doi:10.11918/j.issn.0367-6234.2016.10.018

楔形舵片失速特性的数值模拟和水洞试验

黄 闯,党建军,罗 凯,李代金

(西北工业大学 航海学院,西安 710072)

摘 要:为获得楔形超空化舵片在大舵角情况下的失速特性并探究其失速机理,针对采用 24°楔形舵片作为艉控制面的超空 泡航行体在低速通气条件下的绕流问题,分别构建三维数值模型和水洞试验系统,同时采用数值模拟和水洞试验两种手段研 究楔形舵片的升/阻力特性和低压面空化情况随舵角的变化关系.研究结果表明:提出的数值方法和试验方案是合理的;楔形 舵片的阻力系数在 0°~5°舵角变化的影响较小,升力系数在 0°~8°和 9°~12°舵角范围内均具有良好的线性度,但后者斜率远 小于前者;楔形舵片在舵角超过 8°时升力系数突然减小并发生失速现象,舵片低压面发生空化并被空泡覆盖;低压面因空化 致使压力不能进一步降低是导致舵片发生失速的根本原因,对于 24°楔形舵片的许用舵角范围不应超过 8°.

关键词: 楔形舵片;数值模拟;水洞试验;空化;失速;许用舵角

中图分类号: TJ630.1 文献标志码: A 文章编号: 0367-6234(2016)10-0125-06

Numerical simulation and water tunnel experiment on the stalling characteristics of wedge rudders

HUANG Chuang, DANG Jianjun, LUO Kai, LI Daijin

(School of Marine Science and Technology, Northwestern Polytechnical University, Xi'an, 710072, China)

Abstract: To obtain the stalling characteristics of wedge rudders under cavitation conditions and to explore the mechanism leading to the stalling, the ventilating cavitation flow field around supercavitating vehicle which uses a 24° wedge rudder as the aft control plane was investigated by establishing the three-dimensional numerical simulation model and the water tunnel experimental system. The change law of the wedge rudder's lift, drag, and cavitation characteristics along with rudder angle were studied by the numerical simulation and water tunnel experiment, respectively. According to the research results, the proposed numerical and experimental methods are reasonable; the drag coefficient of the wedge rudder varies slightly with the rudder angle in the range of $0^\circ - 5^\circ$; the lift coefficient has good linearity in the rudder angle range of $0^\circ - 8^\circ$ and $9^\circ - 12^\circ$, but the slope of the former range is considerably bigger than that of the latter range. Moreover, when the rudder angle exceeds 8° , the lift coefficient of the wedge rudder will happen, and the low-pressure surface of the wedge rudder will be covered by cavity. Therefore, the cavitation occurring on the low-pressure surface of the wedge rudder may be the main reason leading to the stalling. Furthermore, it is suggested that the allowable rudder angle of the 24° wedge rudder should not exceed 8° .

Keywords: wedge rudder; numerical simulation; water tunnel experiment; cavitation; stalling; allowable rudder angle

超高速航行器凭借其独特的流体动力布局模式 将大部分壳体包裹于超空泡内部,进而实现航行阻 力的大幅减小,配合强大的推进装置可以实现水下 200 kn 以上的超高航速^[1].然而,因超空泡的存在超 高速航行器表现出的流体动力特性以及对控制系统 的响应与常规水下航行器有很大的不同,因此控制

- 作者简介:黄 闯(1989—)男,博士研究生; 党建军(1965—)男,教授,博士生导师; 罗 凯(1972—)男,教授,博士生导师
- 通信作者: 黄 闯,hc_389@163.com

和机动问题是超高速航行技术的研究重点和难点, 同时也是当前的研究热点^[2-4].在水下超高速航行条 件下,常规翼型往往因空化导致舵效丧失或不可预 测,为此超高速航行器多采用截面为 24°锐角等腰 三角形的楔形三棱柱舵片^[5-7].

楔形舵片被广泛用作超高速水下航行器的控制 面,具有舵效稳定、铰链力矩小、空化性能稳定等诸 多优点^[8-9].刘海军等^[5]采用 CFD 的方法研究了楔 形角对舵片流体动力特性的影响规律,指出较大的 楔角会导致舵片阻力增加.王京华等^[10]采用楔形尾 舵作为控制面,通过舵片沾湿面积考虑舵效率,研究

收稿日期: 2015-04-20

基金项目:国家自然科学基金(51579209;51409215;51679202)

了超空泡航行体的动力学建模和控制问题. Zheng 等^[11]采用数值模拟的方法,研究了楔形物体的空化 问题,得出了楔形物体阻力特性和空化特性与楔角 的关系. Dzieiski 等^[12]提出了楔形舵片在与空泡耦 合时的流体动力预测方法,并基于此研究了超空泡 航行器的控制技术.从国内外公开文献来看,超空泡 航行技术的研究主要集中在动力学建模和运动控制 等方面,楔形舵片被广泛用作超空泡航行体的控制 面,关于其流体动力特性和空化特性的研究很少,对 楔形舵片的失速特性等方面的研究尚未开展.

楔形舵片的失速现象将改变舵片的空化规律和 流体动力特性,研究楔形舵片的失速规律和失速机 理有助于建立精准的控制模型,并且改善超空泡航 行器的运动特性.考虑到开展高速超空化试验的困 难,本文基于低速通气工况,针对 24°楔形舵片分别 开展水洞试验和数值模拟研究,旨在证明楔形舵片 存在失速特性,揭示舵片失速的机理,提出能够准确 预测楔形舵片失速特性的数值方法,为研究楔形舵 片在高速航行工况下的失速特性奠定基础.

1 数值模拟

1.1 数值模型的建立

1.1.1 控制方程

超空化流动数值模型的控制方程包括气液两相 的连续方程、动量方程和湍流方程.根据文献[13-14]的研究成果,本文研究内容均属于匀相流问题, 可采用 Mixture 多相流模型;湍流控制方程采用稳定 性更高的 Realizable *k*-*e* 湍流模型,该模型稳健性 好,适用于解决复杂的流动问题;湍流模拟中近壁面 处理方法可采用稳健性更好的尺度化壁面函数.

1.1.2 模型的简化以及网格的划分

本文的研究对象是 24°楔形三棱柱舵片, 舵片 的弦长 D=21.5 mm, 舵片的展长 L=30 mm, 数值模 拟研究的主要目的是获得不同舵角工况下楔形舵片 的流体动力特性以及附近流场的空化特性. 为突出 研究重点, 简化数值模型, 在几何建模时不考虑弹体 和主体空泡对流场的影响, 在尾舵完全穿刺空泡的 情况下模拟器空化流场.

某型超高速航行器的楔形舵片的最大厚度约 8 mm,而航行体圆柱段直径约 220 mm,因此弧形壳 体可以按照平壁面进行简化处理;文献[12,15]指 出在尾舵存在空泡不完全穿刺的条件下,可根据有 效沾湿面积计算舵片的流体动力.因此,本文通过对 合理简化的模型开展数值模拟,研究完全穿刺空泡 时的楔形舵片的流体动力特性是可行的.

针对所建立的楔形空化舵片的数值计算模型,

采用 GAMBIT 软件划分结构化网格,在近壁面添加 边界层,并基于湍流模型对 y⁺的要求优化近壁面网 格,以便精确地模拟湍流;在舵片周围以及舵片后部 的尾流区划分足够精细的网格,以便准确地捕捉空 化泡;通过网格无关性检验,保证空泡形态和流体动 力的数值模拟结果不受网格分布规律的影响.

按照上述的模型简化方法和网格划分原则,以 1°为间隔建立0°~12°舵角工况下尾舵流场的几何 模型并划分网格,每个模型的网格单元数为82万. 以0°工况为例,楔形舵片周围的结构化网格分布情 况如图1所示.



图 1 楔形舵片周围的网格划分情况

Fig.1 Distribution of grids near wedge rudder

1.1.3 边界条件设置

边界条件设置如下:计算域采用速度进口,流速 10 m/s;计算域采用压力出口,绝对压力 90 kPa;通气 口采用质量流量进口,以维持舵后空泡稳定所需的最 小通气量作为最终通气量,计算使用的通气量为 32 g/min,不考虑气体可压缩性约合 26S LPM;采用通 气空化模型考虑相变,模拟超空泡的生成和发展,数值 模型的计算域构建及边界条件设置情况如图 2 所示.



图 2 计算域构建及边界条件设置

Fig.2 The structure and boundary conditions of computational domain

1.2 舵片流体动力特性数值模拟结果

根据楔形舵片在 0°~12° 舵角工况下的数值模 拟结果,得出楔形舵片在低速通气工况下的流体动 力特性.为便于分析,以尾舵纵剖面面积为参考面 积、来流速度为参考速度、水的密度为参考密度对流 体动力数据进行无量纲化.楔形超空化舵片在不同 舵角下的升力系数和阻力系数见表 1.

表1显示,楔形舵片在低速通气工况下,阻力系数在0°~5°舵角范围几乎保持恒定,在5°~12°范围

随舵角的增加而略微增大:升力系数在 0°~8°范围 内与舵角正相关,超过8°以后舵片则突然变小,并 且在 9°~12°范围内升力系数仍与舵角正相关,但数 值仅维持在 5°~6°舵角时的水平.基于此,认为楔形 超空化舵片在 8° 舵角以后, 舵片的舵效突然变小, 出现失速现象.因此,为保证控制效果,该类舵片的 许用舵角不得超过 8°.

表1 楔形舵片流体动力特性的数值模拟结果

Tab.1 The numerical results of hydrodynamic characteristic of wedge rudder

| 舵角/ | 升力 | 阻力 | 舵角/ | 升力 | 阻力 |
|-----|---------|---------|-----|---------|---------|
| (°) | 系数 | 系数 | (°) | 系数 | 系数 |
| 0 | 0 | 0.105 4 | 7 | 0.463 9 | 0.122 8 |
| 1 | 0.066 4 | 0.105 7 | 8 | 0.528 1 | 0.132 1 |
| 2 | 0.132 1 | 0.104 8 | 9 | 0.348 5 | 0.142 9 |
| 3 | 0.197 8 | 0.105 4 | 10 | 0.360 6 | 0.152 6 |
| 4 | 0.258 0 | 0.107 3 | 11 | 0.372 4 | 0.162 5 |
| 5 | 0.319 7 | 0.111 3 | 12 | 0.383 6 | 0.173 0 |
| 6 | 0.389 1 | 0.116 3 | | | |

舵片空化特性的数值模拟结果 1.3

根据数值模拟结果,统计并对比不同舵角时楔 形舵片周围流场的空化情况,揭示楔形舵片的失速 机理.为便于观察,以舵片中截面流场的气相体积分 数云图表征舵片低压面的空化情况.0°~12°舵角舵 片中截面的气相分布分别如图 3 所示.部分工况的 三维空泡外形如图 4 所示.

图 3 显示了舵片低压面的空化情况随舵角的变 化情况,可以发现舵角在0°~8°时空泡仅出现在楔 形舵片之后且清晰稳定; 舵角在 9°~12°时楔形舵片 的低压面发生空化并被空泡完全包裹.结合图3可 知,大舵角时低压面的空化是导致楔形舵片失速的 主要原因.

图 4 所示为 0°、5°、9°和 12° 舵角工况时舵片后部 的超空泡三维图,可知,大舵角工况下,舵片低压面发 生空化并且完全被空泡包裹,空泡尺度也有所增大.



不同舵角时楔形舵片低压面的空化情况 图 3

The cavitation extent of the low-pressure surface of wedge rudder under different angles Fig.3



不同舵角时的三维空泡形态 图 4

Fig. 4 The three dimensional shape of cavity under different rudder angle

1.4 压力分布和速度矢量的数值模拟结果

对比楔形舵片的低压面发生空化前后流场的压 力分布和速度矢量,进而研究舵片失速的机理.舵角 为8°和9°时舵片附近的压力云图和速度矢量对比 如图 5 所示.



8°舵角压力分布

9°舵角压力分布

9°舵角速度矢量



8°舵角速度矢量

舵面空化前、后的压力云图和速度矢量对比 图 5

The contrast of pressure distribution and velocity vector Fig.5 of flow field considering cavitation with that of flow field not considering cavitation

图 5 显示,楔形舵片在有舵角的情况下驻点位 于迎流面的最前端,驻点的阻滞作用引起部分流体 在舵片迎流面发生逆向流动,致使来流与楔形舵片 中线的夹角大于实际舵角,进而导致 9°舵角工况下 低压面发生空化;低压面空化后,舵面的压力分布规 律随之改变,并最终导致舵片的流体动力特性突变, 发生失速现象.

2 试 验

依托西北工业大学的高速水洞实验室,搭建具 有自动操舵及舵角控制功能的试验系统,研究超高 速水下航行器的楔形空化舵片的流体动力特性和空 化特性,揭示其失速机理.

2.1 试验原理及试验条件

2.1.1 试验原理

通过调节水洞的压力、水速和通气流量,生成稳 定透明的超空泡.

由伺服电机、滚珠丝杠和精密位置传感器构成 的伺服驱动系统精确控制主动液压缸的行程.两个 完全一样的液压缸通过管路并联构成液压随动系 统,主动液压缸由伺服电机驱动位于水洞外,随动液 压缸通过摆杆推动舵轴转动实现操舵动作.上位机 在水洞外发出舵角指令,通过液压随动系统在水洞 内实现舵片在 0°~12°范围内的任意角度动作.

通过三分力天平测试舵片受到的流体动力,测 力信息经数据线上传至上位机并存储;测力天平的 一端固定在机架上,另外一端通过连接件与楔形舵 片相连接;舵轴与天平连接件之间安装深沟球轴承. 2.1.2 试验条件

西北工业大学高速水洞为闭式循环水洞,工作 段尺寸为 Ф400 mm×2 000 mm;水速为0~18 m/s 连 续可调;工作压力为 20~300 kPa 连续可调;最小空 化数为0.15.

试验所采用的水流速度 10 m/s,水洞压力为 90 kPa.模型通气量为 54 SPLM,该通气量为维持舵 后空泡稳定所需的最小通气量.舵片为 24°楔形舵 片,展长 30 mm,弦长 21.5 mm.以 1°为间隔,依次给 定 0°~12°舵角,测试舵片受力,并拍摄流场的空化 情况.

2.2 试验装置

试验系统主要由空泡调节子系统、测力子系统 和操舵子系统3部分构成.空泡调节子系统以6 bar 的压缩空气作为气源,配合水速和压力调节,生成超 空泡;测力子系统采用三分力天平测试舵片的升/阻 力;操舵子系统通过伺服电机驱动液压随动系统实 现舵角控制.

2.2.1 操舵子系统

操舵子系统由伺服驱动系统和液压随动系统构成,如图 6 所示.上位机发出舵角指令,伺服驱动系统控制主动缸的行程;主动液压缸与随动液压缸同步运动;伺服驱动系统和主动缸位于水洞外,随动液 压缸安装于模型内部与多轴相连.



图6 操舵系统工作原理



如图 7 所示,试验模型主要由随动液压缸、测力 天平、软管、舵片空化器、模型壳体以及连接装置组 成,可实现超空泡生成和维持、流体动力测试与储存 以及按给定舵角操舵等功能.试验模型通过支撑杆 固定于水洞上盖板,如图 8 所示.



图 7 试验装置结构图

Fig.7 The construction of experimental device



图 8 试验模型在水洞的安装方式

Fig.8 The installation of experimental model in water tunnel

2.3 舵片流体动力特性的试验结果

以1°为间隔针对0°~12°舵角依次开展试验,分 别记录测力信息和空泡形态.楔形舵片在试验工况 下受到的流体动力见表2,流体动力数据的处理方 法同舵片流体动力特性数值模拟结果所述.

表 2 显示,在 0°~5° 舵角范围舵片的阻力系数 几乎维持稳定;在 5°~12°范围内舵片的阻力系数随 舵角的增加而略微增大;在0°~8°范围内, 舵片升力 系数随舵角的增加而显著增大:舵角为9°舵片升力 系数突然下降至 5°时的水平;在 9°~12°范围内, 舵 片升力系数随舵角的增加而略微增加,然而舵效远 小于小舵角工况.

表 2 楔形舵片流体动力特性的水洞试验结果

Tab.2 The experimental results of hydrodynamic characteristic of wedge rudder

| | 升力 系数 | 阻力 系数 | 舵角/ (°) | 升力 系数 | 阻力 系数 |
|---|----------|----------|------------|----------|----------|
| 0 | 0 | 0.090 7 | 7 | 0.410 5 | 0.108 7 |
| 1 | 0.053 7 | 0.084 9 | 8 | 0.459 4 | 0.114 9 |
| 2 | 0.114 9 | 0.092 0 | 9 | 0.287 5 | 0.117 9 |
| 3 | 0.163 2 | 0.087 0 | 10 | 0.302 9 | 0.128 1 |
| 4 | 0.210 3 | 0.087 4 | 11 | 0.327 7 | 0.143 0 |
| 5 | 0.276 5 | 0.096 3 | 12 | 0.331 8 | 0.149 7 |
| 6 | 0.321 0 | 0.095 9 | | | |

2.4 舵片空化特性的试验结果

采用通气空化的方法开展试验,在10 m/s的低 速工况下获得足以包裹大部分模型的超空泡,试验 中的模型安装以及超空泡生成情况如图9所示.



试验中的超空泡 图 9

The supercavitaty generated in water tunnel Fig.9

结果分析 3

根据表 1,2 中的数据,楔形舵片流体动力特性 的数值模拟结果和水洞试验结果的对比如图 10 所 示.0°~12°不同舵角舵片低压面的绕流情况对比如 图 11 所示.

由图 11 可知, 舵角超过 9°时楔形舵片的低压 面发生空化并被空泡覆盖.楔形舵片的流体动力特 性与低压面的空化特性随舵角的变化规律吻合,均 在舵角超过8°时发生突变.因此,可认为舵片低压面 的空化导致了升力系数的突然减小.



流体动力特性的数值模拟与水洞试验结果对比 图 10

Fig.10 The comparison of hydrodynamic characteristics drawn by numerical method with those drawn by experimental method

结合图 10、表 1,2 可知,数值模拟和试验研究 所得楔形舵片的流体动力随舵角的变化规律一致; 试验结果的升/阻力系数均小于数值模拟结果,相对 偏差约在 14%~23%之间.对比图 3 和图 11 可知,数 值模拟和试验研究均得出在舵角超过 8°时舵片低 压面开始出现空化现象的结论.



图 11 不同舵角时楔形舵片低压面的空化特性对比

Fig.11 The cavitation conditions of low pressure surface of wedge rudder when angle changes from 0° to 12° 图 11 显示,由于受主体空泡的影响,不同舵角 时楔形舵片根部均有10%左右的面积被空泡包裹, 使得楔形舵片的有效沾湿面积减小,并且有可能导

致试验结果偏小.此外,数值模拟模型忽略了通气工 质的可压缩性,则有可能造成舵片后部空泡的压力 小于试验状态,并导致数值模拟结果偏大.根据舵片

流体动力特性和流场空化情况的数值模拟以及试验 研究结果可以认为,在舵角超过 8°以后,发生在楔 形舵片低压面的空化现象导致舵片表面的压力被显 著改变,进而导致舵片的流体动力特性发生突变,最 终表现为楔形舵片失速.鉴于楔形舵片的流体动力 特性,在失速区(9°~12°舵角)的升力系数仅与 5°~ 6°相当,因此该类舵片的许用舵角不能超过 8°.

本文分别采用数值模拟与水洞试验的方法研究 了楔形舵片的失速特性,并且所得现象和结论的一 致性良好.两种研究方法相互参验,表明了研究结果 的可靠性和置信度,所提出的数值方法和试验方案 均适用于同类问题的研究.

4 结 论

 1)数值模拟和水洞试验得出的舵片流体动力 特性与低压面的空化特性一致,两种研究方法相互 参验,证明了本文建立的数值模型和提出的试验方 案具有正确性和合理性.

2)在低速通气工况下,楔形舵片的阻力系数在 0°~5°舵角范围内基本维持不变,舵角超过5°以后阻 力系数将随舵角的增大而略微增加;舵片的升力系数 在0°~8°舵角范围内具有良好的线性,舵角超过8°以 后楔形舵片的的升力系数下降舵角至5°水平,发生失 速现象;在9°~12°舵角范围内,舵片升力系数随舵角 的增大而缓慢增加,此时舵效远小于失速前.

3) 在舵角超过 8°以后,楔形舵片低压面发生空 化,致使该区域压力不能够进一步降低;低压面的空 化是导致楔形舵片失速的根本原因;考虑楔形超空 化舵片的失速特性,24°楔形舵片在低速通气工况下 的许用舵角不得超过 8°.

参考文献

- LUO Kai, LI Daijin, DANG Jianjun, et al. Motion control model of supercavitating vehicle considering time-delay effect of supercavitation [J]. Journal of Traffic and Transportation Engineering, 2010, 10(3): 41-45.
- [2] LI Daijin, LUO Kai, HUANG Chuang, et al. Dynamics model and control of high-speed supercavitating vehicles incorporated with timedelay[J]. International Journal of Nonlinear Sciences and Numerical Simulation, 2014, 15(3/4): 221-230. DOI: 10.1515/ijnsns-2013-0063.
- [3] NGUYEN V. Dynamics and control of non-smooth systems with applications to supercavitating vehicles [D]. Maryland: University of Maryland, College Park, 2011.
- [4] HASSOUNEH M A, NGUYEN V, BALACHANDRAN B, et al. Stability analysis and control ofsupercavitating vehicles with advection delay [J]. Journal of Computational and Nonlinear Dynamics, 2013, 8(2): 21003. DOI: 10.1115/1.4006835.
- [5] 刘海军,邹振祝. 楔型角对尾舵的流体动力特性研究[J]. 哈尔

滨商业大学学报(自然科学版),2009,25(1):92-95.

LIU Haijun, ZOU Zhenzhu. Study of angles of wedge effect on hydrodynamic characteristics of rear fin [J]. Journal of Harbin University of Commerce(Natural Sciences Edition), 2009, 25(1): 92–95.

- [6]杨洪澜,张嘉钟,赵存宝,等. 楔体外部超空泡形状预测[J]. 哈尔滨理工大学学报, 2006, 11(4): 106-110. DOI: 10.3969/j. issn.1007-2683.2006.04.030.
 YANG Honglan, ZHANG Jiazhong, ZHAO Cunbao, et al. Prediction of wedge's supercavity shape [J]. Journal of Harbin University of Science and Technology, 2006, 11(4): 106-110. DOI: 10.3969/j.issn.1007-2683.2006.04.030.
- [7] 胡影影,朱克勤,席葆树. 翼型空化绕流数值研究[J]. 力学季 刊, 2003, 24(4): 572-576. DOI: 10.3969/j.issn.0254-0053. 2003.04.022.
 HU Yingying, ZHU Keqin, XI Baoshu. Numerical study of cavity flow around a hydrofoil[J]. Chinese Quarterly of Mechanics, 2003, 24(4): 572-576. DOI:10.3969/j.issn.0254-0053.2003.04.022.
- [8] NGUYEN V, HASSOUNEH M A, BALACHANDRA B, et al. Nonsteadyplaning and advection delay effects on the dynamics and control of supercavitating vehicles [C]// Amer Soc Mechanical Engineers. Denver; [s.n.], 2011; 775-781.
- [9] WANG Zou, YU Kaiping, ROGER A. Modeling and simulations of supercavitating vehicle with planing force in the longitudinal plane
 [J]. Applied Mathematical Modelling, 2015, 39 (19): 6008 -6020.
- [10]王京华,魏英杰,于开平,等. 基于空泡记忆效应的水下超空泡 航行体建模与控制[J]. 振动与冲击, 2010, 29(8): 160-163.
 DOI: 10.3969/j.issn.1000-3835.2010.08.036.
 WANG Jinghua, WEI Yingjie, YU Kaiping, et al. Modeling and control of underwater supercavitating vehicle based on memory effect of cavity[J]. Journal of Vibration and Shock, 2010, 29(8): 160-163. DOI: 10.3969/j.issn.1000-3835.2010.08.036.
- [11] ZHENG Zhiying, LI Fengchen, LI Qian, et al. Numerical study on the characteristics of natural supercavitation by planar symmetric wedge-shaped cavitators for rotational supercavitating evaporator
 [J]. Science China Technological Sciences, 2015, 58 (6): 1072-1083.
- [12] DZIELSKI J, KURDILA A. A benchmark control problem for supercavitating vehicles and an initial investigation of solutions[J]. Journal of Vibration and control, 2003, 9(7): 791-804. DOI: 10.1177/1077546303009007004.
- [13] YU Kaiping, ZHANG Guang, ZHOU Jingjun, et al. Numerical study of the pitching motions of supercavitating vehicles [J]. Journal of Hydrodynamics, Ser. B, 2012, 24(6): 951-958. DOI: 10. 1016/S1001-6058(11)60323-5.
- [14]黄闯,罗凯,党建军,等.流域径向尺度对自然超空泡的影响规律[J].西北工业大学学报,2015,33(6):936-941.DOI:10.3969/j.issn.1000-2758.2015.06.011
 HUANG Chuang, LUO Kai, DANG Jianjun, et al. Influence of flow field's radial dimension on natural supercavity [J]. Journal of Northwestern Polytechnical University, 2015, 33(6):936-941.DOI:10.3969/j.issn.1000-2758.2015.06.011
- [15] GOEL A. Robust control of supercavitating vehicles in the presence of dynamic and uncertain cavity[D]. Gainesville, FL: University of Florida, 2005.