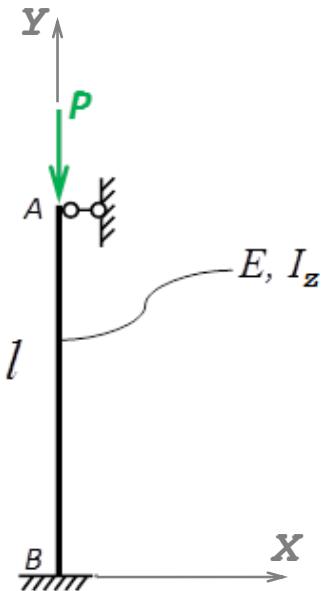


W-04 (ANSYS)

Формулировка задачи:



Дано: E, I_z, l .

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 μ .

Аналитический расчёт (см. [W-04](#)) даёт следующее решение:

Первая форма потери устойчивости:

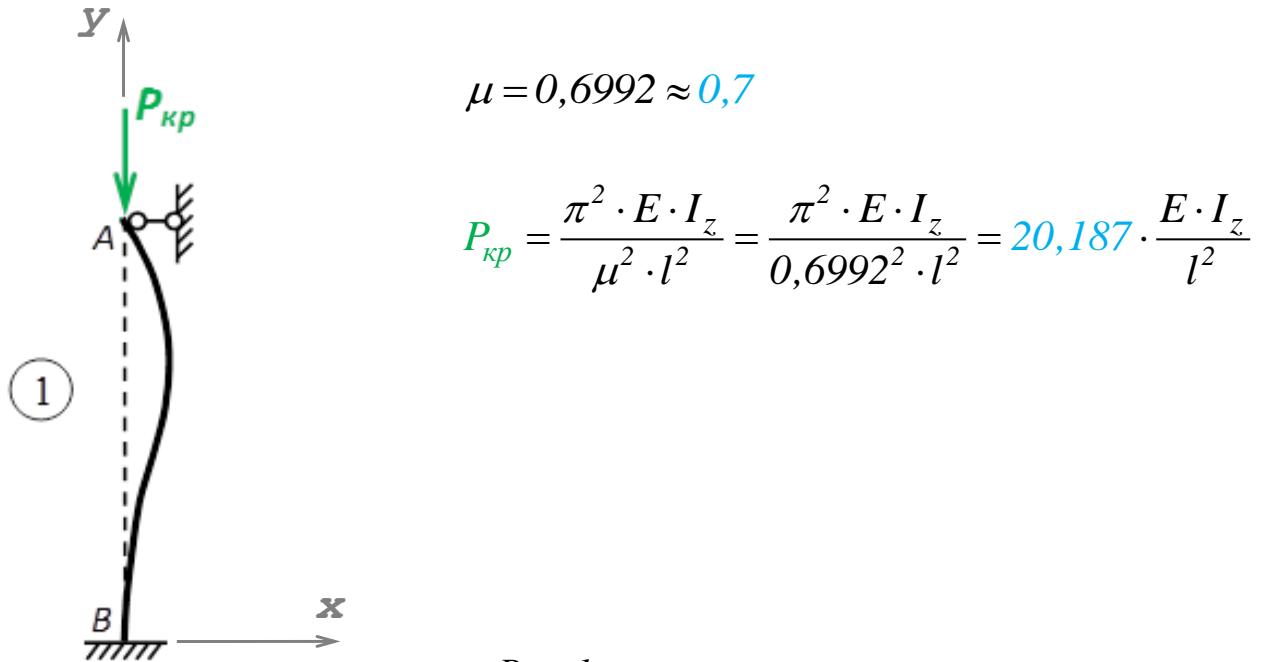
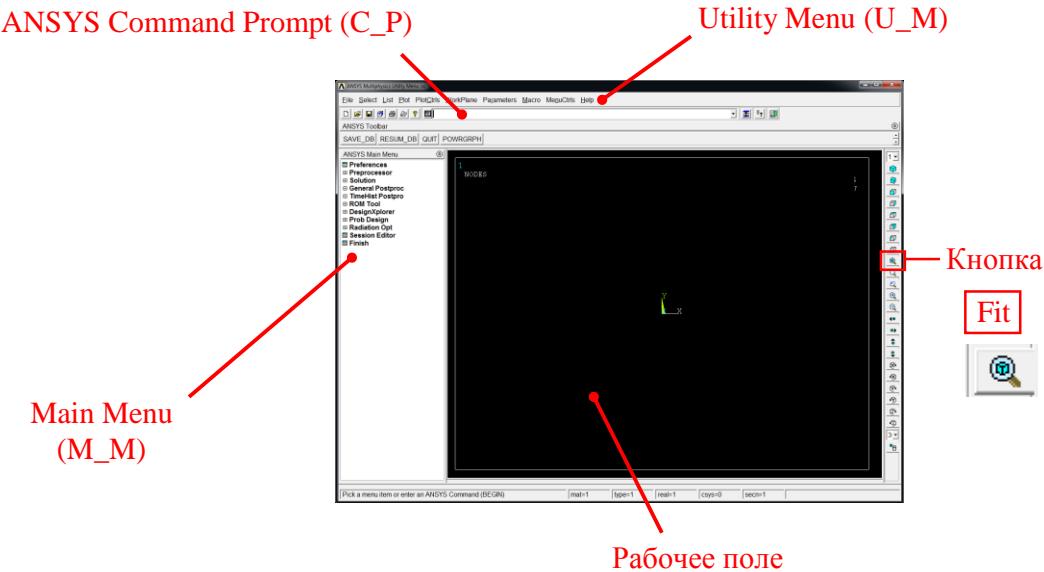


Рис. 1.

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

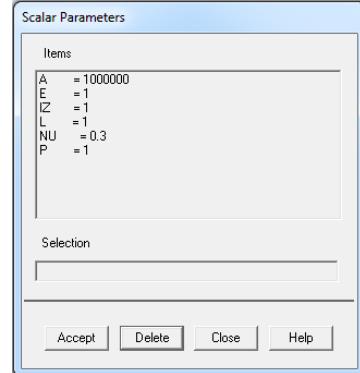
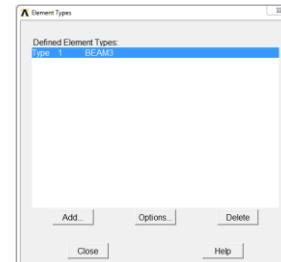
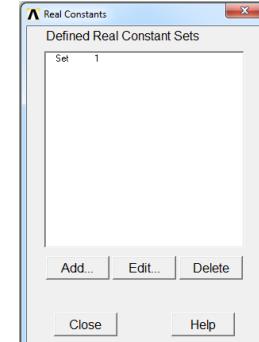
U_M > PlotCtrls > Font Controls > Entity Font >

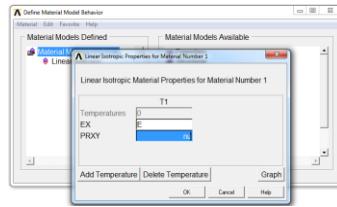
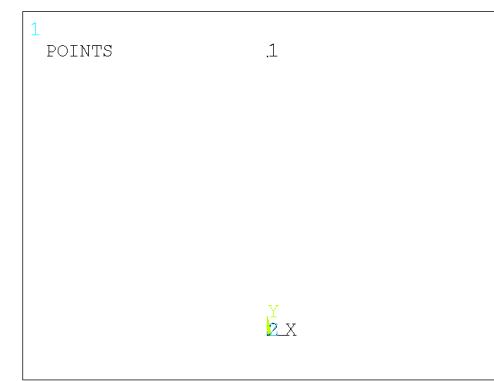
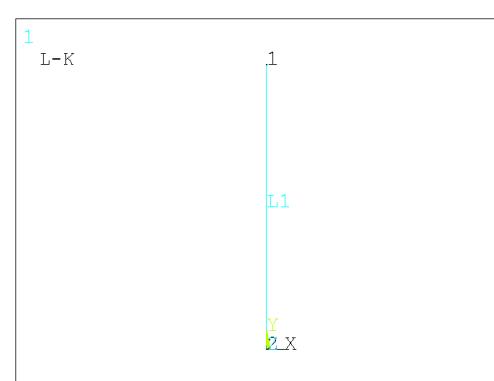
Установить «Размер» на «22»> OK

Предварительные настройки выполнены, можно приступать к решению задачи.

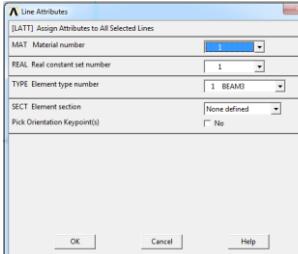
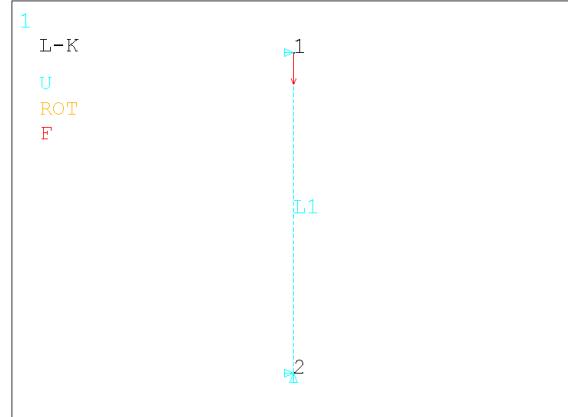
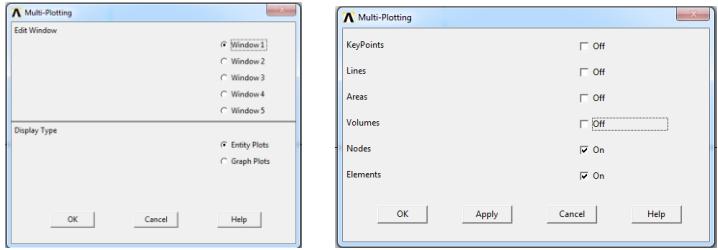
Решение задачи:

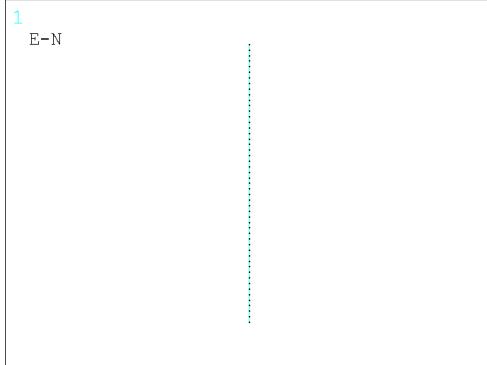
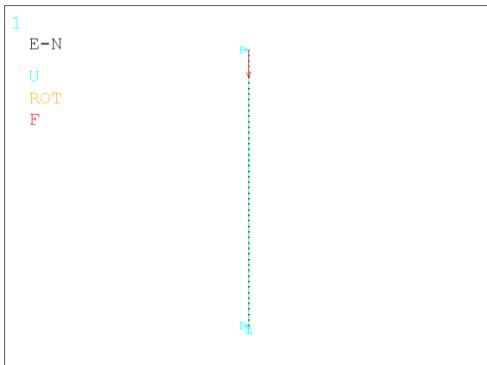
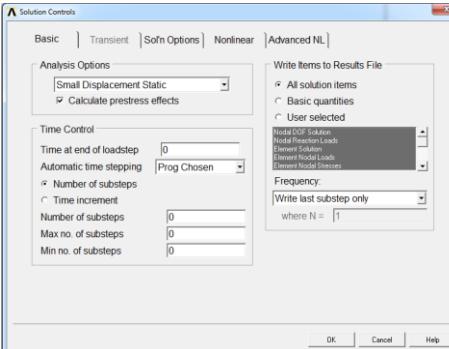
Приравняв E , I_z , P и l к единице, результаты получим в виде чисел, обозначенных на рис. 1. синим цветом.

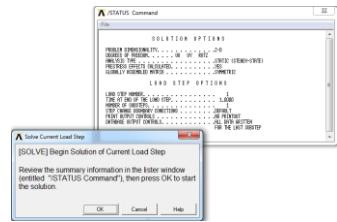
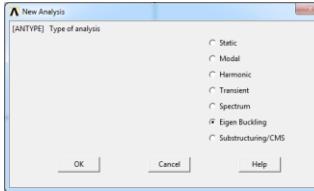
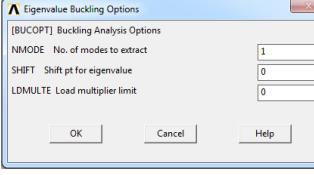
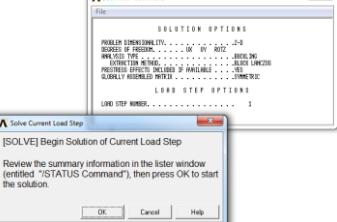
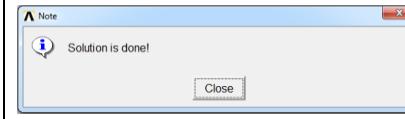
№	Действие	Результат
1	<p>Задаём параметры расчёта – базовые величины задачи:</p> <pre>U_M > Parameters > Scalar Parameters > E=1 > Accept > A=1e6 > Accept > Iz=1 > Accept > l=1 > Accept > P=1 > Accept > nu=0.3 > Accept > > Close</pre>	
2	<p>Первая строкка в таблице конечных элементов – плоский балочный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

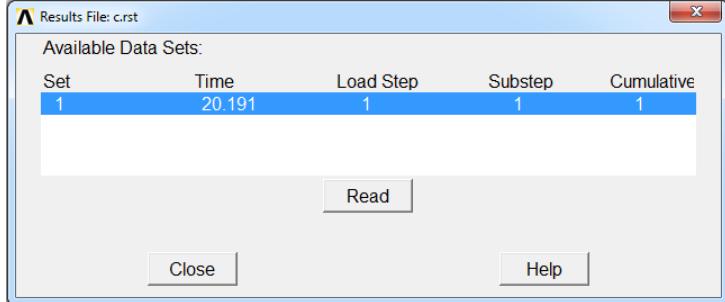
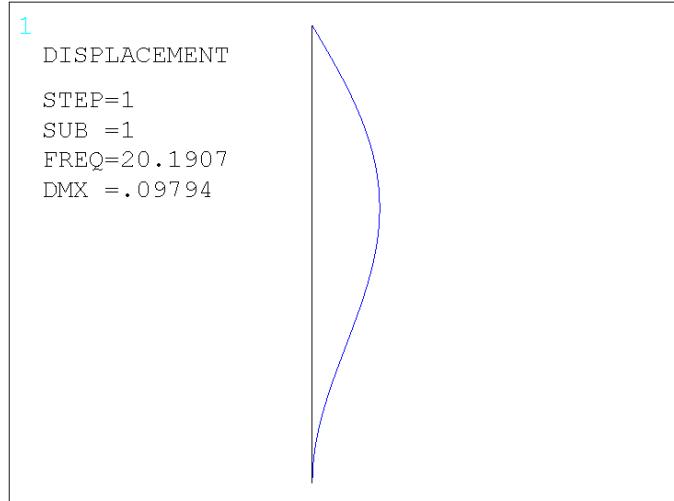
№	Действие	Результат
4	<p>Свойства материала стержня – модуль упругости и коэффициент Пуассона:</p> <p>M_M > Preprocessor > Material Props > Material Models > Structural > Linear > Elastic > Isotropic ></p> <p>В окошке EX пишем "E", в окошке PRXY пишем "nu"</p> <p>> OK</p> <p>Закрываем окно «Define Material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

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

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

№	Действие	Результат
13	<p>Рабиваем линии на элементы:</p> <p>M_M > Preprocessor > Meshing > Mesh > Lines > Pick All</p> <p>Обновляем изображение:</p> <p>U_M > Plot > 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 > Loads > Define Loads > Operate > Transfer to FE > All Solid Lds > OK</p> <p>Обновляем изображение:</p> <p>U_M > Plot > Multi-Plots</p>	
Статический расчёт предварительного напряжённого состояния:		
15	<p>Опции статического расчёта:</p> <p>M_M > Solution > Analysis Type > Sol'n Controls ></p> <p>Отмечаем галочкой "Calculate prestress effects"</p> <p>> OK</p>	

№	Действие	Результат
16	<p>Запускаем расчёт:</p> <p>M_M > Solution > Solve > 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 > Solution > Analysis Type > New Analysis ></p> <p>Ставим точку селектора на "Eigen Buckling"</p> <p>> OK</p>	
18	<p>Количество форм потери устойчивости:</p> <p>M_M > Solution > Analysis Type > Analysis Options></p> <p>NMODE пишем 1</p> <p>> OK</p>	
19	<p>Запускаем расчёт:</p> <p>M_M > Solution > Solve > 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>	 

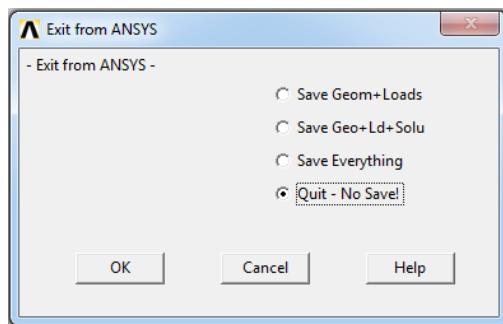
№	Действие	Результат
Просмотр результатов		
20	<p>Значение критической силы:</p> <p>M_M > General Postproc > Read Results > By Pick</p> <p>Видим:</p> $P_{kp} = 20,191 \cdot \frac{E \cdot I_z}{l^2};$ <p>Расхождение с результатом аналитического расчёта (рис. 1) составляет 0,02%.</p> <p>> Close</p>	
21	<p>Коэффициент приведения длины:</p> $P_{kp} = \frac{\pi^2 \cdot E \cdot I_z}{\mu^2 \cdot l^2} \Rightarrow \mu = \pi \cdot \sqrt{\frac{E \cdot I_z}{P_{kp} \cdot l^2}} = \pi \cdot \sqrt{\frac{I \cdot I}{20,191 \cdot l^2}} = \frac{\pi}{\sqrt{20,191}} = 0,6992 ;$ <p>Тот же результат, что и на рис. 1 .</p>	
22	<p>Первая форма потери устойчивости:</p> <p>M_M > General Postproc > Read Results > First Set</p> <p>M_M > General Postproc > Plot Results > Deformed Shape ></p> <p>KUND установить Def + undefomed</p> <p>> OK</p> <p>Масштаб отклонений выбирается автоматически. Можно его увеличить:</p> <p>U_M > PlotCtrls > Style > Displacement Scaling ></p> <p>DMULT устанавливаем "User specified"</p> <p>User specified factor увеличиваем, например, до 1.5</p> <p>> 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.