Vol. 31 No. 3

文章编号:1671-6833(2010)03-0065-05

几何材料非线性的新梁柱单元及程序编制

张俊峰1、郝际平2、李 天1

(1. 郑州大学 土木工程学院,河南 郑州 450001;2. 西安建筑科技大学 土木工程学院,陕西 西安 710055)

摘 要:给出了基于 UL 法的三维梁柱单元虚功增量方程,详细推导了考虑翘曲和剪切变形影响的三维 空间梁柱单元的几何非线性切线刚度矩阵,同时对 Orbison 截面塑性面进行了修正,以考虑扭矩和翘曲 对截面强度的影响,采用塑性流动法则推导了单元弹塑性切线刚度矩阵,根据面向对象的程序设计思 想,将整个有限元城划分为8个基本类,在单元基类的基础上派生了新的单元类,采用 C++语言编制了 面向对象的空间钢框架分析程序.算例证明,只需要一到两个单元就可以准确预测空间钢框架的极限承 载力和失稳模态.

关键词:空间钢框架;翘曲;剪切变形;塑性铰;极限承载力;面向对象程序设计

中图分类号: TU313.3 文献标识码:A

0 引言

结构的几何材料非线性分析一直是结构分析 研究中的热点,在三维钢结构的非线性分析中,通 常采用两种方法建立梁柱单元的刚度方程:梁柱 法和有限单元法. 基于梁柱理论的梁柱法, 可以很 好地模拟平面结构的受力性能,但对于空间结构, 采用由平面直接扩展到三维的梁柱单元,不能有 效地预测弯扭屈曲.采用有限单元法,基于虚功原 理的平衡方程可以考虑轴向变形与弯曲、轴向变 形与剪切、轴向变形与扭转、双向弯曲、弯曲与扭 转等耦合作用,能够很好的模拟空间结构的受力 性能[1],在位移插值函数的选取上,有三次插值 多项式[2-3]、五次多项式[4]以及基于稳定函数的 插值多项式[5-8]等. 基于稳定函数的插值多项式 建立在梁柱方程基础上,可以很好的反映结构的 受力变形,但由于拉压不同状态下位移插值函数 不同,使用起来很不方便,LIEW 等[5] 对稳定插值 函数和三次插值多项式的对比认为: 当轴向力不 大时,两种方法的最大误差不超过5%,这一误差 是工程中所允许的. TEH[2] 也对三次插值函数做 了分析,认为三次插值单元有足够的精度来考虑 轴力,弯曲和扭转的耦合效应,是三维空间钢结构 分析的一种很有效率而简单易用的单元. 作者对 横向位移和转角采用三次插值函数,考虑了剪切 变形和翘曲的影响,推导了空间薄壁梁柱单元的 几何非线性刚度矩阵,在此基础上采用修正的 Orbison 屈服面方程[9]得到了单元的弹塑性刚度 矩阵.

1 空间非线性梁柱单元刚度矩阵

采用的基本假定为构件是等截面的,并且双 轴对称:材料是理想弹塑性:构件的塑性出现在杆 端:大位移小应变:不考虑局部屈曲的影响.

1.1 虚功增量方程

如图 1 所示,在几何非线性增量分析中,采用 三种基本的构形来描述运动的物体:以 C_0 表示初 始未变形的构形:C,表示己知的变形后的某一参 考构形; C,表示变形后的构形,则 Lagrangian 构 形的增量虚功方程式为:

$$\int_{V} (E\boldsymbol{e}_{xx}\delta\boldsymbol{e}_{xx} + 4G\boldsymbol{e}_{xy}\delta\boldsymbol{e}_{xy} + 4G\boldsymbol{e}_{xz}\delta\boldsymbol{e}_{xz}) \,\mathrm{d}V +$$

$$\int_{V} ({}^{1}\boldsymbol{\tau}_{xx}\delta\boldsymbol{\eta}_{xx} + 2{}^{1}\boldsymbol{\tau}_{xy}\delta\boldsymbol{\eta}_{xy} + 2{}^{1}\boldsymbol{\tau}_{xz}\delta\boldsymbol{\eta}_{xz}) \,\mathrm{d}V$$

$$= {}^{2}R - {}^{1}R \tag{1}$$

双轴对称截面,剪心和形心重合. 假定截面形 心为 C, 见图 2. 以(u,v,w)表示截面形心的位移, 基于 Vlasov 的扭转理论, $P(u_x,u_x,u_x)$ 表示截面任

收稿日期:2009-12-21;修订日期:2010-01-09

基金项目: 国家自然科学基金资助项目(50378078)

作者简介: 张俊峰(1981-), 男, 河南洛阳人, 郑州大学讲师, 博士, 主要从事空间钢结构非线性研究, E-mail; ytoy21cn@ 126. com.

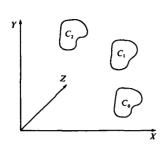


图 1 单元的空间构形

Fig. 1 Motion of body in 3 - D space

意点的位移, θ_x , θ_y , θ_z 表示截面的转动增量. ω 为相对于形心的扇形坐标,截面几何关系为:

$$\begin{cases} u_x = y - y\theta_x + z\theta_y - \omega\theta_x' \\ u_y = v - z\theta_x \\ u = w + y\theta \end{cases}$$
 (2)

Green 应变增量为

$${}_{1}\boldsymbol{\varepsilon}_{ii} = {}_{1}\boldsymbol{e}_{ii} + {}_{1}\boldsymbol{\eta}_{ii} \tag{3}$$

式中:
$$_{1}\boldsymbol{e}_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_{i}}{\partial^{1} x_{i}} + \frac{\partial u_{j}}{\partial^{1} x_{i}} \right), _{1}\boldsymbol{\eta}_{ij} = \frac{1}{2} \frac{\partial u_{k}}{\partial^{1} x_{i}} \frac{\partial u_{k}}{\partial^{1} x_{i}}.$$

将式(2)代人式(3),化简后代人式(1)得空间梁柱单元的虚功方程:

$$\frac{1}{2} \int_{0}^{1} \left[EA\delta(u'^{2}) + EI_{z}\delta(\theta'_{z}^{2}) + EI_{y}\delta(\theta'_{y}^{2}) + EI_{y}\delta(\theta'_{y}^{2}) + EI_{y}\delta(\theta'_{x}^{2}) + GJ\delta(\theta'_{z}^{2}) \right] dx + \\
\frac{1}{2} \int_{0}^{1} GA \left[\delta(v' - \theta_{z})^{2} + \delta(w' + \theta_{y})^{2} \right] dx + \\
\frac{1}{2} \int_{0}^{1} F_{x}\delta(u'^{2} + v'^{2} + w'^{2}) dx + \\
\frac{1}{2} \int_{0}^{1} \frac{F_{x}I_{z}}{A} \delta(\theta'_{z}^{2}) dx + \frac{1}{2} \int_{0}^{1} \frac{F_{x}I_{y}}{A} \delta(\theta'_{y}^{2}) dx + \\
\frac{1}{2} \int_{0}^{1} \frac{F_{x}I_{z}}{A} \delta(\theta'_{x}^{2}) dx + \frac{1}{2} \int_{0}^{1} \overline{K} \delta(\theta'_{x}^{2}) dx + \\
\int_{0}^{1} M_{y} \delta(u'\theta'_{y} - v'\theta'_{x}) dx + \int_{0}^{1} B\delta(u'\theta''_{x}) dx + \\
\int_{0}^{1} M_{z} \delta(u'\theta'_{z} - w'\theta'_{x}) dx - \int_{0}^{1} F_{y} \delta(u'\theta_{z} - w'\theta_{x}) dx + \\
(1 - \alpha) \int_{0}^{1} M_{z} \delta(\theta_{z}\theta'_{y}) dx + \int_{0}^{1} F_{z} \delta(u'\theta_{y} - v'\theta_{z}) dx - \\
\alpha \int_{0}^{1} M_{z} \delta(\theta'_{z}\theta_{y}) dx$$

 $={}^{2}R - {}^{1}R = \{\delta u\}^{T}(\{{}^{2}f\} - \{{}^{1}f\}\})$ (4) 式中:()'=d()/dx;E,G分别为弹性模量和剪切模量;I为单元长度;A,I,I,分别为截面面积、截面对y,z轴的惯性矩; F_{x},F_{y},F_{z} 分别为单元轴力及y,z轴方向剪力; M_{y},M_{z},M_{z} 为单元对y,z轴弯

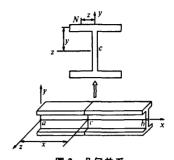


图 2 几何关系

Fig. 2 Geometric relationship

矩和 x 轴扭矩; B 为双力矩; $\overline{K} = \int_A (y^2 + z^2) dA \approx F_*(I_r + I_s)/A$ 为 Wagner 效应系数, $\alpha = \frac{1}{M_*} \int_A \tau_{xx} y dA = 1 - \frac{1}{M_*} \int_A (-\tau_{xy} z) dA$ 表示由两个方向应力产生的扭矩所占的比例; $J = \int_A \left[\left(y - \frac{\partial \omega}{\partial z} \right)^2 + \left(z + \frac{\partial \omega}{\partial y} \right)^2 \right] dA$ 为截面扭转常数,其中增加了 ω 项的影响. $|\delta u|$ 和|f| 分别为节点位移向量的变分和节点力向量. 左上角标 1 和 2 代表增量荷载步的开始和结束状态.

1.2 空间梁柱单元的刚度矩阵

所建立的梁柱单元每个节点有7个自由度, 各节点力和位移分量如图3所示.

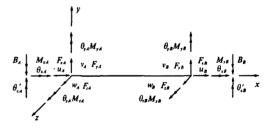


图 3 梁柱单元力与位移分量

Fig. 3 Force and displacement components of a beam-column element

节点力和节点位移分量为:

$$\begin{split} \{f\} &= \begin{bmatrix} F_{xA} & F_{yA} & F_{zA} & M_{xA} & M_{yA} & M_{zA} & B_{A} \\ F_{xA} & F_{yA} & F_{zA} & M_{xB} & M_{yB} & M_{zB} & B_{B} \end{bmatrix}^{\mathsf{T}}, \\ \{u\} &= \begin{bmatrix} u_{A} & v_{A} & w_{A} & \theta_{zA} & \theta_{yA} & \theta_{zA} & \theta_{\omega A} \\ u_{B} & v_{B} & w_{B} & \theta_{zB} & \theta_{yB} & \theta_{zB} & \theta_{\omega B} \end{bmatrix}^{\mathsf{T}}. \end{split}$$

单元采用如下位移场:轴向采用线性插值函数,单元横向位移和转角都采用考虑剪切变形的三次插值函数^[3,8],单元扭转角采用 Hermite 三次插值函数^[10].

$$u = n_x \{u\}; v = n_x \{u\}; w = n_x \{u\}; \theta_x = n_{\theta_x} \{u\};$$

 $\theta_{\gamma} = n_{\theta_{\gamma}} \{u\}; \theta_{z} = n_{\theta_{z}} \{u\}; \theta_{z} = \theta'_{z}$ (5) 其中,扭转角插值函数为 $n_{\theta_{z}} = [0 \ 0 \ 0 \ N_{1} \ 0$ $0 \ N_{2} \ 0 \ 0 \ 0 \ N_{3} \ 0 \ 0 \ N_{4}].$ 式中: $N_{1} = 1 - 3\xi^{2} + 2\xi^{3}; N_{2} = (\xi - 2\xi^{2} + \xi^{3}) \cdot l; N_{3} = 3\xi^{2} - 2\xi^{3}; N_{4} = (-\xi^{2} + \xi^{3}) \cdot l.$ 其中, $\xi = x/l$. 根据单元平衡条件,将单元截面内力用杆端力来表示,可得空间薄壁梁柱单元的几何非线性刚度矩阵 (11),简写成

 $([k_e] + [k_g])\{u\} = \{^2f\} - \{^1f\}$ (5) 式中: $[k_e]$ 为空间梁柱单元的线性刚度矩阵; $[k_g]$ 为空间梁柱单元的几何刚度矩阵; $\{u\}$ 为单元节点位移增量向量; $\{^2f\}$ 为增量荷载步末单元节点荷载向量; $\{^1f\}$ 为增量荷载步开始时单元节点荷载向量.

结构空间变形过程中,节点在某一方向力矩作用下产生转角增量时,会引起其它方向力矩的改变,这种改变是由于截面应力变化引起的,称为连带力矩.组成这些力矩的应力是随变形的的发展而改变方向的,由此使得在空间转动时所产生的产生,当两个方向构件相交时,必须考虑这种力矩的不同而引起的节点处平衡条件的变化.笔者借鉴 YANG 等[12]的方法,采用折减的度矩阵来考虑力矩空间有限转动引起的不平衡,处下上,由于缺少弯矩和位移导数之间的偶合,当对称矩阵起作用,因此,把对称部分的刚度矩阵组装到结构的整体刚度矩阵中[11].

$$\begin{bmatrix} k_i \end{bmatrix}_{14 \times 14} = \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} k_i \end{bmatrix}_A & 0 \\ 0 & \begin{bmatrix} k_i \end{bmatrix}_B \end{bmatrix} \tag{6}$$

1.3 弹塑性切线刚度矩阵

材料非线性通过在单元端部形成塑性铰来考虑,当单元截面内力组合达到截面塑性强度时,即认为在该截面处形成塑性铰.对于常用工字型截面,借鉴文献[3]和[7],作者对 Orbison 截面塑性面^[9]进行了修正,以考虑扭矩和翘曲对截面强度的影响.修正的 Orbison 截面塑性面的表达式为:

$$\Phi = 1.15p^2 + m_x^2 + m_y^4 + 3.67p^2m_x^2 + 3.0p^6m_y^2 + 4.65m_x^2m_y^4 + m_x^2 + b^2 = 1.0$$
 (7)

式中: $p = P/P_{r}$, $m_{z} = M_{z}/M_{zp}$ (强轴), $m_{y} = M_{y}/M_{zp}$ (弱轴), $m_{x} = M_{x}/T_{p}$, $b = B/B_{p}$, $P_{y} =$ 屈服荷载, M_{zp} 分别是绕 y 轴和 z 轴的塑性弯矩, T_{p} 为绕纵轴 x 轴的塑性扭矩. B_{p} 为塑性双力矩. $0 \le \Phi \le 1$, 当 $\Phi = 0$ 时,表示零应力状态;当 $\Phi = 1$ 时,表示截面处于完全塑性状态.

假定塑性铰集中在单元端部零长度的塑性铰处,其余部分仍为弹性的,材料为理想弹塑性,并且拉压屈服点相同.设单元力和位移分量分别为f,u,采用上述的屈服面方程,由 Drucker 正交法则可以得到单元弹塑性增量刚度方程为

 $([k_{ep}] + [k_e] + [k_i])\{u\} = \{^2f\} - \{^1f\} (8)$ 其中单元的弹塑性刚度矩阵 $[k_{ep}] = [k_e](I - [G]([G^T][k_e][G])^{-1}[G]^T[k_e]),[G]为屈服面梯度矩阵,当单元处于弹性状态时,矩阵<math>[G]$ 为零矩阵,弹塑性矩阵退化为弹性刚度矩阵,随着荷载的增加,单元进入塑性变形阶段,由于塑性变形始终为正值,当某一荷载步的计算塑性变形为负时,表明出现弹性卸载,采用弹性刚度矩阵进行计算.

2 面向对象结构程序设计

笔者在文献[13]对类的基本分法的基础上 作了改进,增加了节点管理类(CNodeMng)、截面 特性类(CBaseElePro),扩充了总体结构类 (CGlobalElement)(见图 4)、单元基类(CBaseElement)、材料基类(CBaseMaterial),修改了节点类 (CNode)、荷载类(CLoad)、稀疏矩阵类(CSparse-Matrix),同时将平面结构拓展到空间结构,增加 了基于节点类、材料基类、截面特性类的派生类, 结合笔者推导的理论,在单元基类的基础上派生 了能够考虑剪切变形,翘曲及几何、材料非线性的 CBeam7DOF 类, 非线性问题的跟踪分析中会遇到 很多的极值点和反弯点,在极值点附近刚度矩阵 会产生奇异,使得常规的求解方法失效;在反弯点 附近,位移增量的无界性也使得荷载增量难以控 制. 笔者采用广义位移法[12]作为几何非线性分析 的数值计算方法,它可以有效的跟踪荷载位移曲 线的极值点和各种拐点及反弯点,并且具有较高 的稳定性, 收敛准则采用位移收敛准则, 编制了面 向对象的空间钢框架分析程序[11].

3 算例

3.1 直角框架

图 5 为一直角框架承受面内横向荷载 P,面外的扰动荷载 0.001P 作为初始几何缺陷,每个构件采用的截面均为 W21 × 93,腹板方向在平面内, $E=1.984\times10^{11}$ N/m²(29 000 ksi),v=0.3,A=0.017 6 m²(27.3 in.²), $I_z=8.62\times10^{-4}$ m⁴(2070 in.⁴), $I_y=3.87\times10^{-5}$ m⁴(92.9 in.⁴), $I=2.51\times10^{-6}$ m⁴(6.03 in.⁴), $I_y=2.67\times10^{-6}$ m⁴

(9 940 in. 6). YANG 和 MCGUIRE^[14] 对该结构进行了分析,采用每根构件 4 个单元模拟,本研究采用 2 个单元,计算结果对比如图 6 所示.

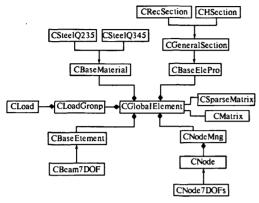


图 4 总体结构类

Fig. 4 Globe structure classes

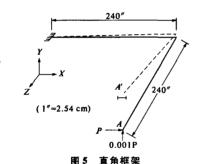


Fig. 5 Right-angled frame

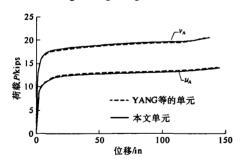


图 6 直角框架荷载-位移曲线

Fig. 6 Load-displacement curves of right-angled frame

从 A 点 2 个方向的荷载位移曲线可以看出, 计算结果与 YANG 和 MCGUIRE^[14]的分析结果符合较好,说明该单元可以很好地考虑翘曲的影响. 3.2 六层空间框架

选用文献[5]中采用的 6 层空间框架作为对比算例,图 7 为该框架的平面和透视图,所有构件的屈服应力均为 250 MPa,弹性模量为 206 850 MPa.大小为 9.6 kN/m² 的楼面均布重力荷载均

被等效为集中荷载作用于每层柱顶. 沿 Y 方向的 风荷载用大小为 53.376 kN 的集中荷载模拟,作用于前立面的每一个梁柱连接节点上.

分别对梁、柱构件采用一个单元进行模拟,荷载位移曲线如图 8 所示,从 A 点的荷载位移曲线可以看出,计算结果与 LIEW 等^[5]的分析结果比较相符,荷载位移曲线略有偏低,主要由于 LIEW 等^[5]没有考虑剪切变形和翘曲的影响,而此变形在多高层结构中是不应忽略的.

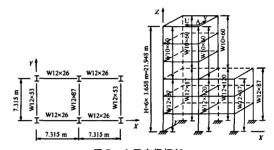


图 7 六层空间框架

Fig. 7 A six-story space frame

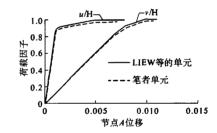


图 8 六层框架荷载位移曲线

Fig. 8 Load-displacement curves of six-story space frame

4 结论

采用面向对象的程序设计方便了程序的维护

和开发,算例表明该程序的编制是可靠的,算法是正确的.

参考文献:

- [1] ZHANG J F, Hao J P, Wang L K, et al. Nonlinear analysis technique of improved plastic hinge methods for steel frames [C]// Shen Z Y. International Symposium on Innovation & Sustainability of Structures in Civil Engineering. Nanjing: Southeast University Press. 2007:274 - 282.
- [2] TEH L H. Cubic beam elements in practical analysis and design of steel frames [J]. Engineering Structures. 2001, 23:1243-1245.
- [3] 舒兴平. 高等钢结构分析与设计[M]. 北京:科学技术出版社,2006.
- [4] CHAN S L, ZHOU Z H. Pointwise equilibrating polynomial element for nonlinear analysis of frames [J]. Journal of Structural Engineering. 1994, 120 (6): 1703-1717.
- [5] LIEW J Y R, CHEN H, SHANMUGAM N E, et al. Improved nonlinear plastic hinge analysis of space frame structures [J]. Engineering Structures, 2000, 22(10):1324-1338.
- [6] 王孟鸿. 三维空间钢结构高级分析理论与应用 [D]. 西安: 西安建筑科技大学土木工程学院, 2003.

- [7] 刘坚. 基于结构极限承载力的轻型钢框架结构的 计算理论及其应用的研究[D]. 重庆:重庆大学土 木工程学院, 2003.
- [8] 郑廷银. 高层建筑钢结构巨型框架体系的高等分析理论及其实用计算[D]. 南京:东南大学土木工程学院,2002.
- [9] ORBISON J G. Nonlinear static analysis of three dimensional steel frame [R]. Report No. 82 6, Department of Structural Engineering, Cornell University, Ithaca, New York, 1982.
- [10] 王勋成,邵敏. 有限单元法基本原理和数值方法 [M]. 北京:清华大学出版社, 1996.
- [11] 张俊峰. 钢框架高等分析研究及面向对象的程序 设计[D]. 西安: 西安建筑科技大学土木工程学 院, 2008.
- [12] YANG Y B, KUO S R. Theory and analysis of nonlinear framed structures [M]. Singapore: Prentice Hall Simon & Schuster (Asia) Pte Ltd, 1994.
- [13] 吴晓涵. 面向对象结构分析程序设计[M]. 北京: 科学出版社, 2002.
- [14] YANG Y B, MCGUIRE W. Joint rotation and geometric nonlinear analysis [J]. Journal of Structural Engineering. 1986, 112(4):879 905.
- [15] 刘永华. 空间钢框架高等分析方法研究[D]. 哈尔 滨:哈尔滨工业大学土木工程学院, 2007 年.

A New Geometric Material Nonlinear Beam-column Element and Program Design

ZHANG Jun - feng1, HAO Ji - ping2, LI Tian1

(1. School of Civil Engineering, Zhengzhou University, Zhengzhou 450001, China; 2. School of Civil Engineering, Xi'an University of Architecture and Technology, Xi'an 710055, China)

Abstract: An incremental virtual work equation for the three-dimensional beam-column element was proposed based on the UL method. The geometric nonlinear tangent stiffness matrix for three-dimensional beam-column element considering warping and shear deformation effects was derived. The Orbison sectional strength was modified in order to consider the effects of torsion moment and warping. The elastic-plastic tangent stiffness matrix was acquired based on the flow theory. Based on the object-oriented design conception, the finite element analysis domain is divided into eight classes. A new class is derived from the Base Element class. Using C + + language, the spatial steel frame advanced analysis program is complied. Numerical examples show that the model can be used to predict accurately the utmost bearing capacity and instability mode of three-dimensional space frames by modeling each member using one or two elements.

Key words: spaced-framed structure; warping; shear deformation; plastic-hinge; utmost bearing capacity; object-oriented program design