# 基于非线性有限元降阶方法的网格加筋 筒壳结构屈曲承载特性研究

### 殷毓基,梁 珂,孙 秦

(西北工业大学航空学院,西安 710072)

摘 要:非线性有限元数值计算方法是结构屈曲性能评估的主要手段,然而该方法需要基于精 细网格迭代求解,降低结构非线性计算规模是其关键技术之一。采用一种结构非线性有限元降 阶方法,对均匀轴向压载荷作用下的网格加筋筒壳结构进行了细致的承载稳定性特性分析。该 方法将Koiter初始后屈曲理论与Newton弧长法相结合,通过多次使用Koiter摄动展开来跟踪 结构非线性平衡路径。计算比较了特征值屈曲载荷和计及几何非线性效应的非线性屈曲载荷值; 采用侧向小扰动载荷模拟结构初始几何形状缺陷,分析了缺陷幅度对临界屈曲载荷的影响规律, 在验证了非线性有限元降阶方法分析精度的同时,细致考核了该方法在结构非线性屈曲分析以 及缺陷敏感性分析中的计算效率优势。

关键词:非线性有限元降阶方法;网格加筋筒壳;屈曲;几何形状缺陷
 中图分类号:O.342
 文献标志码:A
 文章编号:2096-4080 (2019) 01-0017-06

## Buckling Load-carrying Capability Analysis of Gridstiffened Cylinders Using a Nonlinear Finite Element Reduced-order Method

YIN Yuji, LIANG Ke, SUN Qin

(School of Aeronautics, Northwestern Polytechnical University, Xi'an 710072, China)

**Abstract:** The nonlinear finite element (FE) method is a traditional method to evaluate the buckling performance of thin-wall structures. However, this method needs a fine FE grid and repeated iterative solutions. Therefore, reducing the scale of nonlinear structural calculation is one of the key issues. In this paper, a novel nonlinear finite element reduced-order method is used to analyze the structural stability of a grid-stiffened cylinder under a uniform axial load. The method combines Koiter's initial post-buckling theory with Newton's arc-length method and uses Koiter's perturbation expansion several times to track the nonlinear equilibrium path of the structure. In this paper, the buckling loads from structural linear eigenvalue analysis and from the nonlinear structural analysis with geometric nonlinear effects are calculated and compared. Then, the initial geometric shape imperfections are simulated with lateral small perturbation load, and effects of the imperfection amplitude on the critical buckling load are analyzed. The numerical accuracy of the proposed method has been validated and its advantages in computational efficiency for nonlinear buckling and imperfection sensitivity analysis have also been carefully tested.

收稿日期: 2018-09-01; 修订日期: 2018-12-23

基金项目:国家自然科学基金 (11602286);陕西省自然科学基金 (2018JQ1071)

通信作者:梁珂(1984-),男,博士,副教授,主要研究方向为计算结构力学。E-mail: k. liang@163. com

Key words: Nonlinear finite element reduced-order method; Grid-stiffened cylinder; Buckling; Geometric shape imperfection

#### 0 引言

作为航空航天工程的典型结构构型,薄壁结构具有质量小、承载效率高及可设计性强等技术 优势,其科学问题的复杂性及工业应用的安全可 靠性历来备受学术及工业界的关注,被认为是未 来航空航天结构低成本技术发展的主要方向之一。 由于飞行器发动机的强大推力,薄壁结构在服役 过程中会受到沿轴向的各种复杂载荷作用,极易 发生屈曲失稳。薄壁结构屈曲时不仅会发生较大 的变形,而且会降低结构的离面刚度,呈现出明 显的几何非线性效应,增大工程应用风险,因此 结构的非线性屈曲响应分析是轻质薄壁结构设计 的重要技术环节,是确保飞机、火箭以及人造卫 星等大型航空航天器服役安全的关键<sup>[1]</sup>。

为计及几何非线性效应,当前计算结构屈曲 响应的常规方法是基于 Newton 增量迭代技术的非 线性有限元法。潘光等<sup>[2]</sup>采用非线性有限元方法 分析了复合材料圆柱壳的屈曲性能。该方法需要 对有限元离散后的大规模非线性方程组进行迭代 求解,存在求解效率低、计算规模大等问题;该 计算量问题在需要开展结构重分析的结构缺陷敏 感度分析中显得尤为突出。与上述基于有限元全 模型的分析相对应,旨在缩减有限元模型中自由 度数目的降阶方法近些年引起不少学者的关注, 其中最为活跃的当属基于 Koiter<sup>[3]</sup> 摄动理论提出的 一系列 Koiter 降阶方法<sup>[4-7]</sup>。该方法在屈曲分支点 处采用屈曲模态对结构的初始后屈曲平衡路径进 行摄动展开,从而将原先大规模的非线性有限元 平衡方程组缩减为关于若干摄动参数的小规模非 线性方程组,即降阶模型,进而求解。近两年, 梁珂等<sup>[8-9]</sup>人将 Koiter 摄动理论与 Newton 法的增 量迭代思想相结合,并经有限元实现后提出了一 种全新的非线性有限元降阶算法。如图1所示,该 方法改进传统的 Koiter 摄动理论, 使其能够在结 构非线性平衡路径上的任意平衡状态点处使用, 并在每个载荷步中采用非线性预测+迭代修正策 略,实现对结构静力屈曲非线性平衡路径的高效、 高精度跟踪。

本文采用这种新型的非线性有限元降阶方法 对航天结构工程中常用的网格加筋筒壳结构进行 分析计算,重点研究其在轴向压缩载荷作用下的 稳定性承载特性,以及结构缺陷因素对结构屈曲 载荷的影响。





#### 1 非线性有限元降阶方法

非线性有限元降阶方法的基本算法步骤如下:

首先,在结构的已知平衡状态点处建立有限 元全模型规模的非线性平衡方程以及相应的降阶 模型。定义结构的3个位移场变量 *u*。、*u*、*q* 和 3 个载荷系数变量 $\lambda_{0}$ 、 $\Delta\lambda$ 、 $\lambda_{0}$ 它们之间满足以下的两个关系式

$$\boldsymbol{q} = \boldsymbol{u}_0 + \boldsymbol{u} \tag{1}$$

$$\lambda = \lambda_0 + \Delta \lambda \tag{2}$$

式(1)(2)中,( $u_0$ , $\lambda_0$ )为结构平衡路径上已知 平衡状态点,(q, $\lambda$ )为已知平衡点附近的一个未 知平衡状态点,(u, $\Delta\lambda$ )为这两个平衡状态点之 间的增量。在结构的已知平衡状态点(从未变形 状态点处开始)上建立离散化的非线性有限元平 衡方程

$$\mathbf{K}(\mathbf{q})\mathbf{q} = \lambda \mathbf{f}_{\text{ext}} \tag{3}$$

式中, q 为结构的变形位移场向量, K(q) 为与位移 场相关的结构的非线性有限元刚度矩阵,  $f_{ext}$  为外 载荷向量,  $\lambda$  为外载荷向量系数。当前传统方法是 直接求解该非线性方程组获得结构的载荷位移  $(q-\lambda)$  曲线。该有限元全模型 K 的阶数较大, 传统 方法在增量迭代求解过程中需要反复分解大规模 矩阵,导致计算量大、分析时间长。

结构的降阶模型是基于改进的 Koiter 摄动展 开理论建立的。在结构的已知平衡点上求解结构 的线性屈曲特征值问题

$$\boldsymbol{K}_{t}\boldsymbol{w} = \boldsymbol{z}\boldsymbol{K}_{g}\boldsymbol{w} \tag{4}$$

式中, $K_t$ 和 $K_g$ 分别为结构的切线刚度矩阵和几何 刚度矩阵;w为屈曲模态;z为特征值;提取结构 的密集屈曲模态,个数为m,来构建降阶模型。 将 $K_g$ 与特征向量w的乘积定义为摄动载荷。

然后,将结构平衡方程(3)在已知平衡状态 点处关于位移场 u 展开至 3 阶项,可得

 $U'(u) + U''(u,u) + U'''(u,u,u) = F \varphi$  (5) 式中, U 为结构的应变能, U 右上方小撇的个数表 示对应变能求导的阶数; F 为载荷向量矩阵, 它的 第1列由外载荷向量构成, 其余各列由摄动载荷向 量构成;  $\varphi$  为载荷系数向量。

接下来,将位移场 *u* 和载荷系数向量 φ 关于摄 动参数向量 *a* 分别展开至 3 阶项,可得

$$\boldsymbol{u} = \boldsymbol{u}_i a_i + \boldsymbol{u}_{ij} a_i a_j + \boldsymbol{u}_{ijk} a_i a_j a_k \tag{6}$$

$$\boldsymbol{\varphi} = \boldsymbol{Q}(a) + \boldsymbol{S}(a) + \boldsymbol{P}(a) \tag{7}$$
式中, *i*、*j*、*k* = 1, 2, …, *m* + 1; *u*<sub>i</sub>、*u*<sub>ij</sub>、  
*u*<sub>ijk</sub> 分别为结构的 1 阶、2 阶和 3 阶位移场; *a*<sub>i</sub>、

 $a_j$ 、 $a_k$ 为摄动参数向量a的各分量; Q、S、P

分别为待求解的1次、2次和3次算子。

最后,将式(6)和式(7)分别代入式(5) 的左右两端,令摄动参数 *a* 的各次幂的系数为0, 即可获得式(7)中各算子的表达式。此时,结构 的降阶模型,即式(8)即可建立

$$\boldsymbol{Q}(a) + \boldsymbol{S}(a) + \boldsymbol{P}(a) = \boldsymbol{\varphi} \tag{8}$$

该降阶模型本质上是一个(1+*m*)阶的非线 性方程组,其阶数一般<10。

采用弧长法求解可得到载荷系数 λ 和摄动参数 a 的关系,再代入位移展开式(6)就可获得结构 的非线性响应,即 λ-u 曲线。

以上阐述了单个摄动展开步中降阶模型的建 立和求解过程,对于某些变形较大而非线性效应 不是非常明显的结构,往往一个摄动展开步(在 结构的未变形状态处进行一次摄动展开)就可以 跟踪到结构的屈曲临界载荷,并获得结构初始后 屈曲阶段的响应。但是降阶模型相比有限元全模 型而言终归还是一个近似模型,在单个摄动展开 步中,当结构变形增大时它的计算误差也将随之 增大。为了让该算法实现对结构非线性平衡路径 的自动跟踪,仍需要给出每个摄动展开步的有效 范围,即确定下一个摄动展开步的起始点。具体 过程如下:首先,在求解当前摄动展开步中降阶 模型的同时,通过时刻计算结构的残余力来判断 当位移达到多大时该降阶模型已经丧失求解精度。 接下来,在修正步中将降阶模型已经偏离了的解 拉回到结构真实的平衡路径上,从而获得真实解。 最后,以该真实解作为下一个摄动展开步的已知 起始点建立新的降阶模型并进行求解。这个过程 可自动反复进行直到获得想要的结构响应为止。

#### 2 轴压网格加筋筒壳结构的屈曲分析

网格加筋筒壳结构的具体几何尺寸见表 1, 几 何模型如图 2 所示。该结构由筒壳和筋条两部分组 成,筋条截面形状为矩形,含有 0°、+60°、-60° 这 3 种方向的筋条各 80 根。筒壳和筋条的材料属 性相同,即弹性模量为 68246MPa,泊松比为 0.3, 加筋筒壳基于等效刚度模型,采用板壳单元进行 模拟。加载端约束除了轴向以外的全部自由度, 约束端固支。

表 1	网格加	1筋筒壳结构尺寸参数(单位:mm)			
	Tab. 1	Dimensional parameters of the			
grid-stiffened cylinder (unit: mm)					

壳体理论	壳体理论	蒙皮	筋条截面	筋条截面	筋条
高度	半径	厚度	高度	宽度	间距
1600	1125	2.6	17	5	125



图 2 金属加筋筒几何模型 Fig. 2 Model of the metal grid-stiffened cylinder

#### 2.1 特征值屈曲分析

由第1节非线性有限元降阶方法的分析步骤可 知,首先需要获得结构在当前已知平衡状态点处 的前 m 阶密集屈曲模态,然后用这些模态来构造 摄动载荷,进而建立当前状态下的结构降阶模型。 为此,在加载端均匀施加轴向压载荷,进行结构 特征值屈曲分析,得到该结构的临界屈曲载荷为 13795kN,前5阶屈曲载荷如表2所示。

#### 表 2 特征值分析得到的前 5 阶屈曲载荷值 (单位: kN)

 Tab. 2
 The first five order buckling loads obtained

from	eigenvalu	ie anal	lysis (	unit:	kN)
------	-----------	---------	---------	-------	-----

	1 阶	2 阶	3 阶	4 阶	5 阶
屈曲载荷	13756	13756	13771	13771	13756

#### 2.2 非线性屈曲分析

依照第1节中介绍的非线性有限元降阶方法分 析步骤,在未变形状态点处建立降阶模型时需基 于该结构的前5阶密集屈曲模态,得到的降阶模型 总自由度数为6。通过求解降阶模型可以获得该载 荷步的非线性预测解,当预测解精度不足时,采 用 Newton 迭代格式进行修正,随后在新的平衡状 态点处重新建立降阶模型,开始下一个载荷步求 解,最终得到结构压缩位移随加载变化曲线,如 图3所示。图3中的两条结构响应曲线分别为采用 基于常规结构非线性有限元方法的 ABAQUS 软件 和本文介绍的非线性有限元降阶方法计算获得。 通过比较图 3 中的曲线可知,采用两种方法获得的 承载响应曲线在极值点处吻合较好,提取曲线最 高点处数据得到结构的非线性屈曲载荷为 12563.3kN,曲线的微小差异主要归结于两种方法 所采用的板壳单元构造原理不同。获得图 3 中的结 构响应曲线,常规结构非线性有限元方法需要计 算17个载荷步,而非线性有限元降阶方法仅需要 计算5个载荷步。非线性有限元降阶方法在每个载 荷步中建立降阶模型需要求解1个有限元模型规模 的线性代数方程组,对预测解进行修正时需要求 解2个线性代数方程组,因此每个载荷步需要求解 3个线性代数方程组。通过控制求解参数常规结构 非线性有限元方法的每个载荷步也大约需要求解 3 个线性代数方程组,这两种方法在每个载荷步中 的计算量相当,但非线性降阶方法需要更少的载 荷步,因而可见降阶方法因具有更大的载荷步长 而在非线性计算效率方面的优势明显, 计算量仅 为常规方法的1/3。



#### 2.3 结构几何形状缺陷分析

采用侧向小扰动载荷所形成的结构表面形变 来模拟结构的初始几何形状缺陷。小扰动载荷施 加的位置在筒壳的轴向中点处,并垂直壳表面指 向圆筒中心。如图4所示,几何形状缺陷的大小可 由施加扰动载荷的大小来控制。改变扰动载荷的 大小并进行结构非线性分析,得到各个扰动载荷 下结构的屈曲载荷,并以归一化载荷(载荷值/特 征值线性屈曲载荷值)的形式来表示。

采用本文的非线性有限元降阶方法,针对 14 种不同的扰动载荷大小进行结构分析,获得图 5 中 的屈曲载荷随扰动载荷变化曲线。由图 5 可以看

出,结构屈曲载荷先是随扰动载荷的增大而降低, 但扰动载荷达到一定程度后曲线逐渐放平,结构 的屈曲载荷趋于一个定值,此时归一化载荷大约 为 0.75。需要注意的是,采用常规非线性有限元 方法 (如 ABAQUS),对于不同的扰动载荷工况 需要重新计算大规模的结构非线性问题,因而图 5 的14种扰动载荷工况的总计算量为14T,这里T 为单次结构非线性分析的计算量。而本文采用的 非线性有限元降阶方法在不同扰动载荷下不需要 再重新建立降阶模型,只用重新求解一遍小规模 (7自由度)的降阶模型即可,而该部分的计算量 是可以忽略的,因而对14种扰动载荷工况的总计 算量仅相当于一次结构非线性分析,约为T/3(单 次结构非线性分析计算量仅为常规方法的 1/3)。 由此可见,非线性有限元降阶方法在对含缺陷结 构进行重分析时的计算效率优势更加明显。



图 4 扰动载荷施加位置示意图

Fig. 4 The applied position of the disturbing load



Fig. 5 Buckling loads with different disturbing load values

#### 3 结论

本文采用结构非线性有限元降阶方法对金属 网格加筋筒壳结构的稳定性承载特性进行了细致 分析。具体工作总结如下:

1)首先对轴压载荷作用下的网格加筋筒壳结构进行了线性特征值屈曲分析,获得建立降阶模

型所需要的密集屈曲模态,随即采用非线性有限 元降阶方法计算了结构的非线性屈曲载荷,通过 与常规非线性有限元方法比较,验证了降阶方法 的分析精度,并展示了其高效的计算效率,即其 对结构非线性屈曲分析的计算量仅为常规方法的 1/3;

2)对包含几何形状缺陷的加筋筒壳进行了非 线性屈曲分析,通过与常规非线性有限元方法比 较,发现非线性有限元降阶方法在对含缺陷结构 进行重分析时的计算效率优势更加明显。同时研 究了几何形状缺陷对结构稳定性承载的影响规律。 从结果曲线来看,承载力变化呈现出先随缺陷增 大而下降,但缺陷达到一定程度后承载力变化又 趋于变缓,即变化曲线出现平台现象。这个承载 力变化的下限值对结构的安全可靠性设计有着十 分重要的意义。

#### 参考文献

- [1] 蔡祈耀,陈务军,张大旭,等.空间薄壁 CFRP 豆荚 杆悬臂屈曲分析及试验 [J].上海交通大学学报 (自然版),2016,50 (1):145-151.
- [2] 潘光,鲁江锋,沈克纯.复合材料圆柱壳体水下非线性屈曲数值分析 [J].哈尔滨工程大学学报,2015, 36 (9): 1159-1164.
- [3] Koiter W T. On the stability of the elastic equilibrium [D]. Delft University of Technology (in Dutch), 1945.
- [4] Gallagher R H. Perturbation procedures in nonlinear finite element structural analysis [M]. Computational Mechanics. Springer, Berlin, Heidelberg, 1975: 75-89.
- Spottswood S M, Hollkamp J J, Eason T G. On the use of reduced order models for a shallow curved beam under combined loading [C]. 49<sup>th</sup> AIAA/ASME/ ASCE/AHS/ASC Structures, Structural Dynamics and Materials Conference, Schaumburg, Illinois, 2008: 2008-2035.
- [6] Gordon R W, Hollkamp J J. Reduced-order modeling of the random response of curved beams using implicit condensation [C]. 47<sup>th</sup> AIAA/ASME/ASCE/AHS/ASC Structures, Structural Dynamics and Materials Conference, Newport, Rhode Island, 2006; 2006-2026.
- [7] Przekop A, Rizzi S A. Nonlinear reduced order random response analysis of structures with shallow curvature [J]. AIAA Journal, 2006, 44 (8): 1767-1778.
- [8] Liang K, Abdalla M, Gürdal Z. A Koiter-Newton

approach for nonlinear structural analysis [J]. International Journal for Numerical Methods in Engineering, 2013, 96 (12): 763-786.

- [9] 梁珂,孙秦,Gurdal Z. 结构非线性屈曲分析的有限 元降阶方法 [J]. 华南理工大学学报(自然科学 版),2013,41 (2):105-110.
- **引用格式:**殷毓基,梁珂,孙秦.基于非线性有限元降阶方法的网格加筋筒壳结构屈曲承载特性研究[J].宇航总体技术, 2019,3 (1):17-22.
- Citation: Yin Y J, Liang K, Sun Q. Buckling load-carrying capability analysis of grid-stiffened cylinders using a nonlinear finite element reduced-order method [J]. Astronautical Systems Engineering Technology, 2019, 3 (1): 17-22.