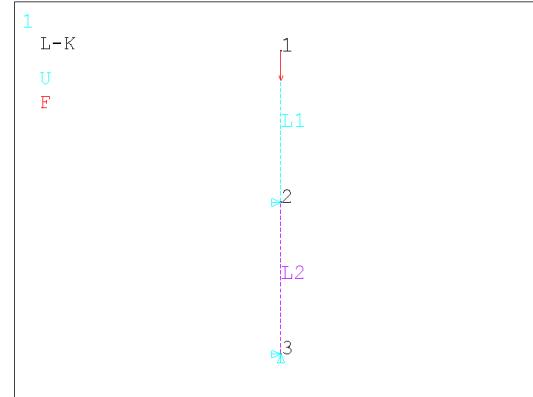
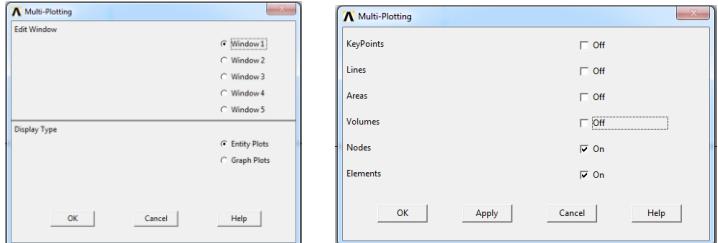
### Решение задачи:

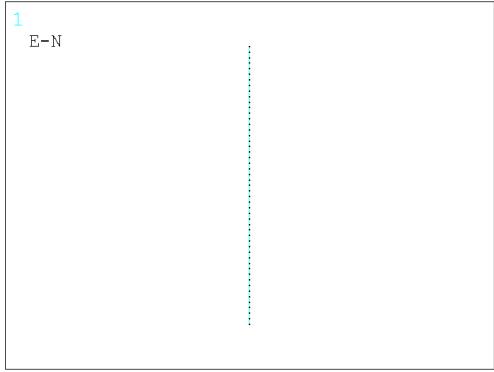
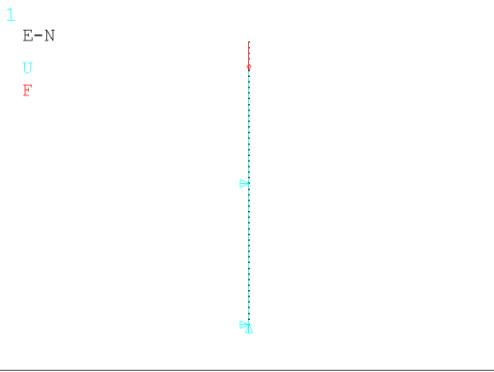
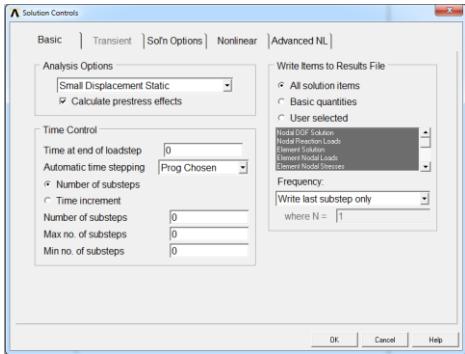
Приравняв  $E$ ,  $I_z$ ,  $P$  и  $l$  к единице, результаты получим в виде чисел, обозначенных на рис. 1. синим цветом.

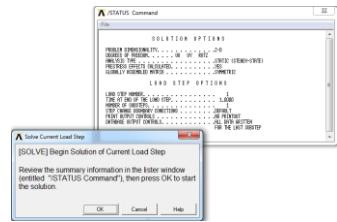
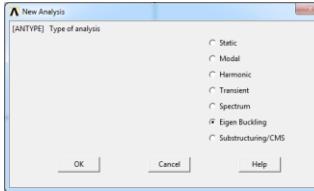
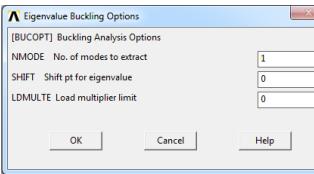
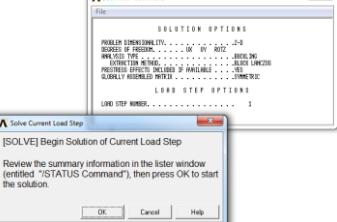
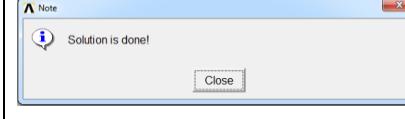
№	Действие	Результат
1	<p>Задаём параметры расчёта – базовые величины задачи:</p> <pre>U_M &gt; Parameters &gt; Scalar Parameters &gt; E=1      &gt; Accept &gt; A=1e6    &gt; Accept &gt; Iz=1     &gt; Accept &gt; l=1      &gt; Accept &gt; 10=l/2   &gt; Accept &gt; P=1      &gt; Accept &gt; nu=0.3   &gt; Accept &gt; &gt; Close</pre>	
2	<p>Первая строкка в таблице конечных элементов – плоский балочный тип BEAM3:</p> <pre>M_M &gt; Preprocessor C_P &gt; ET,1,BEAM3 &gt; Enter</pre> <p>Посмотрим таблицу конечных элементов:</p> <pre>M_M &gt; Preprocessor &gt; Element Type &gt; Add/Edit/Delete &gt; Close</pre>	
3	<p>Первая строкка в таблице параметров («реальных констант») выбранного типа конечного элемента: площадь поперечного сечения = <math>A</math>; момент инерции = <math>I_z</math>; высота поперечного сечения = <math>l/100</math>.</p> <pre>C_P &gt; R,1,A,Iz,L/100 &gt; Enter</pre> <p>Посмотрим таблицу реальных констант:</p> <pre>M_M &gt; Preprocessor &gt; Real Constants &gt; Add/Edit/Delete &gt; Close</pre>	

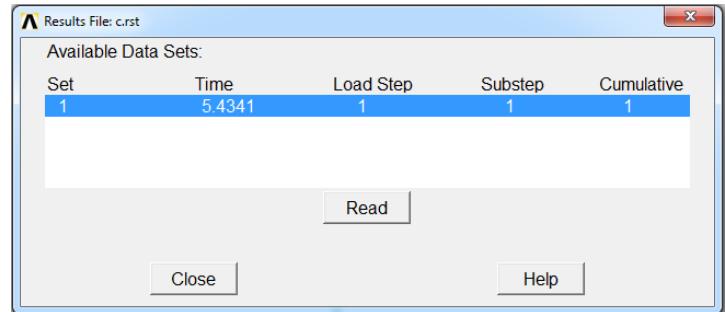
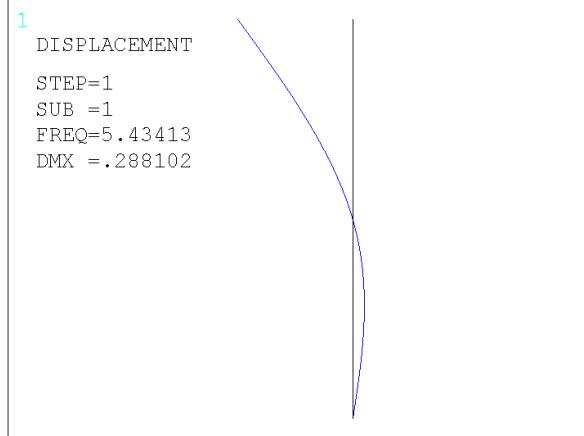
№	Действие	Результат
4	<p>Свойства материала стержня – модуль упругости и коэффициент Пуассона:</p> <p>M_M &gt; Preprocessor &gt; Material Props &gt; Material Models &gt; Structural &gt; Linear &gt; Elastic &gt; Isotropic &gt;</p> <p>В окошке EX пишем "E", в окошке PRXY пишем "nu"</p> <p>&gt; OK</p> <p>Закрываем окно «Define Material Model Behavior».</p>	
Твердотельное моделирование		
5	<p>Ключевые точки – границы участков: A → 1, B → 2, C → 3:</p> <p>M_M &gt; Preprocessor &gt; Modeling &gt; Create &gt; Keypoints &gt; In Active CS &gt; NPT пишем 1 X, Y, Z пишем 0,1,0 &gt; Apply &gt;</p> <p>NPT пишем 2 X, Y, Z пишем 0,10,0 &gt; Apply &gt;</p> <p>NPT пишем 3 X, Y, Z пишем 0,0,0 &gt; OK</p> <p>Прорисовываем всё, что есть: U_M &gt; Plot &gt; Multi-Plots</p>	
6	<p>Два участка – две линии:</p> <p>M_M &gt; Preprocessor &gt; Modeling &gt; Create &gt; Lines &gt; Lines &gt; Straight Line &gt;</p> <p>Левой кнопкой мыши последовательно нажать на ключевые точки: 1 и 2 2 и 3 &gt; OK</p> <p>Прорисовываем всё, что есть: U_M &gt; Plot &gt; Multi-Plots</p>	

№	Действие	Результат
7	<p>Опоры:</p> <pre>M_M &gt; Preprocessor &gt; Loads &gt; Define Loads &gt; Apply &gt; Structural &gt; Displacement &gt; On Keypoints &gt; Левой кнопкой мыши нажать на 2 ключевую точку &gt; OK &gt; Lab2 установить "UX" &gt; Apply &gt; Левой кнопкой мыши нажать на 3 ключевую точку &gt; OK &gt; Lab2 установить "UX" и "UY" &gt; OK</pre> <p>Прорисовываем всё, что есть: U_M &gt; Plot &gt; Multi-Plots</p>	
8	<p>Скрываем оси системы координат:</p> <pre>U_M &gt; PlotCtrls &gt; Window Controls &gt; Window Options &gt; [/Triad] установить "Not Shown" &gt; OK</pre>	
9	<p>Сила:</p> <pre>M_M &gt; Preprocessor &gt; Loads &gt; Define Loads &gt; Apply &gt; Structural &gt; Force/Moment &gt; On Keypoints &gt; Левой кнопкой мыши нажать на 1 ключевую точку &gt; OK &gt; Lab установить "FY" VALUE установить "-P" &gt; OK</pre>	

№	Действие	Результат
Конечноэлементная модель		
10	<p>Указываем материал, реальные константы и тип элементов:</p> <p>M_M &gt; Preprocessor &gt; Meshing &gt; Mesh Attributes &gt; All Lines &gt;      МАТ установить "1"      REAL установить "1"      TYPE установить "1 BEAM3"      &gt; OK</p>	
11	<p>Размер конечного элемента (должен быть небольшим):</p> <p>M_M &gt; Preprocessor &gt; Meshing &gt; Size Cntrls &gt; ManualSize &gt;      Lines &gt; All Lines &gt;      Левой кнопкой мыши кликаем на линию L1      &gt; OK      Size пишем <math>l/50</math>      &gt; OK      Обновляем изображение: U_M &gt; Plot &gt; Multi-Plots</p>	
12	<p>Указываем, что именно нужно теперь прорисовывать по команде Multi-Plots:</p> <p>U_M &gt; PlotCtrls &gt; Multi-Plot Controls... &gt;      Появляется первое окно Multi-Plotting      &gt; OK &gt;      Появляется второе окно Multi-Plotting &gt;      Оставляем в нём отметки только напротив Nodes и Elements      &gt; OK</p>	

№	Действие	Результат
13	<p>Рабиваем линии на элементы:</p> <p>M_M &gt; Preprocessor &gt; Meshing &gt; Mesh &gt; Lines &gt; Pick All</p> <p>Обновляем изображение:</p> <p>U_M &gt; Plot &gt; Multi-Plots</p> <p>Бирюзовым цветом изображены балочные элементы. Чёрные точки – это их узлы.</p>	
14	<p>Переносим на конечноэлементную модель нагрузки и закрепления с модели твердотельной:</p> <p>M_M &gt; Loads &gt; Define Loads &gt; Operate &gt; Transfer to FE &gt; All Solid Lds &gt; OK</p> <p>Обновляем изображение:</p> <p>U_M &gt; Plot &gt; Multi-Plots</p>	
<p>Статический расчёт предварительного напряжённого состояния:</p>		
15	<p>Опции статического расчёта:</p> <p>M_M &gt; Solution &gt; Analysis Type &gt; Sol'n Controls &gt;</p> <p>Отмечаем галочкой "Calculate prestress effects"</p> <p>&gt; OK</p>	

№	Действие	Результат
16	<p>Запускаем расчёт:</p> <p>M_M &gt; Solution &gt; Solve &gt; Current LS</p> <p>Синхронно появляются два окна: белое информационное и серое исполнительное. Белое закрываем, на сером нажимаем OK. Расчёт пошёл.</p> <p>Когда он закончится, появится окно «Solution is done!». Закройте это окно.</p> <p>Расчёт окончен.</p>	 
Расчёт на устойчивость:		
17	<p>Указываем тип расчёта:</p> <p>M_M &gt; Solution &gt; Analysis Type &gt; New Analysis &gt;</p> <p>Ставим точку селектора на "Eigen Buckling"</p> <p>&gt; OK</p>	
18	<p>Количество форм потери устойчивости:</p> <p>M_M &gt; Solution &gt; Analysis Type &gt; Analysis Options&gt;</p> <p>NMODE пишем 1</p> <p>&gt; OK</p>	
19	<p>Запускаем расчёт:</p> <p>M_M &gt; Solution &gt; Solve &gt; Current LS</p> <p>Синхронно появляются два окна: белое информационное и серое исполнительное. Белое закрываем, на сером нажимаем OK. Расчёт пошёл.</p> <p>Когда он закончится, появится окно «Solution is done!». Закройте это окно.</p> <p>Расчёт окончен.</p>	 

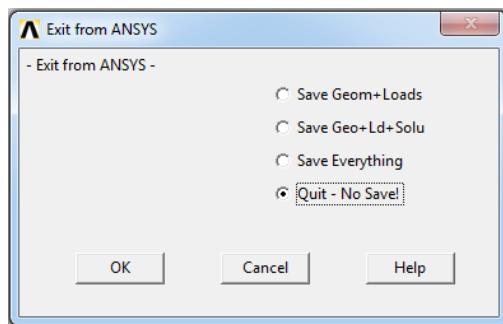
№	Действие	Результат
Просмотр результатов		
20	<p>Значение критической силы:</p> <p>M_M &gt; General Postproc &gt; Read Results &gt; By Pick</p> <p>Видим:</p> $P_{kp} = 5,431 \cdot \frac{E \cdot I_z}{l^2};$ <p>Расхождение с результатом аналитического расчёта (рис. 1) составляет 0,02%.</p> <p>Расхождение с результатом решения этой же задачи энергетическим методом (пробная функция - полином четвёртой степени) следует ожидать порядка нескольких процентов.</p> <p>&gt; Close</p>	
21	<p>Коэффициент приведения длины:</p> $P_{kp} = \frac{\pi^2 \cdot E \cdot I_z}{\mu^2 \cdot l^2} \Rightarrow \mu = \pi \cdot \sqrt{\frac{E \cdot I_z}{P_{kp} \cdot l^2}} = \pi \cdot \sqrt{\frac{1 \cdot 1}{5,431 \cdot l^2}} = \frac{\pi}{\sqrt{5,431}} = 1,348;$ <p>С рис. 1 полное совпадение.</p>	
22	<p>Первая форма потери устойчивости:</p> <p>M_M &gt; General Postproc &gt; Read Results &gt; First Set</p> <p>M_M &gt; General Postproc &gt; Plot Results &gt; Deformed Shape &gt;</p> <p>KUND установить Def + undeformed</p> <p>&gt; OK</p> <p>Масштаб отклонений можно увеличить:</p> <p>U_M &gt; PlotCtrls &gt; Style &gt; Displacement Scaling &gt;</p> <p>DMULT устанавливаем "User specified"</p> <p>User specified factor увеличиваем, например, до 0.5</p> <p>&gt; OK</p>	

Сохраняем проделанную работу:

U\_M > File > Save as Jobname.db

Закройте ANSYS:

U\_M > File > Exit > Quit - No Save! > OK



После выполнения указанных действий в рабочем каталоге остаются файлы с расширениями “.BCS”, “.db”, “.emat”, “.err”, “.esav”, “.full”, “.log”, “.mntr”, “.rst” и ”.stat”.

Интерес представляют “.db” (файл модели) и “.rst” (файл результатов расчёта), остальные файлы промежуточные, их можно удалить.