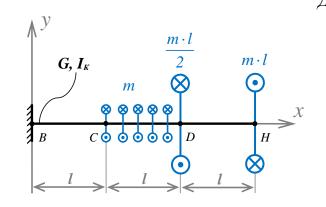
D-04 (ANSYS)

Формулировка задачи:



Дано: Торсион постоянной жёсткости нагружен сосредоточенными моментами на конце.

G – модуль сдвига материала;

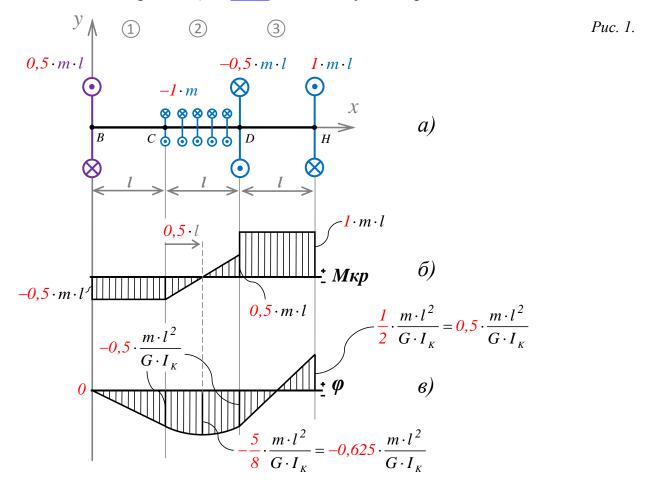
 I_{κ} – геометрическая жёсткость при кручении поперечного сечения торсиона.

Вычислить: Эпюру внутреннего крутящего момента $M\kappa p$;

Эпюру угловых перемещений поперечных сечений ϕ ;

Потенциальную энергию упругого деформирования торсиона U.

Аналитический расчёт (см. **D-04**) даёт следующие решения:

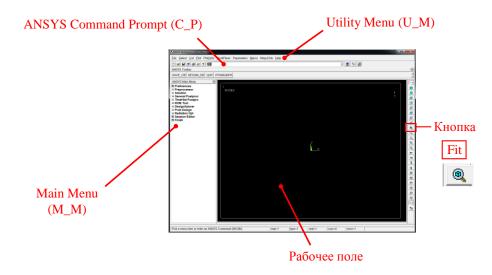


Задача данного примера: при помощи ANSYS Multyphisics получить эти же результаты методом конечных элементов.

http://www.tychina.pro/библиотека-задач-1/

Предварительные настройки:

Для решения задачи используется ANSYS Multiphysics 14.0:



С меню M_M и U_M работают мышью, выбирая нужные опции.

В окно С_Р 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

Oставить в меню только пункты, относящиеся к прочностным расчётам:

M M > Preferences > Отметить "Structural" > OK

Нумеровать точки и линии твердотельной модели, а также номера узлов модели конечноэлементной:

```
U_M > PlotCtrls > Numbering >
OTMETHTE KP, LINE, NODE;

УСТАНОВИТЕ Elem на "No numbering";

УСТАНОВИТЕ [/NUM] на "Colors & numbers"
> OK
```

Для большей наглядности увеличим размер шрифта:

```
U_M > PlotCtrls > Font Controls > Legend Font > Установить «Размер» на «22» > ОК
U_M > PlotCtrls > Font Controls > Entity Font > Установить «Размер» на «22» > ОК
```

Предварительные настройки выполнены, можно приступать к решению задачи.

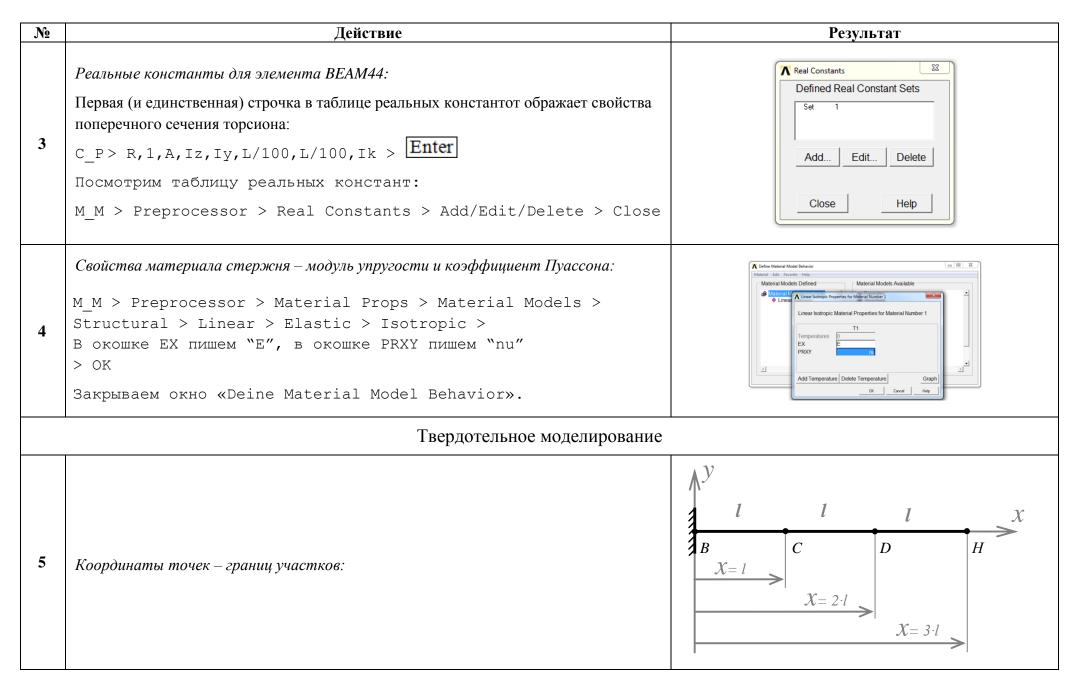
http://www.tychina.pro/библиотека-задач-1/

Решение задачи:

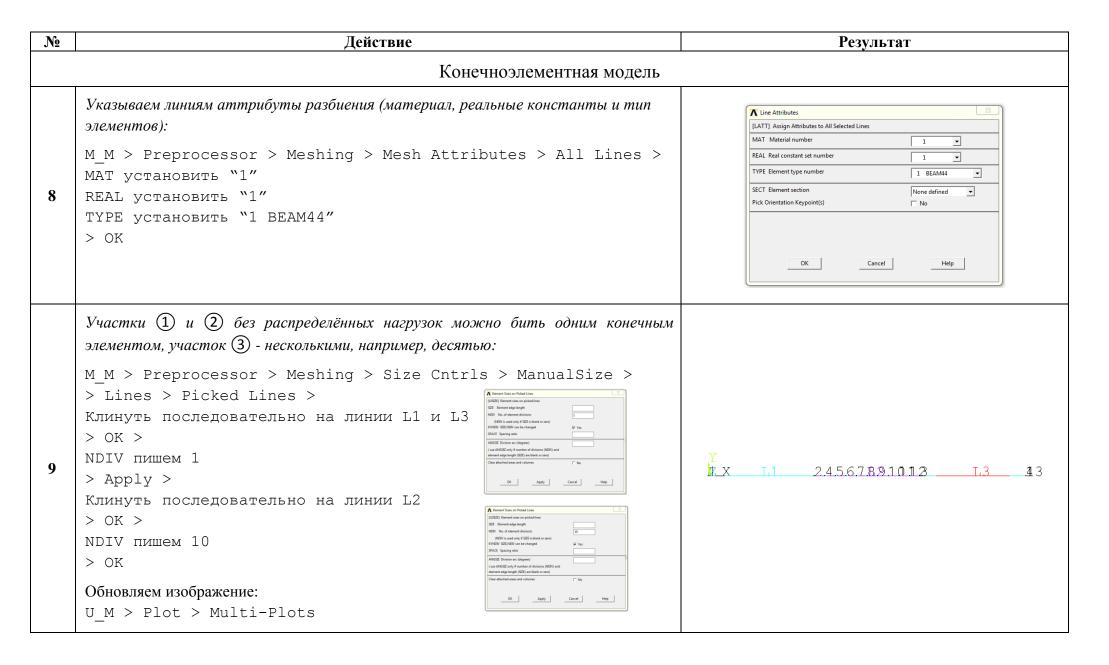
Приравняв G, I_K , m и l к единице, результаты получим в виде коэффициентов перед формулами, обозначенных на puc. l. красным цветом. Модуль упругости второго рода (модуль сдвига) G в свойствах материала явно не задаётся. По известной формуле, связывающей G, E и v изотропного материала для того, чтобы получить G=1 при v=0,3 требуется задать E=2,6.

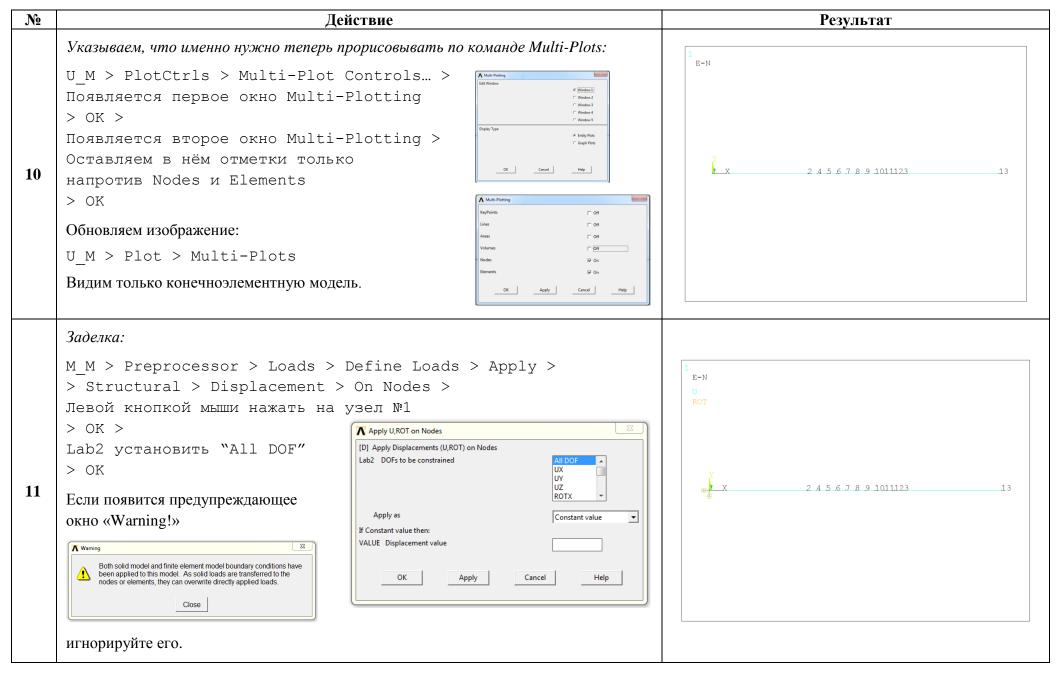
Площади поперечных сечений торсиона A зададим большими, дабы не присутствовало в результатах растяжение/сжатие, а их изгибные моменты инерции I_Y и I_Z для определённости приравняем к I_K .

№	Действие	Результат
1	Задаём параметры расчёта— базовые величины задачи: U_M > Parameters > Scalar Parameters > m=1	Scalar Parameters
2	Первая строчка в таблице конечных элементов — балочный тип BEAM44:M_M > PreprocessorC_P > ET,1,BEAM44 > EnterПосмотрим таблицу конечных элементов:M_M > Preprocessor > Element Type > Add/Edit/Delete > Close	Defined Element Types: Type 1 BEAM4.4 Add Options Delete Close Help

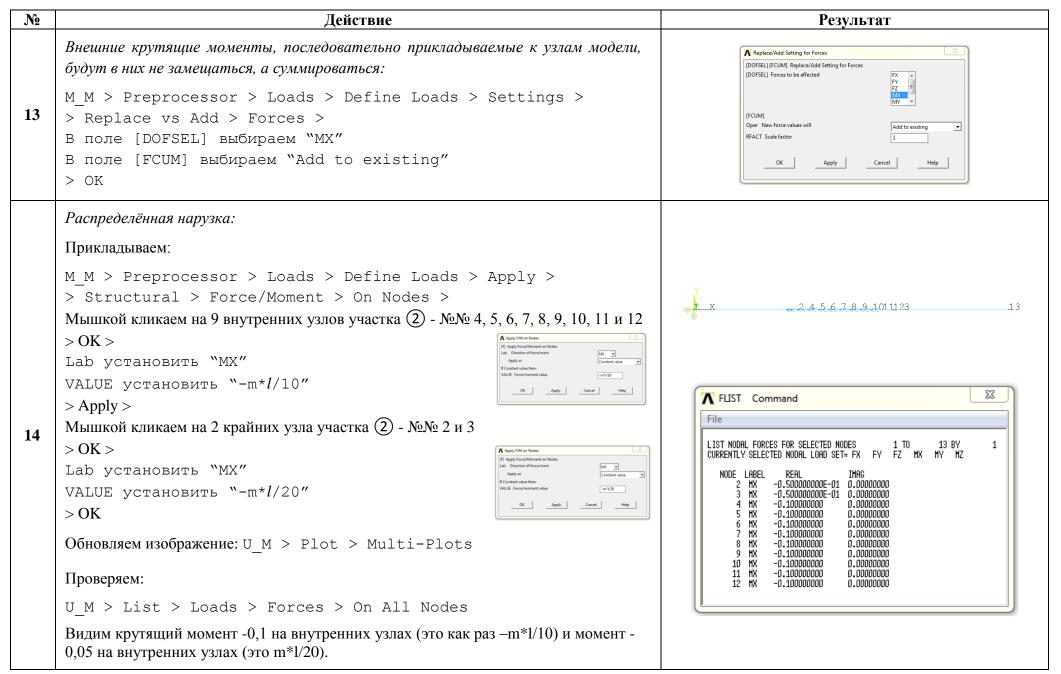


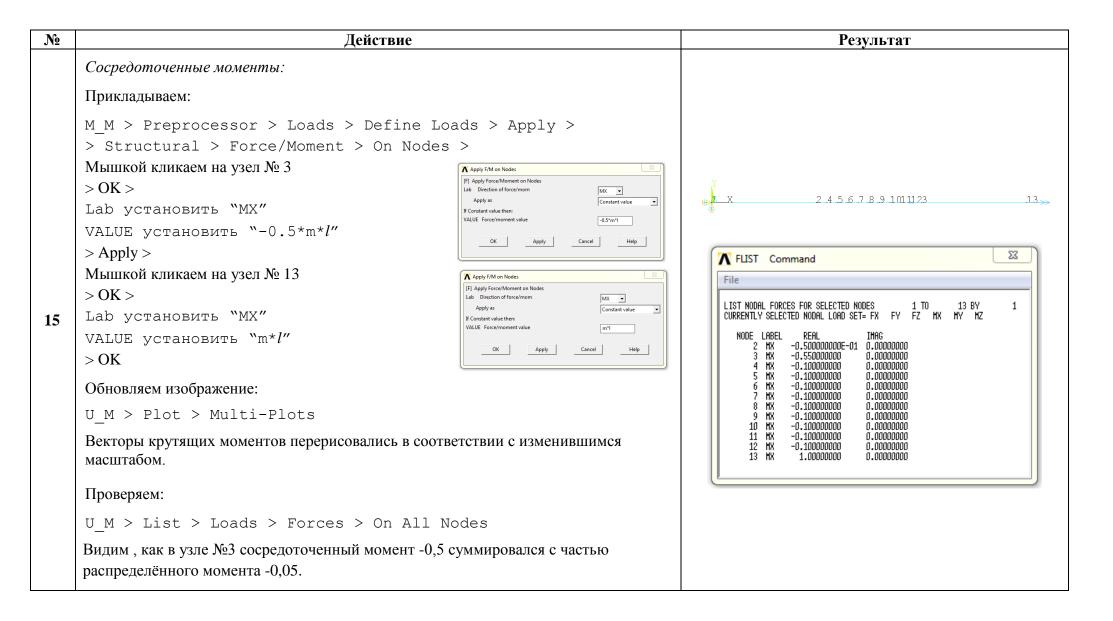
No	Действие		Результат	
6	Ключевые точки — границы участков ($B \rightarrow 1$, $C \rightarrow 2$, $D \rightarrow 3$, $H \rightarrow 4$): М_M> Preprocessor> Modeling> Create> Keypoints> In Active CS> NPT пишем 1 X,Y,Z пишем 0,0,0 > Apply > NPT пишем 2 X,Y,Z пишем l ,0,0 > Apply > NPT пишем 3 X,Y,Z пишем $2*l$,0,0 > Apply > NPT пишем 4 X,Y,Z пишем $4*l$,0,0 > OK Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots Справа от рабочего поля нажимаем кнопку Fit	Y K.X	2 .3	.4
7	Tpu участка — mpu линии между точками: M_M > Preprocessor > Modeling > Create > Lines > Lines > > Straight Line > Левой кнопкой мыши клинуть последовательно на ключевые точки 1 и 2 2 и 3 3 и 4 > ОК Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	XX T.1	2 T/2 3	T ₁ 34





№	Действие		Результат
<u>No</u>	Как прикладывать распределённую крутящую нагрузку? Особой опции (как для приложения к элементам распределённой нагрузки поперечной), для нагрузки крутильной в ANSYSe нет. Поэтому действовать придётся самостоятельно. Суммарный крутящий момент от распределённой нагрузки, действующей на балочный элемент, мы к элементу приложить не можем, только к его узлам. Делим суммарный	$ \begin{array}{ccc} & m \cdot \frac{L}{n} & m \cdot \frac{1}{n} \\ & \otimes & \otimes \end{array} $	L m L m L m
12	момент надвое. Половина прикладывается к начальному узлу элемента, половина — к его конечному узлу. Моменты от соседних элементов в узлах складываются. Нечему складываться только на двух крайних узлах участка. Получается, если на участок длиной L действует распределённый момент m , а участок разбит на n элементов, то на каждый внутренний узел участка должен действовать сосредоточенный момент $\frac{m \cdot L}{n}$ а на два крайних узла — момент $\frac{m \cdot L}{2 \cdot n}$. Или в нашем случае для участка 2 :	$ \frac{m \cdot L}{2 \cdot n} \frac{m \cdot L}{2 \cdot n} \frac{m \cdot L}{2 \cdot n} $ $ \frac{m \cdot L}{n} $	$\frac{m \cdot L}{2 \cdot n} \frac{m \cdot L}{2 \cdot n}$ $\frac{m \cdot L}{n} \frac{m \cdot L}{n} \frac{m \cdot L}{n} \frac{m \cdot L}{n}$
	$\frac{m \cdot L}{n} = \frac{m \cdot l}{10}$ - для внутренних узлов; $\frac{m \cdot L}{2 \cdot n} = \frac{m \cdot l}{2 \cdot 10} = \frac{m \cdot l}{20}$ - для крайних узлов. Распределённый момент m формально отрицательный, значит и сосредоточенные моменты, имитирующие его, тоже будут отрицательными.		$ \frac{m \cdot L}{2 \cdot n} \xrightarrow{n} \frac{m \cdot L}{n} \xrightarrow{m \cdot L} \frac{m \cdot L}{n} \xrightarrow{n} \frac{m \cdot L}{n} \xrightarrow{n} \frac{m \cdot L}{2 \cdot n} $ Puc. 1.



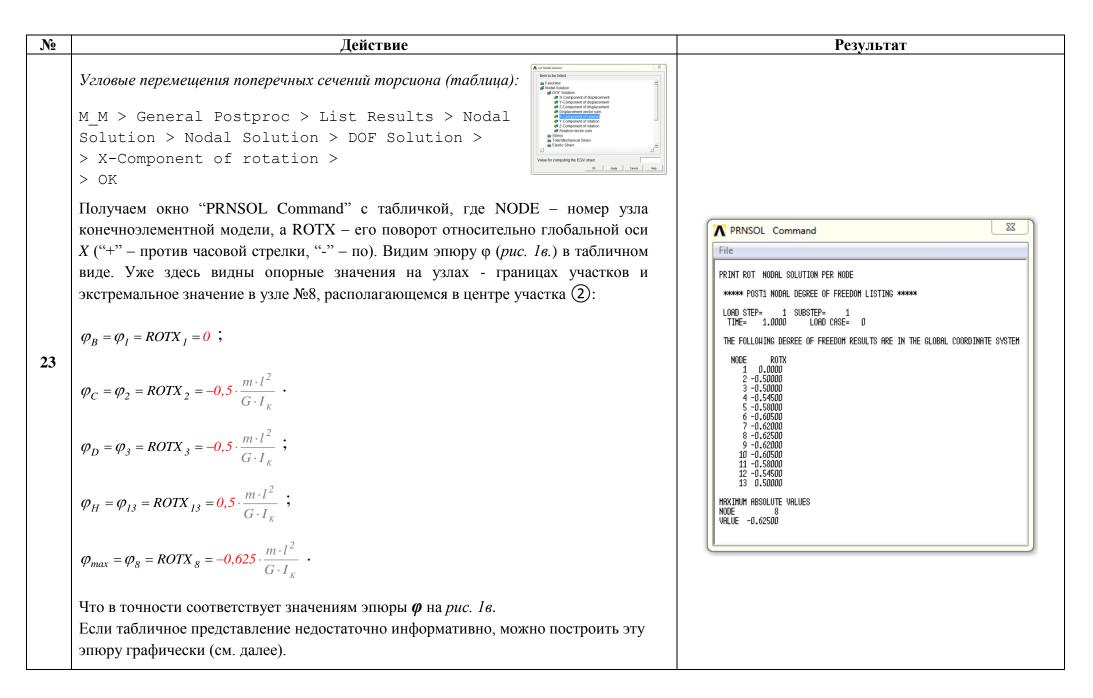


№	Действие	Результат
16	Скрываем оси системы координт: U_M > PlotCtrls > Window Controls > Window Options > [/Triad] установить "Not Shown" > OK	2.4.5.6.7.8.9.1011123 .13>>
	Расчёт	
17	Запускаем расчёт: M_M > Solution > Solve > Current LS Синхронно появляются два окна: белое информационное и серое исполнительное. Белое закрываем, на сером нажимаем ОК. Расчёт пошёл. Когда он закончится, появится окно «Solution is done!». Закройте это окно. Расчёт окончен.	Solution is done!

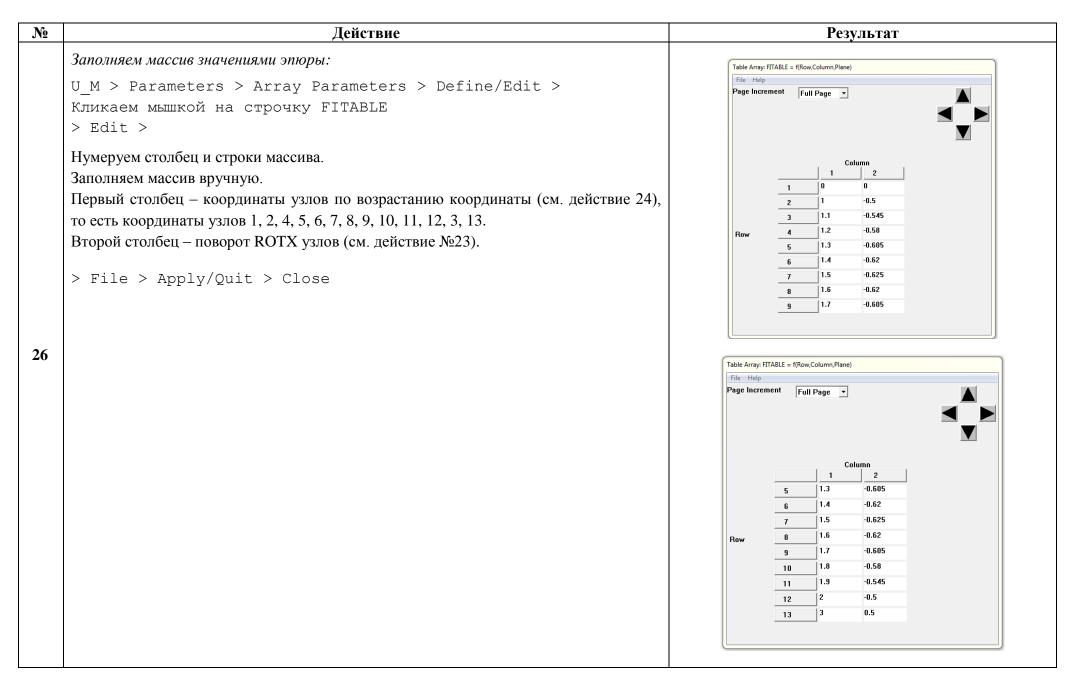
№	Действие	Результат		
	Просмотр результатов			
18	Просмотр результатов Cunobas cxema: U_M > PlotCtrls > Symbols > [/PBC] устанавливаем в положение "For Individual" Убираем галочку с "Miscellaneous" Surface Load Symbols устанавливаем Pressures Show pres and convect as устанавливаем Arrows > OK > B окне "Applied Boundary Conditions" U установить "Off" Rot установить "Off" F установить "Symbol+Value" M установить "Symbol+Value" > OK > B окне "Reactions" NFOR установить "Off" NMOM установить "Off" RFOR установить "Symbol+Value" RMOM установить "Symbol+Value" > OK Обновляем изображение:	Результат 1		
	> OK			

No	Действие	Результат
19	Цветовая шкала будет состоять из десяти цветов: U_M > PlotCtrls > Style > Contours > Uniform Contours > NCONT пишем 10 > OK	Control Centure Control Deline Centure State Control Deline Centure State Control Deline Control Deline State Control Deline Control Deline Control Deline Centure Control Deline Centure Control Deline Centure State Control Deline Control Deline State Control Deline Control Deline State Control Deline Control Deline State Control Deline Control Deline Control Deline
20	Вычисление эпюры внутреннего крутящего момента $M_{\kappa p}$: M_M > General Postproc > Element Table > Define Table > Add > "By sequence num", "SMISC,", "4" > Apply > "By sequence num", "SMISC,", "10" > OK > > Close	Currently Defined Data and Status: Label Item Comp Time Stamp Status SMIS4 SMIS 4 Time= 1,0000 (Current) SMIS10 SMIS 10 Time= 1,0000 (Current) Add Update Delete Close Help
21	Прорисовка эпюры внутреннего крутящего момента M_{KP} : М_M > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Line Elem Res > LabI установить "SMIS4" LabJ установить "SMIS10" > ОК Получаем тот же результат, что и на рис. 16. (только числа, выделенные на рис. 16. красным цветом). Наклонная линия эпюры на участке ② представлена ступенчатой диаграммой, разрывы на которой равны моментам, приложенным в соответствующих узлах. Далее эпюру на частке ② рассмотрим подробнее.	LINE STRESS STEP=1 SUB =1 TIME=1 SMIS4 SMIS10 MIN =5 ELEM=1 MAX =1 ELEM=12 M RMOM 15

Выделяем балочные конечные элементы участка ②, рассматриваем эпору только на этом участке: Выделяем десять конечных элементов участка ②: U_M > Select > Entities > Устанавливаем "Elements" и "By Num/Pick" Селектор на "From Full" > ОК Последовательно кликаем левой кнопкой мыши на каждый из десяти элементов участка ② > ОК Прорисовываем: U_M > Plot > Replot Видим минимальное (-0,45) и максимальное (+0,45) значения на ступенчатой диаграмме. Вспоминаем: величины ступенек равны величинам приложенных	No	Действие	Результат
моментов. Значит, если к минимуму и к максимуму прибавить по модулю величины соответствующих крайних моментов ($m*1/20=0.05$, $puc. 2$) то слева и справа получим значения по $0,5$ — такие же, как и должны быть на краях участка (2) ($puc. 16$.). Выделяем всё: U M > Select > Everything		Выделяем балочные конечные элементы участка ②, рассматриваем этору только на этом участке: Выделяем десять конечных элементов участка ②: U_M > Select > Entities > Устанавливаем "Elements" и "Ву Num/Pick" Селектор на "From Full" > ОК Последовательно кликаем левой кнопкой мыши на каждый из десяти элементов участка ② > ОК Прорисовываем: U_M > Plot > Replot Видим минимальное (-0,45) и максимальное (+0,45) значения на ступенчатой диаграмме. Вспоминаем: величины ступенек равны величинам приложенных моментов. Значит, если к минимуму и к максимуму прибавить по модулю величины соответствующих крайних моментов (m*1/20=0.05, рис. 2) то слева и справа получим значения по 0,5 — такие же, как и должны быть на краях участка ② (рис. 16.). Выделяем всё:	1 LINE STRESS STEP=1 SUB =1 TIME=1 SMIS4 SMIS10 MIN =45 ELEM=2 MAX = .45 ELEM=11 M RMOM

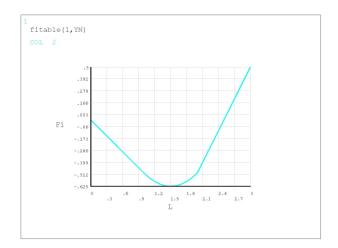


No	Действие	Результат
24	Осевая координата X узлов модели: U_M > List > Nodes > OK	NUST Command S3
25	Maccus для эпюры: Coздаём масcus-таблицу с названием, например, wtable: U_M > Parameters > Array Parameters > Define/Edit > Add > Par="fitable" Type="Table" I,J,K = 13,2,1 > OK > Close >	Carray Parameter Parameter Parameter Parameter name Parameter type Parameter type Parameter type Parameter type Parameter type Parameter Array Paramet

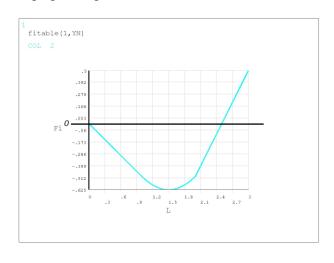


No Лействие Прорисовка эпюры Fi: Параметры, необходимые для построения эпюры: по горизонтальной оси будет откладываться первый столбец массива, по оси ординат – второй столбец массива. U M > Parameters > Scalar Parameters... > XN=1 > Accept > YN=2 > Accept > Close Сетка будет на обеих осях эпюры: U M > PlotCtrls > Style > Graphs > Modify Grid > [/GRID] установить "X and Y lines" > OK Горизонтальную ось подписываем "L", вертикальную ось подписываем "Fi", интервал по горизонтальной оси устанавливаем от левого конца стержня до правого (0...3*l), а интервал по вертикальной оси таким, чтобы поместилась эпюра (-0,625...0,5): 27 U M > PlotCtrls > Style > Graphs > Modify Axes > [/AXLAB] X-axis label пишем L [/AXLAB] Y-axis label пишем Fi [/XRANGE] установить "Specified range" XMIN, XMAX установить "0" и "3*l) " [/YRANGE] установить "Specified range" YMIN, YMAX установить "-0.625" и "0.5" > OK Прорисовываем эпюру: U M > Plot > Array Parameters ParX установить "fitable(1,XN)" ParY установить "fitable(1, YN)" > OK

Результат



Начинается график от нуля (левое значение). Если «сфотографировать» рисунок и на этом уровне провести нулевую отметку, сходство полученного графика с *puc*. *1в*. становится очевидным:

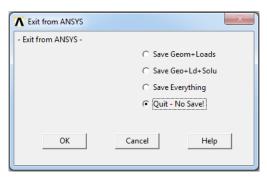


Сохраняем проделанную работу:

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.