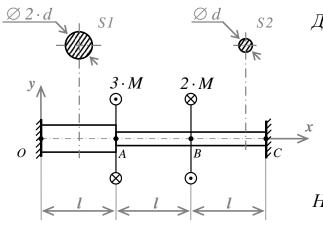
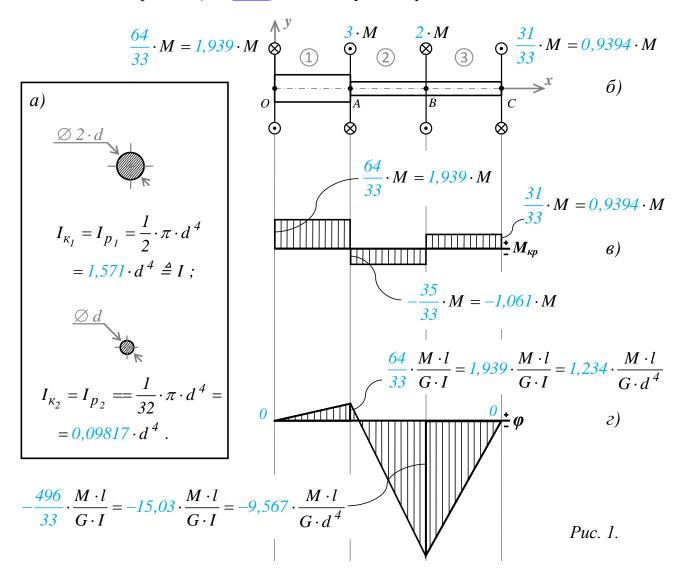
E-01 (ANSYS)

Формулировка задачи:



 $\it H$ айти: эпюры $\it M_{\it \kappa p}$, $\it \phi$.

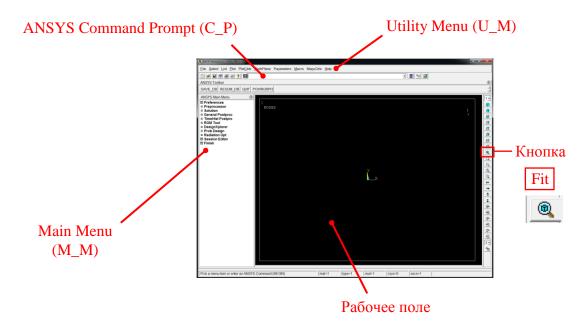
Аналитический расчёт (см. Е-01) даёт следующие решения:



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

Предварительные настройки:

Для решения задачи используется ANSYS Multiphysics 14.0:

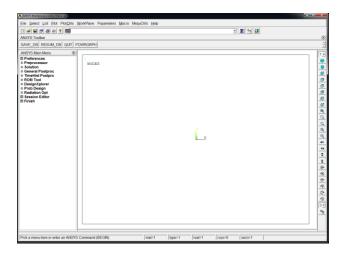


С меню M_M и U_M работают мышью, выбирая нужные опции.

B окно C_P вручную вводят текстовые команды, после чего следует нажать на клавиатуре Enter.

Чёрное рабочее поле не всегда приятно для глаза. Кроме того, оно неудобно для печати рисунков. Меняем чёрный цвет фона на белый следующими действиями:

U_M > PlotCtrls > Style > Colors
> Reverse Video



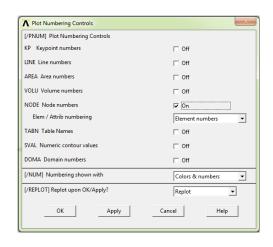
Убрать пункты меню, относящиеся к расплавам, магнитам и так далее, оставить только относящиеся к прочностным расчётам:

 M_M > Preferences > Отметить "Structural" > ОК



При построениях полезно видеть номера узлов и номера конечных элементов (один участок – один конечный элемент):

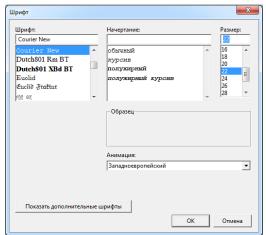
```
U_M > PlotCtrls > Numbering >
Отметить NODE ;
Установить Elem на "Element numbers";
Установить [/NUM] на "Colors&numbers" > OK
```



Для большей наглядности увеличим размер шрифта:

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

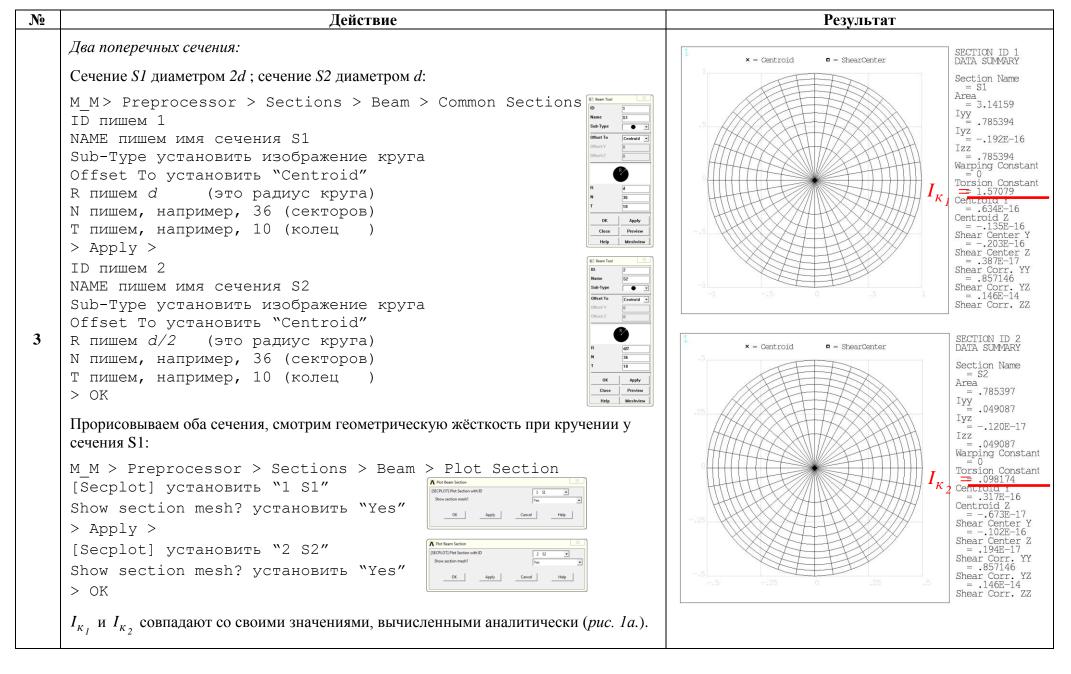
U_M > PlotCtrls > Font Controls > Entity Font > Установить «Размер» на «22» > OK
```

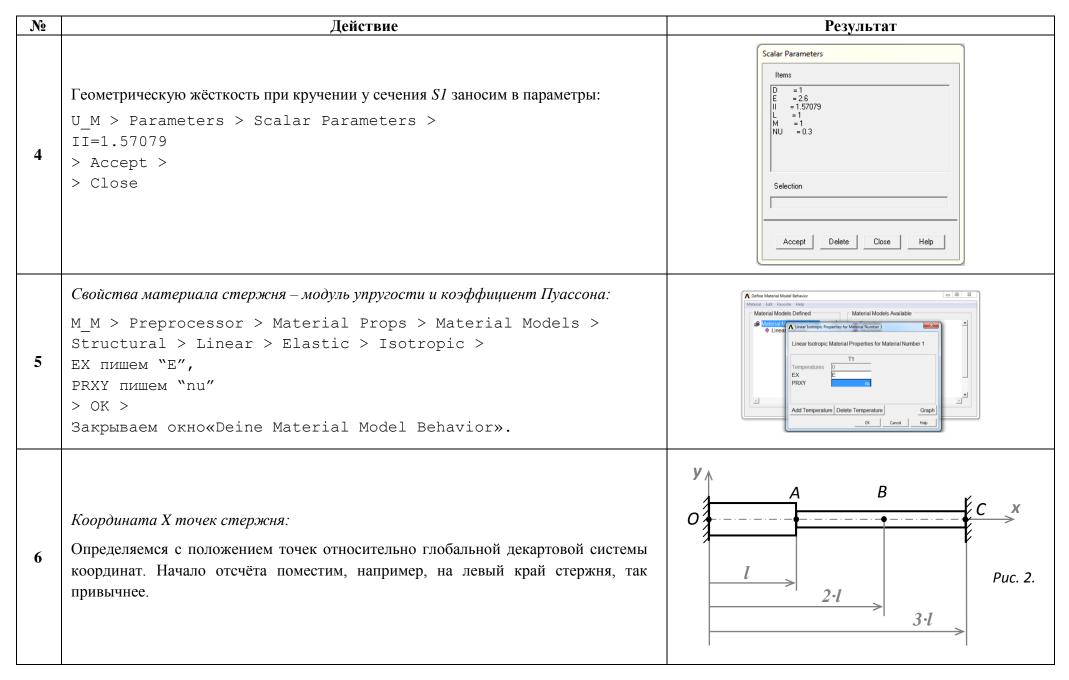


Предварительные настройки выполнены, можно приступать к решению задачи.

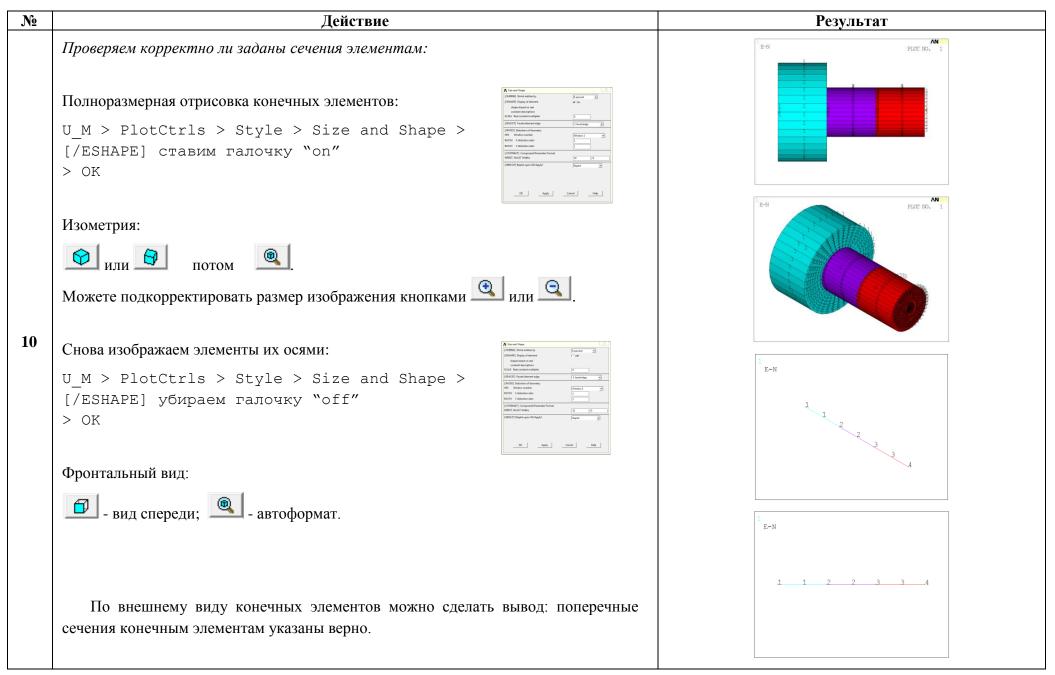
<u>Решение задачи:</u> Приравняв G, d, M и l, к единице, результаты получим в виде чисел, обозначенных на puc. l. синим цветом.

№	Действие	Результат
1	$3aдаём параметры расчёта— базовые величины задачи: U_M > Parameters > Scalar Parameters > E=2.6 > Accept > nu=0.3 > Accept > d=1 $	Scalar Parameters Items
2	Первая строчка в таблице конечных элементов — трёхмерный балочный BEAM188: M_M > Preprocessor > Element Type > Add/Edit/Delete > Add Element reference number пишем 1 В левом окошке выбираем "Beam" В правом окошке "2 node 188" > OK > В окошке Element types отметить строчку "1 BEAM188" > Options > K3 установить "Quadradic Form" > OK > Close	Defined Element Types: Type 1 BEAM188 Add Options Delete Close Help



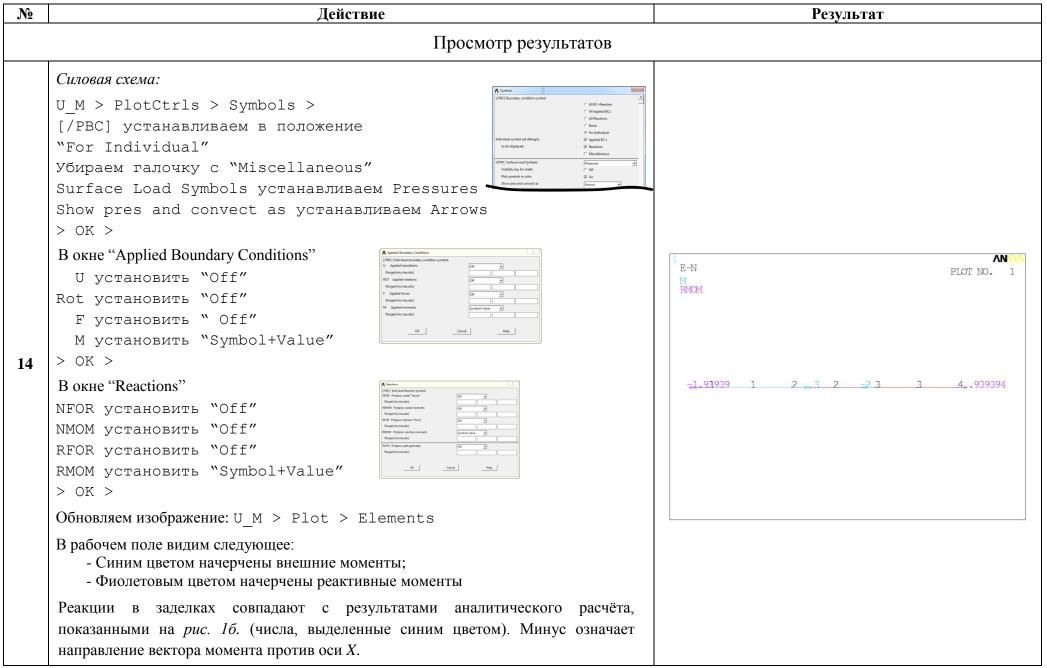


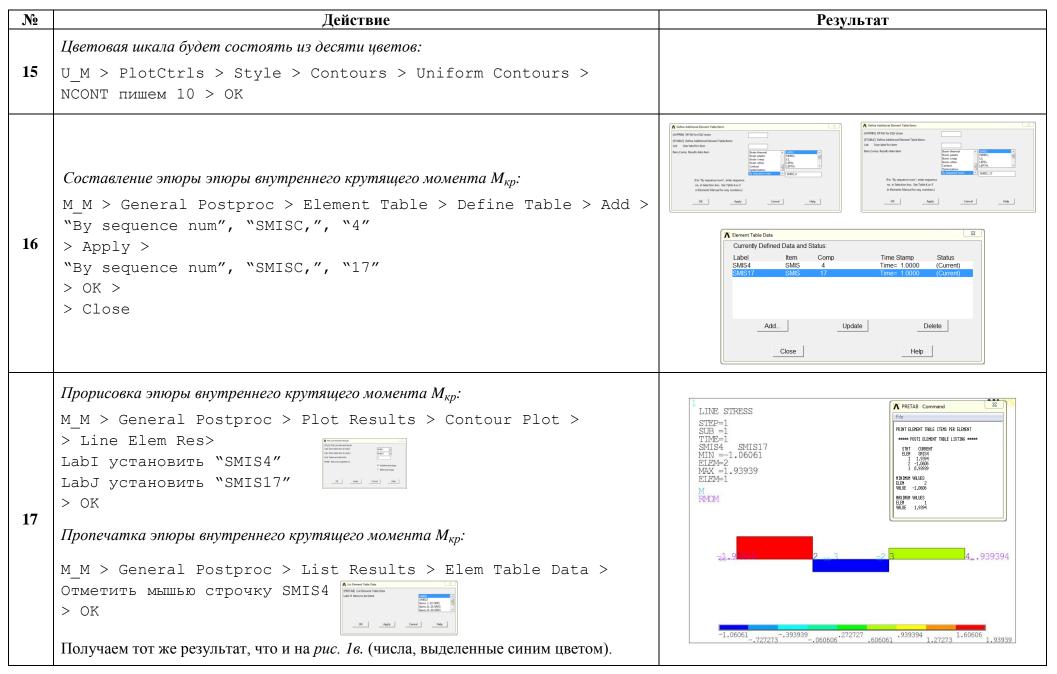
No	Действие	Результат
	Конечноэлементная модел	Ъ
	Узлы 1, 2, 3 и 4 в точках O, A, B и C соответственно:	
7	M_M> Preprocessor> Modeling> Create> Nodes> In Active CS > NODE пишем 1 X,Y,Z пишем 0,0,0 > Apply > NODE пишем 2 X,Y,Z пишем l,0,0 > Apply > NODE пишем 3 X,Y,Z пишем 2*l,0,0 > Apply > NODE пишем 4 X,Y,Z пишем 4 X,Y,Z пишем 3*l,0,0 > OK Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots Справа от рабочего поля нажимаем кнопку Fit	NODES NODE NUM Y X X 2 3 4
8	Номер узла 1 сливается со значком глобальной системы координат. Cкрываем оси системы координат: U_M> PlotCtrls> Window Controls> Window Options> Triad] установить "Not Shown" > OK Wooden Cytimal PO	1 NODES NODE NUM 1 2 .3 .4



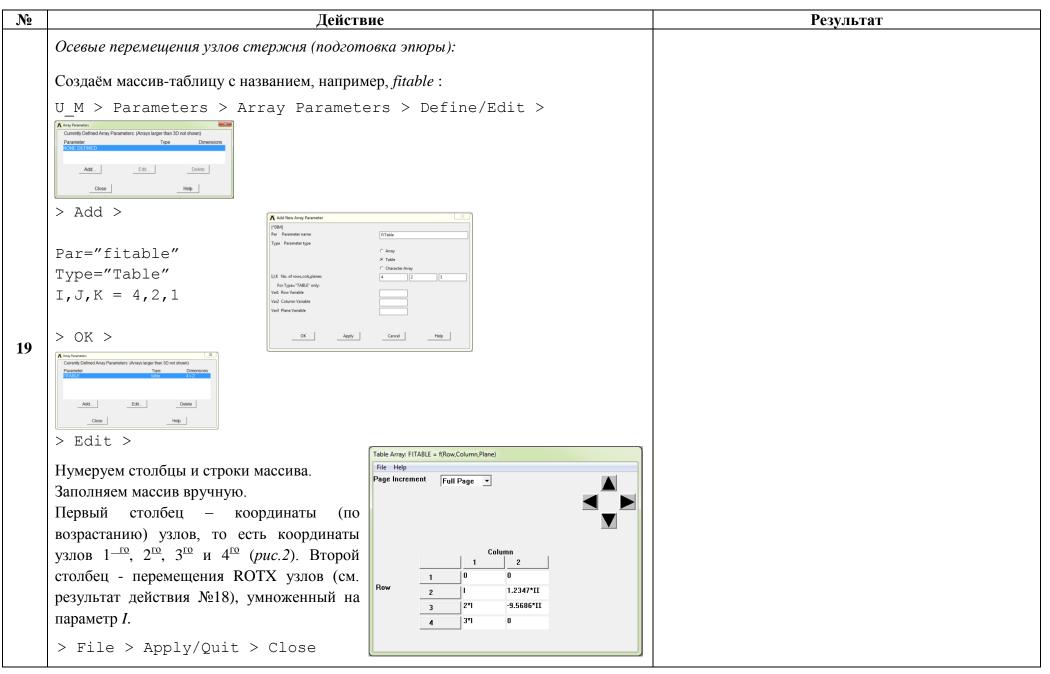


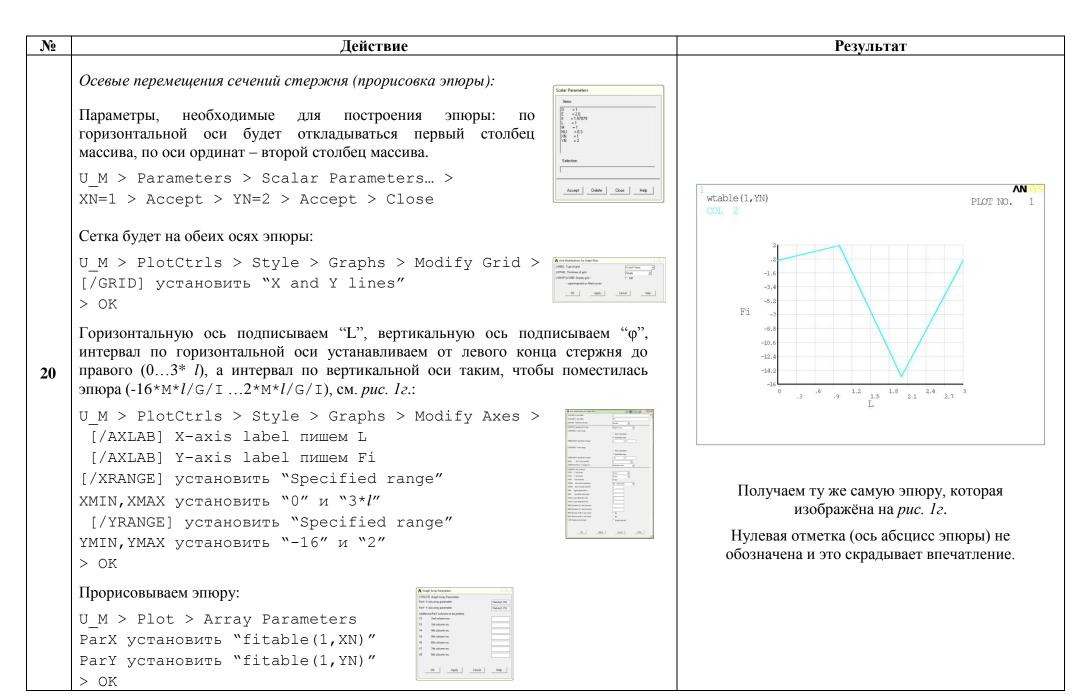
№	Действие	Результат			
	Расчёт				
13	Запускаем расчёт: M_M > Solution > Solve > Current LS Синхронно появляются два окна: белое информационное и серое исполнительное. Белое закрываем, на сером нажимаем ОК. Расчёт пошёл. Когда он закончится, появится окно «Solution is done!». Закройте это окно. Расчёт окончен.	File SOLUTION OPTIONS SOLUTION OPTIONS POSSED ENSEMBLE, V			





.No Действие Результат Угловые перемещения точек стержня (таблица): M M > General Postproc > List Results > Nodal Solution > Nodal Solution > DOF Solution > X-Component of rotation > OK Item to be listed Favorites Modal Solution X-Component of displacement Y-Component of displacement Z-Component of displacement ΣS ▲ PRNSOL Command Rotation vector sum. Elastic Strain PRINT ROT NODAL SOLUTION PER NODE TIME= 1.0000 LOAD CASE= 0 Получаем окно "PRNSOL Command" с табличкой, где NODE – номер узла THE FOLLOHING DEGREE OF FREEDOM RESULTS ARE IN THE GLOBAL COORDINATE SYSTEM конечноэлементной модели, а ROTX – его вращение относительно оси X: 18 $\varphi_1 = \varphi_O = 0 ;$ 0.0000 1.2347 -9.5686 $\varphi_2 = \varphi_A = 1,235 \cdot \frac{M \cdot l}{G \cdot d^4}$ (расхождение с *puc.1г.* составляет: Δ =0,08%); **HAXIHUH ABSOLUTE VALUES** NODE VALUE -9.5686 $\varphi_3 = \varphi_B = -9,569 \cdot \frac{M \cdot l}{G \cdot d^4}$ (расхождение с *puc.12*. составляет: Δ =0,02%); $\varphi_{\Lambda} = \varphi_{C} = 0$. На этом можно было бы урок и закончить. Интересно, однако, прорисовать полученные значения в виде эпюры, к тому же в размерности $\frac{M \cdot l}{G \cdot l}$. Прорисовке будут посвящены последующие два действия данной инструкции.



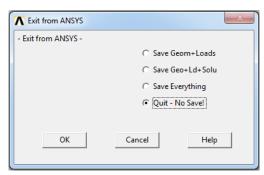


Сохраняем проделанную работу:

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.