随动推力作用下柔性自旋飞行器横向振动响应 及失稳分析

荣吉利1,徐天富1,王玺2,殷新喆1

(1.北京理工大学 宇航学院,北京 100081;2. 北京航天发射技术研究所,北京 100076)

摘要:针对柔性自旋飞行器动力学问题,考虑结构自身旋转作用,建立计入陀螺力矩及随动推 力影响的运动方程,研究系统的动力学响应问题。将柔性自旋飞行器简化为非均匀转子结构,采用 剪切变形对轴向位移有影响的 Timoshenko 梁模型,计入了陀螺力矩及随动推力的影响,基于有限 元方法建立了运动方程,分析了质量偏心力作用下转速和推力对系统动力响应的影响以及结构失 稳的情况。分析结果表明:随动推力的增加会减小系统的刚度和临界转速;激振频率等于系统临界 转速频率时系统发生共振;推力达到或超过临界推力将导致系统失稳;转速的增加会降低系统的临 界推力值;结构的非均匀性对系统的临界转速和临界推力造成很大影响。

关键词:振动与波;自旋飞行器;随动推力;Timoshenko梁

中图分类号: 0326; V214.33 文献标志码: A 文章编号: 1000-1093(2015)03-0516-07 **DOI**: 10.3969/j.issn.1000-1093.2015.03.020

Analysis of Transverse Vibration Response and Instability of Flexible Spinning Flight Vehicles under Follower Thrust

RONG Ji-li¹, XU Tian-fu¹, WANG Xi², YIN Xin-zhe¹

(1. School of Aerospace Engineering, Beijing Institute of Technology, Beijing 100081, China;

2. Beijing Aerospace Launch Technology Institute, Beijing 100076, China)

Abstract: The self-rotation of flexible spinning flight vehicles in the dynamic analysis is emphatically considered. The equations of motion are formulated and the dynamic stability is analyzed by taking into account gyroscopic moment and follower thrust. The flexible spinning flight vehicle is simplified as a non-uniform rotor structure. Timoshenko beam model, which assumes that the shear deformation influences axial displacement, is adopted with consideration of the effects of gyroscopic moment and follower thrust. The equations of motion are established based on the finite element method to analyze the effects of rotating speed and follower thrust on the dynamic response and structural instability under the action of mass eccentric force. The results show that system stiffness and critical spin speed decrease with the increase in follower thrust; the resonance of system occurs when the excitation frequency equals to the critical spin speed frequency; the follower thrust equaling to or being greater than the critical thrust results in system instability; the increase in spin speed will reduce the critical thrust of system; and the structural hetero-

收稿日期: 2014-02-20

基金项目:国家自然科学基金项目(10972033)

作者简介: 荣吉利(1964—), 男, 教授, 博士生导师。E-mail: rongjili@ bit. edu. cn

geneity greatly affects the critical spin speed and critical thrust.

Key words: vibration and wave; spinning flight vehicle; follower thrust; Timoshenko beam

0 引言

现代火箭或导弹等空间飞行器通常选取较高的 推重比,结构长径比设计也越来越大,其目的是为了 提高飞行速度及增加有效射程。但这同时也带来不 利影响,导致弹箭结构的弹性效应愈加明显,柔性飞 行器的结构振动特性和动力学稳定性问题逐渐得到 学者们的关注。

Chae 等^[1]考虑了多种因素对细长柔性飞行器 进行了动力分析以及气动分析,得到了临界推力作 用下的发散响应结果。Trikha 等^[2]采用两种方法推 导了柔性空间飞行器的一般运动方程,其分析结果 表明速度、加速度、随动推力等因素对结构稳定性产 生重要影响。文献[3-4]提出了大长径比弹箭柔 性弯曲的动力学模型和有限元模型,并研究了弹箭 飞行过程中的共振不稳定性问题,得出柔性变形使 弹箭的飞行稳定性变坏的结论。许赟等^[5]建立了 随动推力作用下的非均匀梁振动分析数学模型,通 过数值仿真表明随动推力会诱发弹箭飞行器的动力 学失稳,同时影响结构的振动频率和振型特性。张 雷等[6]引入气动耦合项对有推力的细长导弹的横 向弯曲振动进行了数学建模,其分析结果表明气动 弹性使得结构稳定性降低。以上这些研究都是针对 非自旋类柔性飞行器的,都没有考虑飞行器自旋的 作用。

何斌等^[7]采用柔体浮动框架和气动弹性小参数摄动法建立了柔性旋转弹箭飞行力学模型,给出了被动段时系统临界状态的条件和临界转速。Zhu 等^[8]考察了变推力作用下系统质量偏心因素对自 旋飞行器系统动力特性的影响,其仿真结果表明结 构振动规律与变推力频率密切相关。目前以柔性自 旋飞行器为对象考虑随动推力作用的研究还较少。 本文在前人工作的基础上,着重考虑飞行器的自身 旋转和随动推力的共同作用,对飞行器横向振动响 应及失稳情况进行分析。

本文采用剪切变形对轴向位移有贡献的 Timoshenko 梁模型,基于有限元方法建立计入陀螺力矩 及随动推力影响的系统运动方程,通过数值仿真分 析了一定转速时随动推力作用下系统的横向振动响 应及结构失稳情况。

1 动能、势能和外力功

1.1 动能和势能

柔性自旋飞行器的简化模型如图 1 所示,图中 Oxyz 为准弹体坐标系,弹体以角速度 Ω 绕 x 轴自 旋;随体坐标系 O'ξηζ 固连在轴段微元形心上,跟随 弹体微元一起转动。如图 2 所示,由两坐标系之间 的转换关系,轴段微元角速度在随体坐标系下的分 量可表示为

$$\begin{cases} \omega_{\xi} \\ \omega_{\eta} \\ \omega_{\zeta} \end{cases} = \begin{cases} \dot{\varphi} - \dot{\theta}_{z} \sin \theta_{\eta'} \\ \dot{\theta}_{\eta'} \cos \varphi + \dot{\theta}_{z} \sin \varphi \cos \theta_{\eta'} \\ - \dot{\theta}_{\eta'} \sin \varphi + \dot{\theta}_{z} \cos \varphi \cos \theta_{\eta'} \end{cases} , \qquad (1)$$

式中: $\dot{\varphi}$ 为弹体的自转角速度, $\dot{\varphi} = \Omega$.



图 1 弾体模型 Fig. 1 Model of flight vehicle



图 2 坐标系转换关系



忽略弹体的轴向变形,即假设结构无纵向伸缩,

但是考虑弯曲和剪切作用对轴向变形的影响。系统 动能为

$$T = \frac{1}{2} \int_{0}^{l} (\mu \, \dot{u}_{y}^{2} + \mu \, \dot{u}_{z}^{2} + j_{p} \omega_{\xi}^{2} + j_{d} \omega_{\eta}^{2} + j_{d} \omega_{\zeta}^{2}) \, \mathrm{d}x, \qquad (2)$$

式中: u_y 、 u_z 分别为梁截面 y向、z向的横向位移; μ , j_d 和 j_p 分别为单位长度的质量密度、直径转动惯量和极转动惯量;l为弹体长度。

当弹体弹性变形较小时,可取近似关系 $\cos \theta_{\eta'} \approx 1$ 和 $\sin \theta_{\eta'} \approx \theta_{\eta'} \approx \theta_{\eta}$,略去高阶小量,得到简化动能表 达式

$$T = \frac{1}{2} \int_{0}^{l} (\mu \, \dot{u}_{y}^{2} + \mu \, \dot{u}_{z}^{2} + j_{p} \Omega^{2} + j_{d} \dot{\theta}_{y}^{2} + j_{d} \dot{\theta}_{z}^{2} - 2j_{p} \Omega \, \dot{\theta}_{z} \theta_{y}) \, \mathrm{d}x, \qquad (3)$$

式中: θ_y 、 θ_z 分别为该截面的转角; – $2j_p\Omega\theta_z\theta_y$ 为耦合项, 是由陀螺力矩作用引起的。

考虑剪切变形的影响,系统的弹性势能为

$$V = \frac{1}{2} \int_{0}^{l} \left[EI \left(\frac{\partial \theta_{y}}{\partial x} \right)^{2} + EI \left(\frac{\partial \theta_{z}}{\partial x} \right)^{2} + \kappa GA \left(\frac{\partial u_{y}}{\partial x} - \theta_{z} \right)^{2} + \kappa GA \left(\frac{\partial u_{z}}{\partial x} + \theta_{y} \right)^{2} \right] dx, \quad (4)$$

式中:EI和κGA分别为弯曲刚度和剪切刚度。

1.2 外力功

考虑剪切变形后,其将与横向弯曲位移共同对 轴向位移产生影响^[9],图 3 所示为 Oxy 平面内在剪 切力 F_{sy}作用下微元的轴向位移示意图,由图中关系 可得 Oxy 平面内的轴向位移

$$du_{x1} = dx'' - dx = \left[\frac{1}{2}\gamma_z^2 - \frac{1}{2}\left(\frac{\partial u_y}{\partial x}\right)^2\right]dx, \quad (5)$$

式中:dx"为弯曲变形和剪切变形后的微元轴向长度;γ_z为微元中心轴线绕z轴的剪切角。

同样地,得到 Oyz 平面内的轴向位移

$$du_{x2} = \left[\frac{1}{2}\gamma_{y}^{2} - \frac{1}{2}\left(\frac{\partial u_{z}}{\partial x}\right)^{2}\right]dx, \qquad (6)$$

式中: γ_y 为微元中心轴线绕 y 轴的剪切角。

忽略气动力作用,将推力 P 视为定常随动推力,在推力和惯性力作用下得到轴向力分布表达式

$$P_{\rm N}(x) = P\left(1 - \frac{m_x}{m_{\rm b}}\right),\tag{7}$$

式中: $m_{\rm b} = \int_0^l \mu dx$; $m_x = \int_0^x \mu dx$. 对于均匀梁而言 μ 为常数,此时轴向力是线性分布的。



图 3 Timoshenko 梁的轴向位移

Fig. 3 Axial displacement of Timoshenko beam

所以随动推力保守部分所做功为

$$W_{c} = \int_{0}^{l} P_{N} \left\{ \left[\frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_{y}}{\partial x} \right)^{2} - \frac{1}{2} \gamma_{z}^{2} \right] + \left[\frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_{z}}{\partial x} \right)^{2} - \frac{1}{2} \gamma_{y}^{2} \right] \right\} dx.$$
(8)

在弾体尾部,随动推力非保守部分所做虚功为 $\delta W_{nc} = P(\theta_z \delta u_y)|_{x=0} - P(\theta_y \delta u_z)|_{x=0}.$ (9)

2 运动方程

按有限元方法的思想,将弹体模型沿轴向进行 离散,整体划分为 n 个梁单元。为了便于分析,每个 梁单元近似为等截面梁。将整体坐标系转换到单元 局部坐标系下,采用 Timoshenko 梁单元对其横向位 移和转角进行插值,得

$$\begin{cases} u_{y} = \mathbf{N} \boldsymbol{u}_{1s}, u_{z} = \mathbf{N} \boldsymbol{u}_{2s}, \\ \theta_{z} = \mathbf{D} \boldsymbol{u}_{1s}, -\theta_{y} = \mathbf{D} \boldsymbol{u}_{2s}, \end{cases}$$
(10)

式中:N 和 D分别为位移和转角插值函数矩阵; u_{1s} 和 u_{2s} 分别为y向和z向的广义坐标^[10]。

离散化后第 i 个单元的轴向力可表示为

$$P_{\rm Ni} = P\left(1 - \frac{m_i}{m_{\rm b}}\right),\tag{11}$$

式中:

$$m_i = \sum_{j=1}^{i-1} m_{sj} + \mu_i s, \qquad (12)$$

其中 m_{ij} 为第 j 个单元的质量, $j = 1, 2, \dots, i - 1, \mu_i$ 为 第 i 个单元的线密度, s 为单元局部坐标。

非保守系统的 Lagrange 方程表达为

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\boldsymbol{q}}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \boldsymbol{q}} + \frac{\partial V}{\partial \boldsymbol{q}} - \frac{\partial W_{\mathrm{c}}}{\partial \boldsymbol{q}} = \boldsymbol{Q}, \qquad (13)$$

式中:q和Q分别为广义坐标和包括非保守力在内

的广义力。取 q 分别为 u_{1s} 和 u_{2s} , 由此得到单元的运动方程

$$\begin{cases} M_{s}\dot{u}_{1s} + \Omega J_{s}\dot{u}_{2s} + K_{s}u_{1s} = Q_{1s}, \\ M_{s}\dot{u}_{2s} - \Omega J_{s}\dot{u}_{1s} + K_{s}u_{2s} = Q_{2s}, \end{cases}$$
(14)

式中: M_s 、 ΩJ_s 和 K_s 分别为单元的质量矩阵、回转矩 阵和刚度矩阵,此时广义力 Q_{1s} 和 Q_{2s} 为不包括随动 推力在内的广义力。单元刚度矩阵包含了随动推力 的影响, $K_s = K_{es} - K_{ncs}$, K_{es} 为单元弹性刚度矩 阵, K_{cs} 为由推力保守部分得到的单元刚度矩阵, K_{ncs} 为由推力非保守部分得到的单元刚度矩阵。单元矩 阵 M_s 、 J_s 和 K_{es} 的具体表述请参考文献[10],这里 只给出单元矩阵 K_{es} 和 K_{ncs} 的表述:

$$\boldsymbol{K}_{cs} = \int_{0}^{l_{i}} P_{Ni} (\boldsymbol{N}^{T} \boldsymbol{N}^{T} - \left(\frac{EI}{\kappa GA}\right)^{2} \boldsymbol{N}^{TT} \boldsymbol{N}^{TT} \right) \mathrm{d}s,$$
(15)

$$\boldsymbol{K}_{\text{ncs}} = P[N(0)]^{\mathrm{T}}[\boldsymbol{D}(0)], \qquad (16)$$

式中: l_i 为单元长度。注意,(16)式表述的 K_{nes} 只作 用在随动推力所施加的单元上,在其他单元的刚度 矩阵中 K_{nes} 元素皆为0.

考虑阻尼影响,利用有限元方法,可以得到柔性 自旋飞行器运动方程的一般形式,即

3 数值仿真及结果分析

根据前文得到的细长自旋飞行器系统的运动方程,采用 Newmark 方法进行求解,编制了相应的仿 真程序,对在推力和自旋作用下的弹体振动情况进 行仿真分析。

以长径比为 25 的等截面细长回转梁作为弹体 仿真模型,整体分为 4 段,相关参数见表 1. 在不同 条件下对此模型分别进行临界转速^[10-11]和临界推 力分析^[12],结果分别见表 2 和表 3. 表 2 中:无量纲 推力 $\overline{P} = P/P_{ct0}, P_{ct0}$ 为 $\Omega = 0$ 时系统的临界推力, $P_{ct0} =$ 9. 84×10⁶ N;无量纲临界转速 $\overline{\omega}_{cr} = \omega_{cr}/\omega_{ct0}$. 表 3 中:无量纲临界推力 $\overline{P}_{cr} = P_{cr}/P_{ct0}$;无量纲转速 $\overline{\Omega} =$ $\Omega/\omega_{er0}, \omega_{er0}$ 为 P = 0 时系统的一阶临界转速, $\omega_{er0} =$ 97.16 rad/s.可见,不同条件下系统的临界转速和临界推力是不同的。

Tab. 1 Parameters of beam model

参数	梁轴模型			
	轴段1	轴段 2	轴段3	轴段4
l∕m	1.0	3.0	2.5	1.0
$EI/(10^7{ m N}\cdot{ m m}^2)$	1.01	0.76	0.50	1.01
$\kappa GA/10^8$ N	1.89	1.42	0.94	1.89
$\mu/(\mathrm{kg}\cdot\mathrm{m}^{-1})$	100.08	63.94	142.98	114.38
$j_{\rm d}/({\rm kg}{f \cdot}{ m m})$	1.09	0.70	1.56	1.24

表2 临界转速

Tab. 2 Critical speed

\overline{P}	$\overline{\omega}_{ m cr}$
0	1.00
0. 1	0. 92

表3 临界推力

Tab. 3 Critical thrust

$\overline{\Omega}$	$\overline{P}_{\rm cr}$
0	1.00
0.5	0. 99
1.0	0. 98
1.5	0. 76

分析由质量偏心因素引起的弹箭结构横向振动 响应问题,把偏心力作为弹体结构的激振力施加于 弹体质心位置处,设偏心距为 e = 1 mm,激振力频率 与自转频率相同,即 $\overline{\omega} = \overline{\Omega}$. 计算转速 $\overline{\Omega}$ 分别为 0.5、1.0、1.5 时和推力 \overline{P} 分别为 0、0.1 时系统质心 的横向位移响应情况,结果如图 4 所示。

由于随动推力的作用,使得弹体结构的弯曲和 剪切变形对轴向位移产生影响,进而减小了系统刚 度,所以推力的增加会使结构的振动响应幅值增大。 由图 4(a)可见,仿真结果与理论相符。图 4(b)中 结果显示,曲线1和曲线3两种情况表明系统发生 共振,结构变形发散,因为它们的转速均达到了各自 状况下的临界转速(见表2)。图 4(b)中曲线2情 况表明结构产生拍振现象,原因是随动推力的增加 降低了系统的临界转速,使此时的转速避开了本状





况下的临界转速,因此也避免了共振的发生。对应 于图4(b)中曲线1、曲线3两种情况,图5显示了弹 体质心横向位移在临界转速下的共振发散轨迹。对 比图4(a)和图4(c),在相同推力作用下,转速的增 加使质量偏心力增大,从而使得相应的振动响应幅 值增大。

现考察推力接近或超过临界推力时弹体结构的 响应问题。图6显示了 \overline{P} =1.00时在不同转速下系 统的位移响应,明显发现此时不论转速如何系统都 将产生失稳。因为弹体自旋在一定程度上降低了系 统的临界推力,使得此时的推力 P_{c0} 大于任何转速





下的临界推力(见表 3),所以不论转速如何最终都 将导致系统失稳。图7显示了弹体颤振失稳时质心 的发散轨迹。事实上,当推力达到临界推力值后,由 于结构振动失稳,图6和图7中的情况会造成系统 结构的破坏,而实际位移不会如此之大。取推力 $\overline{P}=0.76$,不同转速下的系统质心位移响应如图8 所示。对于图8中曲线1、曲线2两种情况,推力均 未达到各自状况下的临界推力(见表 3),所以振动 响应曲线稳定;对于曲线3情况,由于弹体自旋作用



使得此时的临界推力值降幅很大(见表3),推力已 达到临界推力值,所以结构发生颤振失稳。



图 7 弹体质心轨迹

Fig. 7 Trace of mass center of flight vehicle







图 9 为不同梁轴模型的前两阶临界转速随推力 增加而变化的曲线,其变化规律与推力作用下的进 动频率变化规律相似,发生了频率合并的现象。可 以发现,随着推力的增加,不同模型的一阶无量纲临 界转速的差异也逐渐增大。图 10 为不同梁轴模型 的临界推力随转速增加而变化的曲线。可见,均匀 梁轴模型的陀螺效应很小,对临界推力的影响可以 忽略;而对于非均匀梁轴模型,轴向力的分布发生改 变,同时陀螺效应随转速的增加而增大,当转速达到





某一值时,使得系统的刚性模态频率与弹性模态频 率产生合并,从而使系统的临界推力突然减小。此 情况对应于图 10 中的阶跃部分,同时与表 3 数据对 应,图 8 中的振动情况也能得以解释。所以,结构模 型的非均匀性对系统的临界转速以及临界推力的影 响都非常大。



4 结论

以柔性自旋飞行器为研究对象,考虑了剪切变 形对轴向位移的影响,采用有限元方法对系统进行 了离散,推导出含有陀螺力矩及随动推力影响的系 统运动方程,通过算例仿真对转速和随动力推力作 用下的系统横向振动响应和结构失稳情况进行了分 析,得到以下结论:

 1)随动推力的增加会减小系统刚度,使振动幅 值增大,而且会减小自旋飞行器的临界转速;当激振 频率等于系统临界转速频率时,系统产生共振。

2) 推力达到或超过系统临界推力时,系统发生
 失稳;转速的增加会降低系统的临界推力。

3)模型的非均匀性使结构的惯性、刚度和轴向 力分布等发生变化,从而对系统的临界转速和临界 推力造成很大影响。

综上,弹体自身旋转和随动推力的共同作用使 系统的振动特性发生改变,在飞行器设计时需要引 起关注。

参考文献(References)

- [1] Chae S, Hodges D H. Dynamics and aeroelastic analysis of missiles [C] // Proceedings of the 44th AIAA/ASME/ASCE/AHS Structures, Structural Dynamics, and Materials Conference. Norfolk, VA;SIAM, 2003: 1-6.
- [2] Trikha M, Mahapatra D R, Gopalakrishnan S, et al. Structural stability of slender aerospace vehicles: part II: numerical simulations [J]. International Journal of Mechanical Sciences, 2010,

52(9):1145-1157.

 [3] 王良明. 大长径比弹箭在飞行时的柔性变形特性分析[J]. 兵 工学报, 2000,21(2): 108-111.
 WANG Liang-ming. An analysis on the flexibility in flight of pro-

jectiles or rockets having high L/D ratios[J]. Acta Armamentarii, 2000, 21(2):108 - 111. (in Chinese)

- [4] 王良明,王中原,易文俊.大长径比弹箭飞行中的共振条件 研究[J]. 弹道学报,2001,13(1):51-54.
 WANG Liang-ming, WANG Zhong-yuan, YI Wen-jun. Resonance unstability in ballistics of flexible body[J]. Journal of Ballistics, 2001,13(1):51-54. (in Chinese)
- [5] 许赟,谢长川,杨超. 推力作用下细长弹箭横向振动及稳定 性分析[J]. 工程力学, 2009, 26(12): 211-215.
 XU Yun, XIE Chang-chuan, YANG Chao. Transverse vibration and dynamic stability analysis of slender projects under thrust[J]. Engineering Mechanics, 2009, 26(12):211-215. (in Chinese)
- [6] 张雷,王永. 尾部有推力自由梁的振动分析[J]. 弹道学报, 2010,22(1): 83-86.
 ZHANG Lei, WANG Yong. Vibration analysis of free-free beam with end rocket thrust[J]. Journal of Ballistics, 2010,22(1):83-86. (in Chinese)
- [7] 何斌, 芮筱亭, 陆毓琪. 柔性弹箭飞行力学建模研究[J]. 弹 道学报, 2006, 18(1): 22 - 24.

HE Bin, RUI Xiao-ting, LU Yu-qi. A study on flight dynamic modeling of flexible shell/rocket[J]. Journal of Ballistics,2006, 18(1):22-24. (in Chinese)

- [8] Zhu H L, Yu L, Liang S H, et al. Dynamic simulation of a flexible spinning vehicle with the periodic varing thrust[J]. Journal of Shanghai University; English Edition, 2008,12(2):115-119.
- [9] Choi S H, Pierre C, Ulsoy A G. Consistent modeling of rotating timoshenko shafts subject to axial loads [J]. Journal of Vibration and Acoustics-Transactions of the Asme, 1992, 114(2):249 – 259.
- [10] 荣吉利,徐天富,李健. 基于 Timoshenko 梁模型的旋转弹箭 横向振动模态分析[J].北京理工大学学报,2012,32(6): 551-555.
 RONG Ji-li, XU Tian-fu, LI Jian. Modal analysis of transverse vibration of a spinning rocket based on Timoshenko beam[J]. Transactions of Beijing Institute of Technology, 2012,32(6):551 – 555. (in Chinese)
- [11] 荣吉利,李瑞英.大长径比自旋弹箭横向自振特性的有限元 计算方法与结果分析[J]. 兵工学报,2002,23(1):79-82.
 RONG Ji-li, LI Rui-ying. Finite element computational method and resultant analysis of the transverse self-oscillation characteristics of a slender spinning rocket[J]. Acta Armamentarii, 2002, 23(1):79-82. (in Chinese)
- [12] 荣吉利,徐天富,王玺,等.随动推力作用下柔性旋转飞行器动力学稳定性分析[J]. 宇航学报,2015,36(1):18-24.
 RONG Ji-li, XU Tian-fu, WANG Xi, et al. Dynamic stability analysis of slender spinning flight vehicles under follower thrust
 [J]. Journal of Astronautics, 2015,36(1):18-24. (in Chinese)