

# 等参单元有限元分析

## Matlab 程序实现

指导老师： 陈水福

小组成员： 唐敬哲、冯一笑

学 号： 11312045、11312047

联系方式： 15068175316、13732253879

日 期： 2014 年 1 月 6 日

# 目 录

一、 概况 .....	3
二、 核心计算程序流程 .....	4
1. 定义计算模型 .....	4
2. 计算单元刚度矩阵并集成 .....	5
3. 计算重力的等效结点力并集成 .....	6
4. 计算分布力的等效结点力并集成 .....	6
5. 处理边界条件 .....	7
6. 求解结点应力 .....	7
7. 求解单元结点应力 .....	7
8. 计算结点平均应力 .....	8
三、 主程序 .....	9
1. GUI 界面及代码 .....	9
2. 核心计算程序及代码 .....	14
1) 模型基本信息函数 .....	14
2) 力学计算函数 .....	22
3) 结果输出及图形绘制函数 .....	44
3. 算例 1 .....	49
4. 算例 2 .....	50
四、 感想与感谢 .....	52

## 一、概况

等参数单元的形函数一般建立在一个参考坐标系下，它既被用来进行单元内位移插值，也被用来表示单元内任意一点的坐标。经过形函数的坐标变换，可以把物理空间下任意的四边形或六面体，甚至是曲边的四边形或曲面的六面体，转换成参考坐标系下的正方形或立方体。这些曲边或曲面的单元可以更精确地描述求解区域，而且应用更高阶的位移插值函数，因此具有较高的精度。另外，等参数单元形函数选择方法的统一性，非常有利于程序实现。

本程序就利用了等参单元的特性，采用 Matlab 进行编程，计算平面应力和平面应变的等参问题。通过该程序我们可以得到相关问题的应力以及位移解。为了增加用户的操作性，我们还利用 Matlab 自带的 GUI 功能编写了用户操作界面，并将计算结果绘制成云图显示。

## 二、 核心计算程序流程

本程序实现了四结点、八结点等参单元的有限元分析计算，包括了除网格划分之外的前处理、核心计算以及绘制应力云图、形成结果文件等后处理步骤。这里将部分前处理与核心计算部分的程序实现进行简要说明。

### 1. 定义计算模型

#### (1) 数据输入

进行核心计算前，需要对网格划分完成后的模型的结点信息、单元信息、材料特性、边界条件、荷载信息进行定义。

结点信息 **gNode**: 二维数组，行指标表示结点的整体编号，第一、二列表示结点 **X**、**Y** 坐标。

单元信息 **gElement**: 二维数组，行指标表示单元编号，前四列分别为单元结点序号位置所对应的结点在整体结点中的编号（对于八结点单元则为前八列），最后一列表示材料编号。

材料信息 **gMaterial**: 二维数组，行指标表示材料种类编号，前三列分别表示材料的弹性模量、泊松比以及密度。

边界条件 **gBC**: 二维数组，行指标表示边界约束编号，第一列表示约束位置的结点的整体编号，第二列表示约束方向（1 为 **X** 向，2 为 **Y** 向），第三列表示位移约束值（固定约束即为 0）。

边界线荷载信息 **gDF**: 二维数组，行指标表示线荷载序号，第一列表示线荷载所在的单元编号，第二列表示线荷载作用边的编号（矩形单元取底边为 1 号边，逆时针旋转），第三、四列表示线荷载在该边两结点上的取值（对于八结点单元，每边上则有三个荷载值，同样按照逆时针方向排列），最后一列表示荷载作用方向（1 为 **X** 向，2 为 **Y** 向）。

## (2) 确定平面问题类型

选择平面应力或平面应变问题，选择不同的弹性矩阵进行计算。

## (3) 确定单元内部积分使用的高斯积分点数

确定了高斯积分点数，在进行单元内部积分时根据高斯积分点的两方向指标，调用 `Gaussint` 函数，得到积分点坐标与积分权值。本程序可以选择使用两点高斯积分或三点高斯积分。

## 2. 计算单元刚度矩阵并集成

形成单元刚度矩阵通过 `StiffnessMatrix` 函数来实现：

- (1) 按照单元编号，从 1 号单元开始循环；
- (2) 各单元内的积分操作按照高斯积分点指标进行循环和累加，根据两个方向的高斯积分点指标调用 `Gaussint` 函数得到积分点坐标和积分权值；
- (3) 根据问题类型调用 `ElasticityMatrix` 函数，确定弹性矩阵；
- (4) 根据各积分点的坐标调用 `StrainMatrix` 函数，得到该积分点的应变矩阵。

计算时需要用到形函数对整体坐标的导数，这里也通过调用 `N_xy` 函数来实现；

- (5) 根据积分点位置的局部坐标以及所在单元的结点坐标调用 `Jacobi` 函数，得到该积分点的雅克比矩阵。计算式需要用到形函数局部坐标的导数，这里也通过调用 `N_xieta` 函数来实现；

- (6) 积分循环的关键语句为：

$$K = K + w * B' * D * B * \det(J)$$

式中  $w$  为积分点权值大小， $B$  为应变矩阵， $D$  为弹性矩阵， $J$  为雅克比矩阵， $K$  为不断循环叠加的单元刚度矩阵；

单元内部循环完成后，得到单元刚度矩阵，调用 `AssembleStiffnessMatrix` 函

数，将单元刚度矩阵集成到整体刚度矩阵  $\mathbf{gK}$  中。

### 3. 计算重力的等效结点力并集成

形成重力的等效结点力通过 `EquivalentGravityForce` 函数实现：

- (1) 按照单元编号，从 1 号单元开始循环；
- (2) 各单元内的积分操作按照高斯积分点指标进行循环和累加，根据两个方向的高斯积分点指标调用 `Gaussint` 函数得到积分点坐标和积分权值；
- (3) 根据积分点位置的局部坐标以及所在单元的结点坐标调用 `Jacobi` 函数，得到该积分点的雅克比矩阵。计算式需要用到形函数局部坐标的导数，这里也通过调用 `N_xieta` 函数来实现；
- (4) 调用 `ShapeFunction` 函数，计算单元形函数矩阵；
- (5) 积分循环的关键语句为：

$$\mathbf{egf} = \mathbf{egf} + \mathbf{w} * \mathbf{N}' * \mathbf{gf} * \det(\mathbf{J})$$

式中  $\mathbf{w}$  为积分点权值大小， $\mathbf{N}$  为单元形函数矩阵， $\mathbf{gf}$  为体力向量（对重力即为  $[0; -\rho g]$ ）， $\mathbf{J}$  为雅克比矩阵， $\mathbf{egf}$  为不断循环叠加的单元的重力等效结点力向量；

- (6) 单元内部循环完成后，得到单元的重力等效结点力向量  $\mathbf{egf}$ ，调用 `AssembleLoadVector` 函数，将单元等效结点力集成到整体等效结点力向量  $\mathbf{gF}$  中。

### 4. 计算分布力的等效结点力并集成

形成分布力的等效结点力通过 `EquivalentDistForce` 函数实现：

- (1) 按照荷载序号，从 1 号单元开始循环；
- (2) 各单元内的积分操作按照高斯积分点指标进行循环和累加，根据两个方向

的高斯积分点指标调用 **Gaussint** 函数得到积分点坐标和积分权值；

- (3) 根据荷载作用边序号，调用 **A** 函数得到对应边的边界线微分；
- (4) 根据荷载作用边序号，将作用边结点荷载值整合至单元结点荷载向量 **df** 中；
- (5) 调用 **ShapeFunction** 函数，计算单元形函数矩阵；
- (6) 积分循环的关键语句为：

$$\mathbf{edf} = \mathbf{edf} + \mathbf{N}' * \mathbf{N} * \mathbf{df} * \mathbf{A} * \mathbf{w}$$

式中 **w** 为积分点权值大小，**N** 为单元形函数矩阵，**df** 为单元结点荷载向量（对于未作用均分布力的边上结点的荷载即为 0），**A** 为对应边的边界线微分，**edf** 为不断循环叠加的单元的分布力的等效结点力向量；

- (7) 单元内部循环完成后，得到单元的分布力的等效结点力向量 **edf**，调用 **AssembleLoadVector** 函数，将单元等效结点力集成到整体等效结点力向量 **gF** 中。

## 5. 处理边界条件

经过以上步骤，整体刚度矩阵 **gK** 以及整体结点荷载向量 **gF** 已经形成。通过引入边界条件，这里采用乘大数法，对 **gK** 和 **gF** 中与约束对应位置的元素进行处理，得到可用于计算的 **gK** 和 **gF**。

## 6. 求解结点应力

求解有限元基本方程： $\mathbf{gDelta} = \mathbf{gK} \setminus \mathbf{gF}$ ，得到 **gDelta** 为结点位移向量。

## 7. 求解单元结点应力

单元结点应力计算通过 **gElementStress** 函数实现：

- (1) 按照单元编号，从 1 号单元开始循环；

- (2) 每个单元根据整体编号下的结点位移向量  $gDelta$  形成单元结点位移向量  $Delta$ ;
- (3) 按照公式  $\sigma = D \cdot B \cdot \delta$  求解单元结点的三个应力, 其中  $D$  为单元弹性矩阵,  $B$  为单元应变矩阵;
- (4) 将  $\sigma$  矩阵写入三维数组  $gElementStress$  中, 该数组第一维表示单元号, 第二位表示单元结点号, 第三维表示结点三个应力值 (X 向正应力、Y 向正应力以及剪应力)。

## 8. 计算结点平均应力

结点平均应力采用绕单元平均方法计算:

- (1) 按照单元编号, 从 1 号单元开始循环;
- (2) 寻找公用该结点的单元, 提取这些单元中该结点的应力以及个单元面积;
- (3) 该结点的应力取这些单元中该点应力计算值的平均值, 并以单元面积进行加权, 写入二维数组  $gNodeStress$  中,  $gNodeStress$  的行指标表示结点整体编号, 三列分别表示该结点的三个平均应力。



### 三、主程序

#### 1. GUI 界面及代码



该界面主要包括以下功能：

- 1) 选择单元类型、计算问题类型、高斯积分点数目的选择
- 2) 结果应力位移图输出选择

**function varargout = FEM\_503(varargin) %程序 GUI 初始**

```

gui_Singleton = 1;
gui_State = struct('gui_Name',       mfilename, ...
                  'gui_Singleton',   gui_Singleton, ...
                  'gui_OpeningFcn', @FEM_503_OpeningFcn, ...
                  'gui_OutputFcn',  @FEM_503_OutputFcn, ...
                  'gui_LayoutFcn',  [], ...
                  'gui_Callback',    []);
if nargin && ischar(varargin{1})
    gui_State.gui_Callback = str2func(varargin{1});
end

if nargout
    [varargout{1:nargout}] = gui_mainfcn(gui_State, varargin{:});
else
    gui_mainfcn(gui_State, varargin{:});
end

```

**function FEM\_503\_OpeningFcn(hObject,~, handles, varargin) %生成 GUI 界面**

```

handles.output = hObject;
guidata(hObject, handles);
axes1_CreateFcn;
set(handles.axes1,'visible','off')

```

**function varargout = FEM\_503\_OutputFcn(~,~, handles)**

```

varargout{1} = handles.output;

```

**function Calculate\_Callback(hObject,eventdata,handles) %模型计算按钮，点击以后开始计算相应例题**

```

global element_option fj
ETC1_SelectionChangeFcn(hObject, eventdata, handles);
SorE_SelectionChangeFcn(hObject,eventdata,handles);
Gauss_SelectionChangeFcn(hObject,eventdata,handles);

```

```

fj=0;
switch element_option
    case 1
        FemModel ;
        handles.axes1;
        cla(handles.axes1);
        colorbar( 'hide' );
        DisplayModel ;
        SolveModel ;
        DisplayResults ;
    case 2
        FemModel8 ;
        handles.axes1;
        cla(handles.axes1);
        colorbar( 'hide' );
        DisplayModel ;
        SolveModel8 ;
        DisplayResults ;
end

```

**function SorE\_SelectionChangeFcn(hObject,eventdata,handles) %单选框，选择平面应力或者平面应变**

```

global opt COP

COP=get(hObject,'String');
switch COP
    case 'Strain'
        opt=1;
    case 'Stress'
        opt=2;
end

```

**function Gauss\_SelectionChangeFcn(hObject,~,~) %高斯积分点数目选择，2 点或者 3 点**

```

global int

```

```
GOP=get(hObject,'String');
```

```
switch GOP
```

```
    case '2 点高斯积分'
```

```
        int=2;
```

```
    case '3 点高斯积分'
```

```
        int=3;
```

```
end
```

```
function ETC1_SelectionChangeFcn(hObject, eventdata, handles) %等参单元数目选择
```

```
global element_option
```

```
echoice=get(hObject,'String');
```

```
switch echoice
```

```
    case '4 结点单元'
```

```
        element_option=1;
```

```
    case '8 结点单元'
```

```
        element_option=2;
```

```
end
```

```
function Outcome_SelectionChangeFcn(hObject,eventdata,handles) %读取绘制结果图类型
```

```
global iStress
```

```
caseStress=get(hObject,'String');
```

```
switch caseStress
```

```
    case 'x 方向正应力'
```

```
        iStress=1;
```

```
    case 'y 方向正应力'
```

```
        iStress=2;
```

```
    case 'xy 方向切应力'
```

```
        iStress=3;
```

```
    case 'x 方向位移'
```

```
        iStress=4;
```

```
    case 'y 方向位移'
```

```
        iStress=5;
```

```
end
```

```
function output_Callback(hObject,eventdata, handles)    %确认画结果图像
```

```
global element_option fj
Outcome_SelectionChangeFcn(hObject,eventdata,handles)
handles.axes1;
cla(handles.axes1);
switch element_option
    case 1
        PlotStress;
    case 2
        PlotStress8;
end
if fj==0
    winopen('result.txt');
    fj=fj+1;
end
```

```
function axes1_CreateFcn(~,~,~) %显示图片的区域
```

```
function ETC1_CreateFcn(hObject, eventdata, handles)
```

```
function EXIT_Callback(~,~, handles) %退出程序按钮
```

```
delete(handles.figure1);
clc;
clear all;
```

## 2. 核心计算程序及代码

### 1) 模型基本信息函数

#### **function FemModel**

```
function FemModel
% 定义用于四结点单元的有限元模型
% 该案例为一梯形截面重力坝，上部宽 4m，下部宽 8m，高 8m，直角边承受静水压力，体力为重力
% 说明：
% 该函数定义平面杆系的有限元模型数据：
% gNode ----- 结点定义
% gElement --- 单元定义
% gMaterial --- 材料定义
% gBC ----- 约束条件
% gDF ----- 分布力

clear gNode gElement gMaterial gBC gK gF gDF gDelta gElementStress gNodeStress int opt iStress
global gNode gElement gMaterial gBC gDF
m=18;n=32;          % 网格个数
length1 = 4 ;      % 上部宽度(x 方向)
length2 = 8 ;      % 下部宽度(x 方向)
height = 8 ;       % 高度(y 方向)
dy = height/n ;    % 矩形单元的高度

% 结点坐标
gNode = zeros( (m+1)*(n+1), 2 ) ;
for i=1:n+1
    for j=1:m+1
        k = (i-1)*(m+1)+j ;      % 结点号
        dx = (length2-(i-1)*(length2-length1)/n)/m ;
        xk = (j-1)*dx ;          % 结点的 x 坐标
        yk = (i-1)*dy ;          % 结点的 y 坐标
        gNode(k,:) = [xk, yk] ;
    end
end
end
```

```

% 单元定义
gElement = zeros( m*n, 5 );
for i=1:n
    for j=1:m
        k = (i-1)*m+j;          % 单元号
        n1 = (i-1)*(m+1)+j;      % 第一个结点号
        n2 = (i-1)*(m+1)+j+1;    % 第二个结点号
        n3 = i*(m+1)+j+1;        % 第三个结点号
        n4 = i*(m+1)+j;          % 第四个结点号
        gElement(k,:) = [n1, n2, n3, n4, 1];
    end
end

% 材料性质
%          弹性模量    泊松比    密度
gMaterial = [3.0e10,    0.167,  2500]; % 混凝土

% 第一类约束条件
gBC = zeros( 2*(m+1), 3 );
for j=1:(m+1)
    gBC(j,:) = [j, 1, 0.0];      % 底端结点 x 向固定
end
for j=(m+2):2*(m+1)
    gBC(j,:) = [j-(m+1), 2, 0.0]; % 底端结点 y 向固定
end

% 分布载荷（线性分布的水压力）
gDF = zeros( n, 5 );
for i=1:n
    k = (i-1)*m+1;
    gDF(i,:) = [ k, 4, 1e4*(height-i*height/n), 1e4*(height-(i-1)*height/n), 1 ];
end

return

```

**function FemModel8**

```
function FemModel8
```

```
% 定义用于八结点等参单元的有限元模型
```

```
% 该案例为一段固支的变矩形截面悬臂梁，上部承受均布荷载
```

```
% 该函数定义平面杆系的有限元模型数据：
```

```
% gNode ----- 结点定义
```

```
% gElement ---- 单元定义
```

```
% gMaterial --- 材料定义
```

```
% gBC ----- 约束条件
```

```
% gDF ----- 分布力
```

```
clear gNode gElement gMaterial gBC gK gF gDF gDelta gElementStress gNodeStress int opt iStress
```

```
global gNode gElement gMaterial gBC gDF
```

```
% 结点坐标
```

```
node_number = 28 ;
```

```
gNode = zeros( node_number, 2 ) ;
```

```
j = 0 ;
```

```
for i = 1:5:26 % 结点 1,6,11,16,21,26 的坐标
```

```
gNode(i,1) = 0.2*j ;
```

```
gNode(i,2) = 0 ;
```

```
j = j + 1 ;
```

```
end
```

```
j = 0 ;
```

```
for i = 4:5:24 % 结点 4,9,14,19,24 的坐标
```

```
gNode(i,1) = 0.2*j+0.1 ;
```

```
gNode(i,2) = 0 ;
```

```
j = j+1 ;
```

```
end
```

```
j = 0 ;
```

```
for i=2:5:27 % 结点 2,7,12,17,22,27 的坐标
```

```
gNode(i,1) = 0.2*j ;
```

```
gNode(i,2) = -0.1+0.01*j ;
```

```
j = j+1 ;
```

```
end
```

```
j = 0 ;
```



```

for i=3:5:28      % 结点 3,8,13,18,23,28 的坐标
    gNode(i,1) = 0.2*j ;
    gNode(i,2) = -0.2+0.02*j ;
    j = j+1 ;
end
j = 0 ;
for i=5:5:25      % 结点 5,10,15,20,25 的坐标
    gNode(i,1) = 0.1+0.2*j ;
    gNode(i,2) = -0.19+0.02*j ;
    j = j+1 ;
end

% 单元定义
element_number = 5 ;
gElement = zeros( element_number, 9 ) ;
gElement(1,:)= [3  8  6  1  5  7  4  2  1] ;
for i=2:5
    gElement(i,1:8) = gElement(i-1,1:8)+5 ;
    gElement(i,9) = 1 ;
end

% 材料性质（弹性模量，泊松比，密度）
gMaterial = [2.0e11 0.3 7850] ;    % 钢材

% 约束条件（位移固定）
gBC = [1,1,0;1,2,0;2,1,0;2,2,0;3,1,0;3,2,0] ;

% 分布载荷（均布）
gDF =
[1,3,-1e6,-1e6,-1e6,2;2,3,-1e6,-1e6,-1e6,2;3,3,-1e6,-1e6,-1e6,2;4,3,-1e6,-1e6,-1e6,2;5,3,-1e6,-1e6,-1e6,2];
return

```

## function DisplayBC( color )

```
function DisplayBC( color )
```

```

% 用图形方式显示有限元模型的边界条件
% 输入参数:
%     color  ----  边界条件的颜色
% 返回值:
%     无
global gNode gBC

% 确定边界条件的大小
xmin = min( gNode(:,1) );
xmax = max( gNode(:,1) );
factor = ( xmax - xmin ) / 25 ;

[bc1_number,dummy] = size( gBC );
dBCSize = factor ;
for i=1:bc1_number
    if( gBC( i, 2 ) == 1 ) % x 方向约束
        x0 = gNode( gBC( i, 1 ), 1 );
        y0 = gNode( gBC( i, 1 ), 2 );
        x1 = x0 - dBCSize ;
        y1 = y0 + dBCSize/2 ;
        x2 = x1 ;
        y2 = y0 - dBCSize/2 ;
        hLine = line( [x0 x1 x2 x0], [y0 y1 y2 y0] );
        set( hLine, 'Color', color );

        xCenter = x1 - dBCSize/6 ;
        yCenter = y0 + dBCSize/4 ;
        radius = dBCSize/6 ;
        theta=0:pi/6:2*pi ;
        x = radius * cos( theta ) ;
        y = radius * sin( theta ) ;
        hLine = line( x+xCenter, y+yCenter );
        set( hLine, 'Color', color );

        hLine = line( x+xCenter, y+yCenter-dBCSize/2 );
        set( hLine, 'Color', color );
    end
end

```

```

x0 = x0 - dBCSize - dBCSize/3 ;
y0 = y0 + dBCSize/2 ;
x1 = x0 ;
y1 = y0 - dBCSize ;
hLine = line( [x0, x1], [y0, y1] ) ;
set( hLine, 'Color', color ) ;

x = [x0 x0-dBCSize/6] ;
y = [y0 y0-dBCSize/6] ;
hLine = line( x, y ) ;
set( hLine, 'Color', color ) ;
for j=1:1:4
    hLine = line( x, y - dBCSize/4*j );
    set( hLine, 'Color', color ) ;
end
else % y 方向约束
x0 = gNode( gBC( i, 1 ), 1 ) ;
y0 = gNode( gBC( i, 1 ), 2 ) ;
x1 = x0 - dBCSize/2 ;
y1 = y0 - dBCSize ;
x2 = x1 + dBCSize ;
y2 = y1 ;
hLine = line( [x0 x1 x2 x0], [y0 y1 y2 y0] ) ;
set( hLine, 'Color', color ) ;

xCenter = x0 - dBCSize/4 ;
yCenter = y1 - dBCSize/6 ;
radius = dBCSize/6 ;
theta=0:pi/6:2*pi ;
x = radius * cos( theta ) ;
y = radius * sin( theta ) ;
hLine = line( x+xCenter, y+yCenter ) ;
set( hLine, 'Color', color ) ;

hLine = line( x+xCenter+dBCSize/2, y+yCenter ) ;

```

```
set( hLine, 'Color', color ) ;

hLine = line( [x1, x1+dBCSize], [y1-dBCSize/3, y1-dBCSize/3] ) ;
set( hLine, 'Color', color ) ;

x = [x1 x1-dBCSize/6] ;
y = [y1-dBCSize/3 y1-dBCSize/2] ;
hLine = line( x, y ) ;
set( hLine, 'Color', color ) ;
for j=1:1:4
    hLine = line( x+dBCSize/4*j, y );
    set( hLine, 'Color', color ) ;
end
end
end
return
```

## function DisplayModel

```
function DisplayModel
% 用图形方式显示有限元模型
% 输入参数:
%     无
% 返回值:
%     无

global gNode gElement gMaterial gBC

figure ;
axis equal ;
axis off ;
set( gcf, 'NumberTitle', 'off' );
set( gcf, 'Name', '有限元模型' );

% 根据不同的材料，显示单元颜色
element_number = size( gElement,1 );
material_color = [ 'r','g','b','c','m','y','w','k' ];
for i=1:element_number
    x = gNode( gElement( i, 1:4 ), 1 );
    y = gNode( gElement( i, 1:4 ), 2 );
    color_index = mod( gElement( i, 5 ), length( material_color ) );
    if color_index == 0
        color_index = length( material_color );
    end
    patch( x, y, material_color( color_index ) );
end

DisplayBC( 'blue' );

return
```

## 2) 力学计算函数

### function SolveModel

```
% 求解四节点矩形等参单元有限元模型
% 输入参数:
%     无
% 返回值:
%     无
% 说明:
%     该函数求解有限元模型, 过程如下
%         1. 计算单元刚度矩阵, 集成整体刚度矩阵
%         2. 计算单元的等效结点力, 集成整体结点力向量
%         3. 处理约束条件, 修改整体刚度矩阵和结点力向量
%         4. 求解方程组, 得到整体结点位移向量

global gNode gElement gMaterial gBC gK gF gDF gDelta gElementStress gNodeStress

% step1. 定义整体刚度矩阵和结点力向量
node_number = size( gNode,1 );
gK = sparse( node_number * 2, node_number * 2 );
gF = zeros(node_number * 2,1);

% step2. 计算单元刚度矩阵, 并集成到整体刚度矩阵中
element_number = size( gElement,1 );
hbar=waitbar(0,'计算单元刚度矩阵并集成');
for ie=1:element_number
    k = StiffnessMatrix( ie );
    AssembleStiffnessMatrix( ie, k )
    waitbar(ie/element_number);
end
delete(hbar);

% step3. 计算重力与边界分布力的等效结点力, 并集成到整体结点力向量中
hbar=waitbar(0,'计算重力的等效结点力向量并集成');
for ie=1:element_number
```

```

    egf = EquivalentGravityForce( ie );
    AssembleLoadVector( ie, egf );
    waitbar(ie/element_number);
end
delete(hbar);
gdf_number=size(gDF,1);
hbar=waitbar(0,'计算分布力的等效结点力向量并集成');
for i=1:gdf_number
    edf = EquivalentDistForce( gDF(i,1),gDF(i,2),gDF(i,3),gDF(i,4),gDF(i,5) );
    AssembleLoadVector( gDF(i,1), edf );
    waitbar(i/gdf_number);
end
delete(hbar);

% step4. 处理约束条件，修改刚度矩阵和结点力向量，采用乘大数法
bc1_number = size( gBC,1 );
for ibc=1:bc1_number
    n = gBC(ibc, 1 );
    d = gBC(ibc, 2 );
    m = (n-1)*2 + d ;
    gF(m) = gBC(ibc, 3)* gK(m,m) * 1e15 ;
    gK(m,m) = gK(m,m) * 1e15 ;
end

% step5. 求解方程组，得到结点位移向量
gDelta = gK \ gF ;

% step6. 计算每个单元的结点应力，应力采用每结点周边单元的平均值
gElementStress = zeros( element_number, 4, 3 );
delta = zeros( 8,1 );
for ie = 1:element_number
    xi = [ -1    1    1   -1 ];
    eta = [ -1   -1    1    1 ];
    for n=1:4
        B = StrainMatrix( ie, xi(n), eta(n) );
        D = ElasticityMatrix( ie );

```

```

        delta(1:2:7) = gDelta( gElement(ie,1:4)*2-1) ;
        delta(2:2:8) = gDelta( gElement(ie,1:4)*2) ;
        sigma = D*B*delta ;
        gElementStress( ie, n, :) = sigma ;
    end
end
gNodeStress=zeros(node_number,3);
for i=1:node_number
    S=zeros(1,3);
    A=0;
    for ie=1:element_number
        x=gNode(gElement(ie,1:4),1);
        y=gNode(gElement(ie,1:4),2);
        A1=0.5*det([x(1),y(1),1;x(2),y(2),1;x(4),y(4),1]);
        A2=0.5*det([x(2),y(2),1;x(3),y(3),1;x(4),y(4),1]);
        area=A1+A2;
        for k=1:4
            if i==gElement(ie,k)
                S(1)=S(1)+gElementStress(ie,k,1 )*area;
                S(2)=S(2)+gElementStress(ie,k,2 )*area;
                S(3)=S(3)+gElementStress(ie,k,3 )*area;
                A=A+area;
                break;
            end
        end
    end
    gNodeStress(i,1:3)=S/A;
end
return

```

```
function AssembleLoadVector( ie, ef )
```

```

% 把单元的等效结点向量集成到整体结点力向量中
% 输入参数:
%     ie --- 单元号
%     ef --- 单元的等效结点向量
% 返回值:

```



```

%      无
global gElement gF

for i=1:4
    for j=1:2
        m=(i-1)*2+j;
        M=(gElement(i,e)-1)*2+j;
        gF(M)=gF(M)+ef(m);
    end
end
return

function AssembleStiffnessMatrix( ie, k )
% 把单元刚度矩阵集成到整体刚度矩阵
% 输入参数:
%      ie --- 单元号
%      k   --- 单元刚度矩阵
% 返回值:
%      无
global gElement gK

for i=1:4
    for j=1:4
        p=2*gElement(i,e)-1;
        q=2*gElement(i,j)-1;
        gK(p:p+1,q:q+1)=gK(p:p+1,q:q+1)+k(2*i-1:2*i,2*j-1:2*j);
    end
end
return

function D = ElasticityMatrix( ie )
% 计算单元的弹性矩阵 D
% 输入参数:
%      ie ----- 单元号
% 返回值:
%      D ----- 弹性矩阵 D

```

```

global gElement gMaterial opt

E=gMaterial(gElement(ie,5),1); % 弹性模量
mu=gMaterial(gElement(ie,5),2); % 泊松比
if opt == 1 % 平面应力的弹性常数
    A1=mu;
    A2=(1-mu)/2;
    A3=E/(1-mu^2);
else % 平面应变的弹性常数
    A1=mu/(1-mu);
    A2=(1-2*mu)/2/(1-mu);
    A3=E*(1-mu)/(1+mu)/(1-2*mu);
end
D=A3*[ 1  A1  0
       A1  1  0
       0  0  A2];
return

```

```

function egf = EquivalentGravityForce( ie )
% 计算重力的等效结点力
% 输入参数:
%   ie ----- 单元号
% 返回值:
%   egf ----- 重力的等效结点力向量
global gElement gMaterial int

egf=zeros(8,1);
ro=gMaterial(gElement(ie,5),3);
for i=1:int
    for j=1:int
        [x,wx]=GaussInt(i);
        [y,wy]=GaussInt(j);
        J=Jacobi(ie,x,y);
        N=ShapeFunction(x,y);
        egf=egf+N'*[0;-ro*9.8]*det(J)*wx*wy;
    end
end

```

```

end
return

function edf = EquivalentDistForce( ie,iedge,p1,p2,idof )
% 计算分布荷载的等效结点力
% 输入参数:
%   ie   -----  单元号
%   iedge -----  施加分布荷载的单元的边代号, 以下边为 1 号, 逆时针旋转编号
%   p1,p2 -----  对应边结点处分布荷载值大小, 顺序按逆时针
%   idof  -----  荷载作用方向, 1 为 x 方向,2 为 y 方向
% 返回值:
%   edf  -----  分布力的等效结点力向量

global int

edf=zeros(8,1);
df=zeros(8,1);
index=[idof,2+idof;2+idof,4+idof;4+idof,6+idof;6+idof,idof];
df(index(iedge,1))=p1;
df(index(iedge,2))=p2;

if iedge==1
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(x,-1);
        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,x,-1)*w;
    end
elseif iedge==2
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(1,x);
        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,1,x)*w;
    end
elseif iedge==3
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(x,1);

```

```

        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,x,1)*w;
    end
else
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(-1,x);
        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,-1,x)*w;
    end
end
return

function [D,W] = GaussInt( i )
% 计算各高斯积分点的坐标和积分权值
% 输入参数:
%     i  -- 积分点指标
% 返回值:
%     D  -- 积分点坐标
%     W  -- 积分点权值
global int

GXY=[0.0,-0.577350269189626,-0.774596669241483;
      0.0, 0.577350269189626,                0.0;
      0.0,                0.0, 0.774596669241483];
WXY=[2.0,                1.0, 0.555555555555556;
      0.0,                1.0, 0.888888888888889;
      0.0,                0.0, 0.555555555555556];

D=GXY(i,int);
W=WXY(i,int);
return

function J = Jacobi( ie, xi, eta )
% 计算雅克比矩阵
% 输入参数:
%     ie ----- 单元号
%     xi,eta ----- 局部坐标

```

```

% 返回值:
%      J      ----- 在局部坐标(xi,eta)处的雅克比矩阵
global gNode gElement

x=gNode(gElement(ie,1:4),1);
y=gNode(gElement(ie,1:4),2);
[N_xi,N_eta]=N_xieta(xi,eta);
x_xi=N_xi*x;
x_eta=N_eta*x;
y_xi=N_xi*y;
y_eta=N_eta*y;
J=[x_xi,y_xi;x_eta,y_eta];
return

function [N_xi, N_eta] = N_xieta( xi, eta )
% 计算形函数对局部坐标的导数
% 输入参数:
%      ie ----- 单元号
%      xi,eta ----- 局部坐标
% 返回值:
%      N_xi      ----- 在局部坐标处的形函数对 xi 坐标的导数
%      N_eta      ----- 在局部坐标处的形函数对 eta 坐标的导数

N_xi=zeros(1,4);
N_eta=zeros(1,4);

N_xi(1)=-(1-eta)/4;
N_eta(1)=-(1-xi)/4;
N_xi(2)=(1-eta)/4;
N_eta(2)=-(1+xi)/4;
N_xi(3)=(1+eta)/4;
N_eta(3)=(1+xi)/4;
N_xi(4)=-(1+eta)/4;
N_eta(4)=(1-xi)/4;
return

```

```

function [N_x, N_y] = N_xy( ie, xi, eta )
% 计算形函数对整体坐标的导数
% 输入参数:
%     ie ----- 单元号
%     xi,eta ----- 局部坐标
% 返回值:
%     N_x ----- 在局部坐标处的形函数对 x 坐标的导数
%     N_y ----- 在局部坐标处的形函数对 y 坐标的导数

J=Jacobi(ie,xi,eta);
[N_xi,N_eta]=N_xieta(xi,eta);
A=J\[N_xi;N_eta];
N_x=A(1,:);
N_y=A(2,:);
return

function A = A( ie,iedge,xi,eta )
% 单元边界线积分
% 输入参数:
%     ie ----- 单元号
%     xi,eta ----- 局部坐标
%     iedge ----- 施加分布荷载的单元边代号，以下边为 1 号，逆时针旋转
% 返回值:
%     A ----- 边界线积分值

J = Jacobi( ie, xi, eta );
if iedge==1||iedge==3
    A=sqrt(J(1,1)^2+J(1,2)^2);
else
    A=sqrt(J(2,1)^2+J(2,2)^2);
end

return

function N = ShapeFunction( xi, eta )
% 计算形函数的值

```

```

% 输入参数:
%      ie ----- 单元号
%      xi, eta ---- 单元内局部坐标
% 返回值:
%      N ----- 形函数的值

N1=(1-xi)*(1-eta)/4;
N2=(1+xi)*(1-eta)/4;
N3=(1+xi)*(1+eta)/4;
N4=(1-xi)*(1+eta)/4;
N = [ N1  0  N2  0  N3  0  N4  0
      0  N1  0  N2  0  N3  0  N4 ];
return

```

```

function K = StiffnessMatrix( ie )
% 计算平面应变等参数单元的刚度矩阵
% 输入参数:
%      ie -- 单元号
% 返回值:
%      K -- 单元刚度矩阵
global int

K=zeros(8,8);
D=ElasticityMatrix(ie);
for i=1:int
    for j=1:int
        [x,wx]=GaussInt(i);
        [y,wy]=GaussInt(j);
        B=StrainMatrix(ie,x,y);
        J=Jacobi(ie,x,y);
        K=K+wx*wy*B'*D*B*det(J);
    end
end
return

```

```

function B = StrainMatrix( ie, xi, eta )

```

```
% 计算单元的应变矩阵 B
% 输入参数:
%   ie ----- 单元号
%   xi,eta ----- 局部坐标
% 返回值:
%   B ----- 在局部坐标处的应变矩阵 B

[N_x,N_y]=N_xy(ie,xi,eta);
B=zeros(3,8);
for i=1:4
    B(1:3,(2*i-1):2*i) = [N_x(i),0;0,N_y(i);N_y(i),N_x(i)];
end
return
```



**function SolveModel8**

```

% 求解八节点矩形等参单元有限元模型
% 输入参数:
%     无
% 返回值:
%     无
% 说明:
%     该函数求解有限元模型, 过程如下
%         1. 计算单元刚度矩阵, 集成整体刚度矩阵
%         2. 计算单元的等效结点力, 集成整体结点力向量
%         3. 处理约束条件, 修改整体刚度矩阵和结点力向量
%         4. 求解方程组, 得到整体结点位移向量

global gNode gElement gMaterial gBC gK gF gDF gDelta gElementStress gNodeStress

% step1. 定义整体刚度矩阵和结点力向量
node_number = size( gNode,1 );
gK = sparse( node_number * 2, node_number * 2 );
gF = zeros(node_number * 2,1);

% step2. 计算单元刚度矩阵, 并集成到整体刚度矩阵中
element_number = size( gElement,1 );
hbar=waitbar(0,'计算单元刚度矩阵并集成');
for ie=1:element_number
    k = StiffnessMatrix( ie );
    AssembleStiffnessMatrix( ie, k );
    waitbar(ie/element_number);
end
delete(hbar);

% step3. 计算单元的等效结点力, 包括重力荷载与边界分布荷载, 并集成到整体结点力向量中
hbar=waitbar(0,'计算重力的等效结点力向量并集成');
for ie=1:element_number
    egf = EquivalentGravityForce( ie );
    AssembleLoadVector( ie, egf );

```

```

        waitbar(ie/element_number);
    end
    delete(hbar);
    gdf_number=size(gDF,1);
    hbar=waitbar(0,'计算分布力的等效结点力向量并集成');
    for i=1:gdf_number
        edf = EquivalentDistForce( gDF(i,1),gDF(i,2),gDF(i,3),gDF(i,4),gDF(i,5),gDF(i,6) );
        AssembleLoadVector( gDF(i,1), edf );
        waitbar(i/gdf_number);
    end
    delete(hbar);

% step4. 处理约束条件，修改刚度矩阵和结点力向量，采用乘大数法
bc1_number = size( gBC,1 );
for ibc=1:bc1_number
    n = gBC(ibc, 1 );
    d = gBC(ibc, 2 );
    m = (n-1)*2 + d ;
    gF(m) = gBC(ibc, 3)* gK(m,m) * 1e15 ;
    gK(m,m) = gK(m,m) * 1e15 ;
end

% step5. 求解方程组，得到结点位移向量
gDelta = gK \ gF ;

% step6. 计算每个单元的结点应力，应力采用每结点周边单元的平均值
gElementStress = zeros( element_number, 8, 3 );
delta = zeros( 16,1 );
for ie = 1:element_number
    xi = [ -1    1    1   -1    0    1    0   -1 ];
    eta = [ -1   -1    1    1   -1    0    1    0 ];
    for n=1:8
        B = StrainMatrix( ie, xi(n), eta(n) );
        D = ElasticityMatrix( ie );
        delta(1:2:15) = gDelta( gElement(ie,1:8)*2-1 );
        delta(2:2:16) = gDelta( gElement(ie,1:8)*2 );
    end
end

```

```

        sigma = D*B*delta ;
        gElementStress( ie, n, :) = sigma ;
    end
end
gNodeStress=zeros(node_number,3);
for i=1:node_number
    S=zeros(1,3);
    A=0;
    for ie=1:element_number
        x=gNode(gElement(ie,1:4),1);
        y=gNode(gElement(ie,1:4),2);
        A1=0.5*det([x(1),y(1),1;x(2),y(2),1;x(4),y(4),1]);
        A2=0.5*det([x(2),y(2),1;x(3),y(3),1;x(4),y(4),1]);
        area=A1+A2;
        for k=1:8
            if i==gElement(ie,k)
                S(1)=S(1)+gElementStress(ie,k,1)*area;
                S(2)=S(2)+gElementStress(ie,k,2)*area;
                S(3)=S(3)+gElementStress(ie,k,3)*area;
                A=A+area;
                break;
            end
        end
    end
    gNodeStress(i,1:3)=S/A;
end
return

```

```
function AssembleLoadVector( ie, ef )
```

```
% 把单元的等效结点向量集成到整体结点力向量中
```

```
% 输入参数:
```

```
%     ie --- 单元号
```

```
%     ef --- 单元的等效结点向量
```

```
% 返回值:
```

```
%     无
```

```
global gElement gF
```

```

for i=1:4
    for j=1:2
        m=(i-1)*2+j;
        M=(gElement(ie,i)-1)*2+j;
        gF(M)=gF(M)+ef(m);
    end
end
return

```

```

function AssembleStiffnessMatrix( ie, k )
% 把单元刚度矩阵集成到整体刚度矩阵
% 输入参数:
%     ie  --- 单元号
%     k   --- 单元刚度矩阵
% 返回值:
%     无
global gElement gK

for i=1:8
    for j=1:8
        p=2*gElement(ie,i)-1;
        q=2*gElement(ie,j)-1;
        gK(p:p+1,q:q+1)=gK(p:p+1,q:q+1)+k(2*i-1:2*i,2*j-1:2*j);
    end
end
return

```

```

function D = ElasticityMatrix( ie )
% 计算单元的弹性矩阵 D
% 输入参数:
%     ie ----- 单元号
% 返回值:
%     D  ----- 弹性矩阵 D
global gElement gMaterial opt

```

---

```

E=gMaterial(gElement(ie,9),1); % 弹性模量
mu=gMaterial(gElement(ie,9),2); % 泊松比
if opt == 1 % 平面应力的弹性常数
    A1=mu;
    A2=(1-mu)/2;
    A3=E/(1-mu^2);
else % 平面应变的弹性常数
    A1=mu/(1-mu);
    A2=(1-2*mu)/2/(1-mu);
    A3=E*(1-mu)/(1+mu)/(1-2*mu);
end
D=A3*[ 1  A1  0
       A1  1  0
       0   0  A2];
return

function egf = EquivalentGravityForce( ie )
% 计算重力的等效结点力
% 输入参数:
%     ie ----- 单元号
% 返回值:
%     egf ----- 重力的等效结点力向量
global gElement gMaterial int

egf=zeros(16,1);
ro=gMaterial(gElement(ie,9),3);
for i=1:int
    for j=1:int
        [x,wx]=GaussInt(i);
        [y,wy]=GaussInt(j);
        J=Jacobi(ie,x,y);
        N=ShapeFunction(x,y);
        egf=egf+N'*[0;-ro*9.8]*det(J)*wx*wy;
    end
end
return

```

```

function edf = EquivalentDistForce( ie,iedge,p1,p2,p3,idof )
% 计算分布力的等效结点力
% 输入参数:
%   ie      -----  单元号
%   iedge   -----  施加分布荷载的单元的边代号, 以下边为 1 号, 逆时针旋转编号
%   p1,p2,p3 -----  对应边结点处分布荷载值大小, 顺序按逆时针
%   idof    -----  荷载作用方向, 1 为 x 方向,2 为 y 方向
% 返回值:
%   edf     -----  分布力的等效结点力向量

global int

edf=zeros(16,1);
df=zeros(16,1);
index=[1,5,2;2,6,3;3,7,4;4,8,1];
df(2*(index(iedge,1)-1)+idof)=p1;
df(2*(index(iedge,2)-1)+idof)=p2;
df(2*(index(iedge,3)-1)+idof)=p3;

if iedge==1
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(x,-1);
        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,x,-1)*w;
    end
elseif iedge==2
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(1,x);
        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,1,x)*w;
    end
elseif iedge==3
    for i=1:int
        [x,w]=GaussInt(i);
        N=ShapeFunction(x,1);
        edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,x,1)*w;
    end

```

```

        end
    else
        for i=1:int
            [x,w]=GaussInt(i);
            N=ShapeFunction(-1,x);
            edf=edf+N'*N*df*A(ie,iedge,-1,x)*w;
        end
    end
end

return

function [D,W] = GaussInt( i )
% 计算各高斯积分点的坐标和积分权值
% 输入参数:
%     i  -- 积分点指标
% 返回值:
%     D  -- 积分点坐标
%     W  -- 积分点权值
    global int

    GXY=[0.0,-0.577350269189626,-0.774596669241483;
         0.0, 0.577350269189626,          0.0;
         0.0,          0.0, 0.774596669241483];
    WXY=[2.0,          1.0, 0.555555555555556;
         0.0,          1.0, 0.888888888888889;
         0.0,          0.0, 0.555555555555556];

    D=GXY(i,int);
    W=WXY(i,int);
return

function J = Jacobi( ie, xi, eta )
% 计算雅克比矩阵
% 输入参数:
%     ie ----- 单元号
%     xi,eta ----- 局部坐标

```

```

% 返回值:
%      J      ----- 在局部坐标(xi,eta)处的雅克比矩阵
global gNode gElement

x=gNode(gElement(ie,1:8),1);
y=gNode(gElement(ie,1:8),2);
[N_xi,N_eta]=N_xieta(xi,eta);
x_xi=N_xi*x;
x_eta=N_eta*x;
y_xi=N_xi*y;
y_eta=N_eta*y;
J=[x_xi,y_xi;x_eta,y_eta];
return

function [N_xi, N_eta] = N_xieta( xi, eta )
% 计算形函数对局部坐标的导数
% 输入参数:
%      ie ----- 单元号
%      xi,eta ----- 局部坐标
% 返回值:
%      N_xi      ----- 在局部坐标处的形函数对 xi 坐标的导数
%      N_eta      ----- 在局部坐标处的形函数对 eta 坐标的导数

x = [ -1, 1, 1, -1 ];
e = [ -1, -1, 1, 1 ];
N_xi = zeros( 1, 8 );
N_eta = zeros( 1, 8 );

N_xi( 5 ) = xi*(eta-1);
N_eta( 5 ) = 0.5*(xi^2-1);
N_xi( 6 ) = 0.5*(1-eta^2);
N_eta( 6 ) = -eta*(xi+1);
N_xi( 7 ) = -xi*(eta+1);
N_eta( 7 ) = 0.5*(1-xi^2);
N_xi( 8 ) = 0.5*(eta^2-1);
N_eta( 8 ) = eta*(xi-1);

```



```

N_xi(1) = x(1)*(1+e(1)*eta)/4 - 0.5*( N_xi(5) + N_xi(8) );
N_eta(1) = e(1)*(1+x(1)*xi)/4 - 0.5*( N_eta(5) + N_eta(8) );
N_xi(2) = x(2)*(1+e(2)*eta)/4 - 0.5*( N_xi(5) + N_xi(6) );
N_eta(2) = e(2)*(1+x(2)*xi)/4 - 0.5*( N_eta(5) + N_eta(6) );
N_xi(3) = x(3)*(1+e(3)*eta)/4 - 0.5*( N_xi(6) + N_xi(7) );
N_eta(3) = e(3)*(1+x(3)*xi)/4 - 0.5*( N_eta(6) + N_eta(7) );
N_xi(4) = x(4)*(1+e(4)*eta)/4 - 0.5*( N_xi(7) + N_xi(8) );
N_eta(4) = e(4)*(1+x(4)*xi)/4 - 0.5*( N_eta(7) + N_eta(8) );

```

```
return
```

```
function [N_x, N_y] = N_xy( ie, xi, eta )
```

```
% 计算形函数对整体坐标的导数
```

```
% 输入参数:
```

```
% ie ----- 单元号
```

```
% xi,eta ----- 局部坐标
```

```
% 返回值:
```

```
% N_x ----- 在局部坐标处的形函数对 x 坐标的导数
```

```
% N_y ----- 在局部坐标处的形函数对 y 坐标的导数
```

```
J=Jacobi(ie,xi,eta);
```

```
[N_xi,N_eta]=N_xieta(xi,eta);
```

```
A=J*[N_xi;N_eta];
```

```
N_x=A(1,:);
```

```
N_y=A(2,:);
```

```
return
```

```
function A = A( ie,iedge,xi,eta )
```

```
% 单元边界线积分
```

```
% 输入参数:
```

```
% ie ----- 单元号
```

```
% xi,eta ----- 局部坐标
```

```
% iedge ----- 施加分布荷载的单元边代号，以下边为 1 号，逆时针旋转
```

```
% 返回值:
```

```
% A ----- 边界线积分值
```

```

J = Jacobi( ie, xi, eta );
if iedge==1||iedge==3
    A=sqrt(J(1,1)^2+J(1,2)^2);
else
    A=sqrt(J(2,1)^2+J(2,2)^2);
end
return

```

```
function N = ShapeFunction( xi, eta )
```

```
% 计算形函数的值
```

```
% 输入参数:
```

```
%      ie ----- 单元号
```

```
%      xi, eta ----- 单元内局部坐标
```

```
% 返回值:
```

```
%      N ----- 形函数的值
```

```
N5=(eta-1)*(xi^2-1)/2 ;
```

```
N6=(xi+1)*(1-eta^2)/2 ;
```

```
N7=(eta+1)*(1-xi^2)/2 ;
```

```
N8=(xi-1)*(eta^2-1)/2 ;
```

```
N1=(1-xi)*(1-eta)/4-0.5*(N8+N5) ;
```

```
N2=(1+xi)*(1-eta)/4-0.5*(N5+N6) ;
```

```
N3=(1+xi)*(1+eta)/4-0.5*(N6+N7) ;
```

```
N4=(1-xi)*(1+eta)/4-0.5*(N7+N8) ;
```

```
N = [ N1  0  N2  0  N3  0  N4  0  N5  0  N6  0  N7  0  N8  0
```

```
      0  N1  0  N2  0  N3  0  N4  0  N5  0  N6  0  N7  0  N8];
```

```
return
```

```
function K = StiffnessMatrix( ie )
```

```
% 计算等参数单元的刚度矩阵
```

```
% 输入参数:
```

```
%      ie -- 单元号
```

```
% 返回值:
```

```
%      K -- 单元刚度矩阵
```

```
global int
```

```

K=zeros(16,16);
D=ElasticityMatrix(ie);
for i=1:int
    for j=1:int
        [x wx]=GaussInt(i);
        [y wy]=GaussInt(j);
        B=StrainMatrix(ie,x,y);
        J=Jacobi(ie,x,y);
        K=K+wx*wy*B'*D*B*det(J);
    end
end
return

function B = StrainMatrix( ie, xi, eta )
% 计算单元的应变矩阵 B
% 输入参数:
%   ie ----- 单元号
%   xi,eta ----- 局部坐标
% 返回值:
%   B ----- 在局部坐标处的应变矩阵 B

[N_x,N_y]=N_xy(ie,xi,eta);
B=zeros(3,16);
for i=1:8
    B(1:3,(2*i-1):2*i) = [N_x(i),0,0,N_y(i);N_y(i),N_x(i)];
end
return 绘制应力云图: PlotStress、PlotStress8

```

### 3) 结果输出及图形绘制函数

#### function PlotStress

```
function PlotStress
% 显示应力云图
% 输入参数:
%     iStress --- 应力分量指示, 它可以是下面的值
%           1 -- x 方向正应力
%           2 -- y 方向正应力
%           2 -- xy 方向切应力
%           3 -- x 方向正位移
%           4 -- y 方向正位移
% 返回值: 无
global gNode gElement gNodeStress gDelta iStress
switch iStress
    case 1
        title='x 方向正应力';
    case 2
        title='y 方向正应力';
    case 3
        title='xy 方向切应力';
    case 4
        title='x 方向位移';
    case 5
        title='y 方向位移';
end
axis equal ;
axis off ;
set( gcf, 'NumberTitle', 'off' );
set( gcf, 'Name', title );

element_number = size( gElement,1 );
node_number = size( gNode,1 );
if iStress==1||iStress==2||iStress==3
    stressMin = min(min( gNodeStress( :, iStress ) ));
    44 / 52
```

```

stressMax = max(max( gNodeStress( :, iStress ) ) );
caxis( [stressMin, stressMax] );
colormap( 'jet' );
for ie=1:element_number
    x = gNode( gElement( ie, 1:4 ), 1 );
    y = gNode( gElement( ie, 1:4 ), 2 );
    c = gNodeStress( gElement( ie, 1:4 ), iStress );
    set( patch( x, y, c ), 'EdgeColor', 'interp' );
end
yTick = stressMin:(stressMax-stressMin)/10:stressMax ;
Label = cell( 1, length(yTick) );
for i=1:length(yTick)
    Label{i} = sprintf( '%.2fMPa', yTick(i)/1e6 );
end
set( colorbar( 'vert' ), 'YTick', yTick, 'YTickLabelMode', 'Manual', 'YTickLabel', Label );
else
dispMin = min( gDelta( iStress-3:2:node_number ) );
dispMax = max( gDelta( iStress-3:2:node_number ) );
caxis( [dispMin, dispMax] );
colormap( 'jet' );
for ie=1:element_number
    x = gNode( gElement( ie, 1:4 ), 1 );
    y = gNode( gElement( ie, 1:4 ), 2 );
    c = gDelta( 2*(gElement( ie, 1:4 )-1)+iStress-3 );
    set( patch( x, y, c ), 'EdgeColor', 'interp' );
end
yTick = dispMin:(dispMax-dispMin)/10:dispMax ;
Label = cell( 1, length(yTick) );
for i=1:length(yTick)
    Label{i} = sprintf( '%.2fmm', yTick(i)/1e3 );
end
set( colorbar( 'vert' ), 'YTick', yTick, 'YTickLabelMode', 'Manual', 'YTickLabel', Label );
end
Return

```

## function PlotStress8

```
function PlotStress8
% 显示应力云图
% 输入参数:
%     iStress --- 应力分量指示, 它可以是下面的值
%
%           1  -- x 方向正应力
%           2  -- y 方向正应力
%           2  -- xy 方向切应力
%           3  -- x 方向正位移
%           4  -- y 方向正位移
% 返回值: 无

global gNode gElement gNodeStress gDelta iStress

switch iStress
    case 1
        title='x 方向正应力';
    case 2
        title='y 方向正应力';
    case 3
        title='xy 方向切应力';
    case 4
        title='x 方向位移';
    case 5
        title='y 方向位移';
end

axis equal ;
axis off ;
set( gcf, 'NumberTitle', 'off' );
set( gcf, 'Name', title );

element_number = size( gElement,1 );
node_number = size( gNode,1 );
if iStress==1||iStress==2||iStress==3
    stressMin = min(min( gNodeStress( :, iStress ) ));
    stressMax = max(max( gNodeStress( :, iStress ) ));
    caxis( [stressMin, stressMax] );
    colormap( 'jet' );
```

```

for ie=1:element_number
    index=[1,5,2,6,3,7,4,8];
    x = gNode( gElement( ie, index(1:8) ), 1 ) ;
    y = gNode( gElement( ie, index(1:8) ), 2 ) ;
    c = gNodeStress( gElement( ie, index(1:8) ), iStress ) ;
    set( patch( x, y, c ), 'EdgeColor', 'interp' ) ;
end
yTick = stressMin:(stressMax-stressMin)/10:stressMax ;
Label = cell( 1, length(yTick) );
for i=1:length(yTick)
    Label{i} = sprintf( '%.2fMPa', yTick(i)/1e6 ) ;
end
set( colorbar( 'vert' ), 'YTick', yTick, 'YTickLabelMode', 'Manual', 'YTickLabel', Label ) ;
else
dispMin = min( gDelta( iStress-3:2:node_number ) ) ;
dispMax = max( gDelta( iStress-3:2:node_number ) ) ;
caxis( [dispMin, dispMax] ) ;
colormap( 'jet' ) ;
for ie=1:element_number
    index=[1,5,2,6,3,7,4,8];
    x = gNode( gElement( ie, index(1:8) ), 1 ) ;
    y = gNode( gElement( ie, index(1:8) ), 2 ) ;
    c = gDelta( 2*(gElement( ie, index(1:8) )-1)+iStress-3 ) ;
    set( patch( x, y, c ), 'EdgeColor', 'interp' ) ;
end
yTick = dispMin:(dispMax-dispMin)/10:dispMax ;
Label = cell( 1, length(yTick) );
for i=1:length(yTick)
    Label{i} = sprintf( '%.2fmm', yTick(i)/1e3 ) ;
end
set( colorbar( 'vert' ), 'YTick', yTick, 'YTickLabelMode', 'Manual', 'YTickLabel', Label ) ;
end
% PlotStressContour( iStress, 10, 'white' ) ;
return

```

**function DisplayResults**

function DisplayResults

% 显示计算结果

% 输入参数:

% 无

% 返回值:

% 无

global gNode gDelta gNodeStress

fp=fopen('result.txt','wt');

fprintf(fp, '结点位移 单位: m\n' );

fprintf(fp, ' 结点号                      x 方向位移                      y 方向位移\n' );

node\_number = size( gNode,1 );

for i=1:node\_number

fprintf(fp, ' %6d              %16.8e              %16.8e\n',...

i, gDelta((i-1)\*2+1), gDelta((i-1)\*2+2) );

end

fprintf(fp, '结点应力 单位: N/m^2\n' );

fprintf(fp, ' 结点号                      x 方向正应力                      y 方向正应力                      剪应力\n' );

node\_number = size( gNode,1 );

for i=1:node\_number

fprintf(fp, ' %6d              %16.8e              %16.8e              %16.8e\n',...

i, gNodeStress(i,1), gNodeStress(i,2), gNodeStress(i,3) );

end

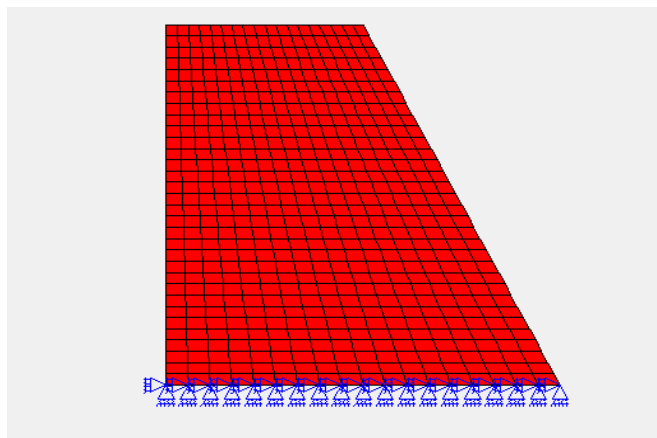
fclose(fp);

return 算例及结果



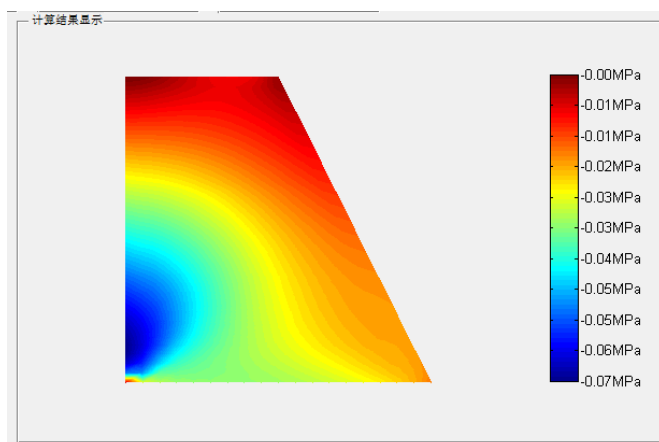
### 3. 算例 1

该案例为一梯形截面重力坝，上部宽 4m，下部宽 8m，高 8m，直角边承受静水压力，体力为重力，底端结点两方向固定。

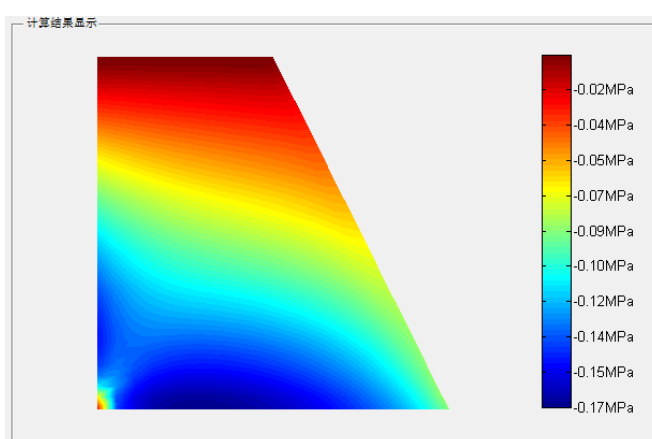


结构模型与网格划分图

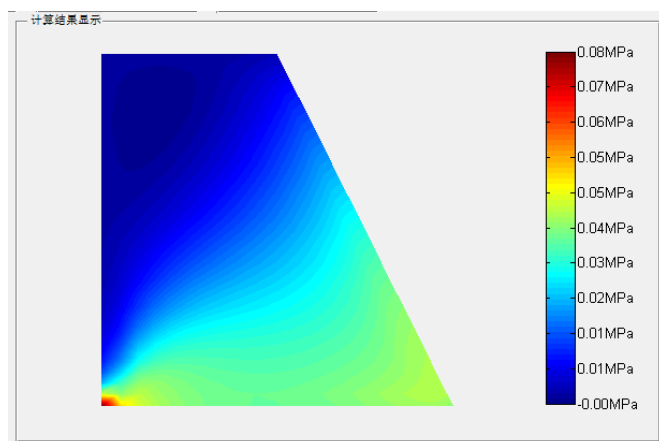
计算结果：



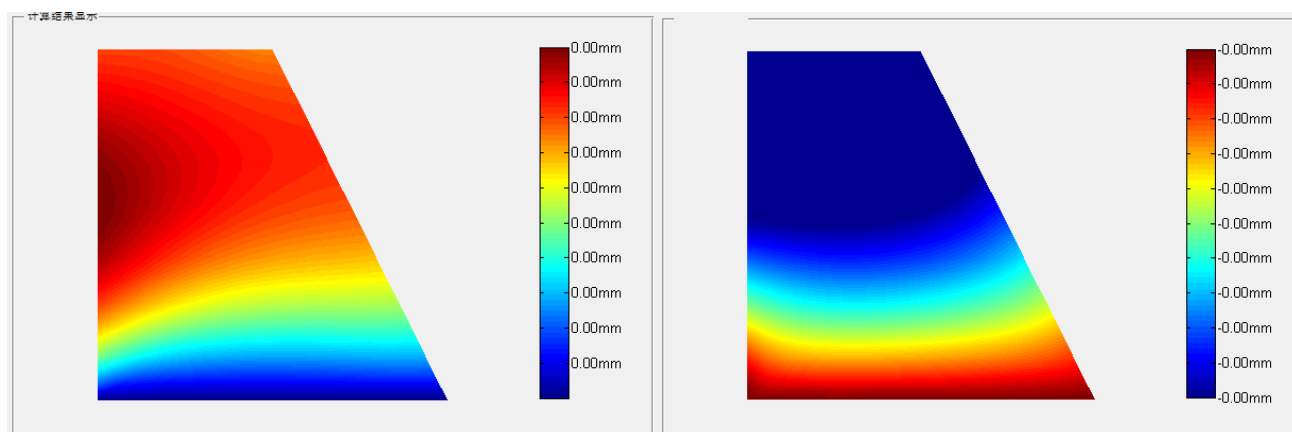
X 方向正应力



Y 方向正应力

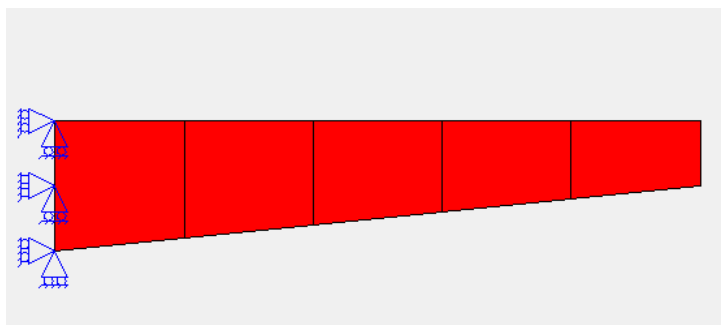


切应力



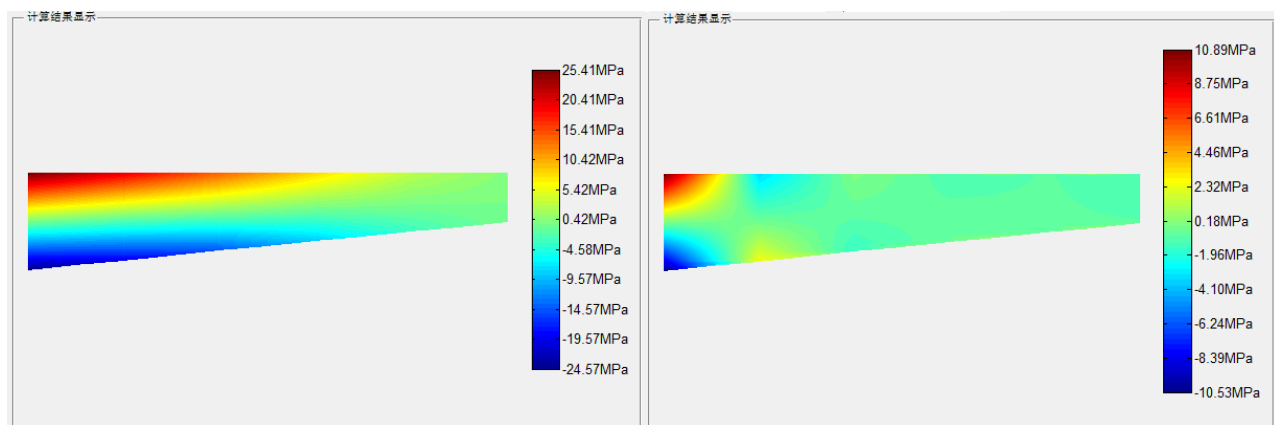
#### 4. 算例 2

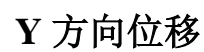
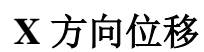
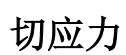
该案例为一端固支的变矩形截面悬臂梁，上部承受均布荷载，左端结点两方向固定。



结构模型与网格划分图

计算结果：





## 四、感想与感谢

经过一个多月的学习与合作，我们小组完成了对该程序的编写。从中我们初步了解了等参单元是如何在有限元程序中工作的。

并且在程序计算结果得到专业有限元程序验证正确后，体会到了成功的喜悦。此外我们还想感谢徐荣桥老师在编程方面给予的指导。