水下航行体齐射出筒"水锤"特性分析

魏英杰¹,武雨嫣¹,王 聪¹,宋武超²,卢佳兴¹

(1. 哈尔滨工业大学航天学院,哈尔滨 150001; 2. 湖北航天技术研究院总体设计所,武汉 430040)

摘 要:水下航行体齐射出筒过程后,由于外部流体冲击发射筒底部产生"水锤"现象,对发射平台结构具有较强的破坏作用。基于雷诺时均 Navier-Stokes 方程,采用 SST k-ω 湍流模型和 VOF 多相流模型,结合重叠网格技术,在考虑航行体六自由度运动的情况下建立了适用于计算水下航行体齐射的数值计算方法,分析了齐射状态下"水锤"效应对首次发射筒的作用规律,并研究发射顺序对"水锤"效应的影响。结果表明:航行体出筒后筒内压力出现周期性振荡;次发筒口气团膨胀导致首发筒内压力升高;首发航行体在次发筒口形成压力峰值,并引起次发筒口压力振荡;逆序发射工况下次发筒口气团偏移至首发筒引起首发筒内压力升高。
关键词:水下航行体;齐射;"水锤"效应;发射顺序;数值模拟
中图分类号:TV131.2+2

Characteristic Analysis of "Water Hammer" Volleying of Underwater Launched Sailing Body

WEI Yingjie1, WU Yuyan1, WANG Cong1, SONG Wuchao2, LU Jiaxing1

School of Astronautics, Harbin Institute of Technology, Harbin 150001, China;
System Design Institute of Hubei Aerospace Technology Academy, Wuhan 430040, China)

Abstract: After the volleying of underwater launched sailing body, the "water hammer" phenomenon is generated due to the impact of external fluid on the bottom of the launcher, which has a strong destructive effect on the launch platform structure. Based on Reynolds-averaged Navier-Stokes equation, a numerical calculation method for calculating the volumetric effect of underwater launched sailing body is established under the condition of considering the six-degree-of-freedom motion of the vehicle by SST k- ω turbulence model and VOF multiphase flow model and combined with overlapping grid technology. The action law of "water hammer" effect on the first and second launchers under the volleying state is analyzed, and the influence of launching sequence is studied. The results show that the pressure in the cylinder oscillates periodically after the volleying of underwater launched sailing body. The expansion of the breath mass of the secondary cylinder leads to the increase of the pressure in the primary cylinder. The first vehicle forms a pressure peak at the secondary outlet and causes pressure oscillation at the secondary outlet. Under the condition of reverse emission, the pressure in the primary cylinder increases due to the shift of the air mass of the secondary cylinder to the starting cylinder .

Key words: Underwater launched sailing body; Volley; "Water hammer" effect; Launching sequence; Numerical simulation

收稿日期: 2020-03-02; 修订日期: 2020-04-08

基金项目:国家自然科学基金项目(11972138,11672094)

作者简介:魏英杰(1975-),男,教授,博士生导师,主要研究方向为水动力学、多相流体动力学。 E-mail.yingjiewei@hit.edu.cn

0 引言

水下航行体是基于水下发射平台,采用高压 气体弹射出筒,用以精确打击目标的航行器;齐 射技术作为饱和攻击方式,是指多发航行体以一 定发射空间间距在极短时间间隔内连续发射。水 下航行体以齐射方式出筒可大幅提高攻击力,已 作为现代水下发射常见的一种发射方式。

水下航行体齐射出筒后,筒内高压气体迅速 溢出,排开筒口流体并导致筒内压力降低。当筒 内压力降低至当地平衡状态时,外部流体便会在 压力差的作用下大量涌入发射筒,对发射筒底部 产生冲击,此现象称为"水锤"现象。据已有研 究表明,"水锤"现象会对发射平台的发射筒强度 产生重要的影响,同时引起发射筒的振动,甚至 影响发射平台的升沉。因此,深入开展水下航行 体出筒过程"水锤"特性分析,具有重要意义。

目前已有的对于航行体水下发射过程的研究, 多针对于航行体受力及弹道特性。Dyment等^[1]采 用实验手段研究了航行体冷弹射出筒过程,并利 用 VOF 多相流模型对该过程中尾空泡的形成与发 展进行了数值模拟。Li等^[2]采用 Mixture 多相流 模型对水下航行体发射进行了数值模拟。Weiland 等^[3-4]研究得出发射深度、来流速度等发射参数对 水下航行体出筒过程中受到的载荷影响规律。张 红军等^[5]采取 Mixture 多相流理论和动网格方法, 对水平方向的来流影响下的航行体出筒运动过程 进行了三维仿真计算。卢佳兴等^[6]基于高速摄像 技术对小型回转体齐射出水过程开展实验研究, 通过对比单发、双发回转体的弹道特性,分析齐 射出水过程中回转体间的相互干扰。

国内对于水下航行体出筒后海水倒灌入筒产 生的"水锤"效应分析较少。2000年,倪火才^[7] 率先对水下航行体水下垂直发射时的"水锤"压 力进行了试验研究,得到了发射筒底部"水锤" 压力实验曲线。傅德彬等^[8]对航行体发射的海水 倒灌过程进行了数值模拟,并对影响涌入海水冲 击压强的因素进行分析,发现发射筒底部附近的 局部挡流板可有效降低涌入海水的冲击效应。周 笑飞等^[9]采用 Fluent 软件对筒内注水过程进行了 三维仿真,得到了"水锤"周期内筒底压力与注 水量的变化情况,并通过分析得到发射筒注水的 规律,探究了"水锤"产生的机理。李强^[10]基于 单发航行体的发射实验,分析了发射平台表面和 速度对筒口气团发展形态以及"水锤"效应的影 响。李智生等^[11]采用 CFD 方法对海水涌入发射筒 后的流场特性和载荷特性进行了数值模拟计算, 建立了"水锤"压力峰值估算模型,得到了不同 工况下"水锤"效应的变化规律。

综上所述,现有的研究多集中于航行体出筒 后的筒口流场特性分析,对于"水锤"现象的研 究较少。且已有的研究均基于单发航行体出筒过 程,对于齐射出筒过程的"水锤"特性研究尚无 人开展。而实际水下发射过程中,为提高打击精 度,往往采用多发航行体齐射技术,此时受航行 体之间耦合运动的影响,流动特性变得更为复杂。 本文基于 SST 湍流模型和 VOF 多相流模型,引人 重叠网格技术,建立适用于水下航行体齐射出筒 的数值计算方法。在此基础上分析齐射状态下 "水锤"效应对首、次发射筒的影响机理,研究不 同发射顺序下水锤效应的变化情况。

1 数学模型

1.1 控制方程

数值计算以 Navier-Stokes 方程为基础,通过 求解质量守恒方程和动量方程,获得多相流场结 构与流体动力。

混合介质质量守恒方程如下

$$\frac{\partial \rho_m}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u_i)}{\partial x_i} = 0 \tag{1}$$

式中, t 代表时间, x_i 代表笛卡尔坐标分量, u_i 为 笛卡尔坐标系下的速度分量, 其中 i = 1, 2, 3, 分别对应了笛卡尔坐标系的3个坐标分量, ρ_m 为混 合介质密度。

动量守恒方程如下

$$\frac{\partial(\rho_m u_i)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho_m u_i u_j)}{\partial x_j} = -\frac{\partial p}{\partial x_i} + \frac{\partial \tau_{ij}}{\partial x_j} + S \quad (2)$$

式中,黏性剪切应力 τ_{ij} 表达式为

$$\tau_{ij} = \mu_m \left[\left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) - \frac{2}{3} \delta_{ij} \frac{\partial u_k}{\partial x_k} \right] \qquad (3)$$

式中, μ_m 为混合物动力黏度,p 为压强,S 为源 项, δ_{ij} 为 Kronecker 符号(当i = j时, $\delta_{ij} = 1$;当 $i \neq j$ 时, $\delta_{ij} = 0$)。

1.2 湍流模型

采用雷诺时均法(RANS)对于湍流流场进行 求解,其表达式如下

$$\frac{\partial \rho_{m} u_{i}}{\partial t} + \frac{\partial (\rho_{m} u_{i} u_{j})}{\partial x_{j}} = -\frac{\partial p}{\partial x_{i}} + \frac{\partial}{\partial x_{j}} (\tau_{ij} - \rho_{m} \overline{u_{i}' u_{j}'}) + \rho_{m} g_{i} \quad (4)$$

将上式中的一ρ_m u_i 'u_j' 定义为雷诺应力项。通 过 Boussinesq 涡黏模型可得到雷诺应力与平均速 度梯度的关系

$$-\rho_{m} u_{i}' u_{j}' = \mu_{t} \left(\frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} + \frac{\partial u_{j}}{\partial x_{i}} \right) - \frac{2}{3} \left(\rho_{m} k + \mu_{t} \frac{\partial u_{i}}{\partial x_{i}} \right) \delta_{ij} \quad (5)$$

式中, k 代表湍动能, µ, 代表湍动黏度。

本文采用 SST *k* - ω 模型是一个与壁面函数相结合使用的低雷诺数湍流模型,其湍动黏度由湍动能 *k* 和比耗散率ω表示如下

$$\mu_t = \rho_{\rm m} \, \frac{k}{\omega} \gamma \tag{6}$$

式中, $\omega = \varepsilon/(C_{\mu}k)$; $\gamma = \min\left[a^*, \frac{a_1\omega}{SF}\right]$; $a^* = a_{\infty}^*\left(\frac{a_0^*R_k + Re_t}{R_k + Re_t}\right)$ 为低雷诺数修正系数, $Re_t = \rho_m k/(\mu\omega)$, $R_k = 6$, $a_0^* = 0.024$, $a_1 = 0.31$ 为经验系数。

湍动能输运方程和比耗散率输运方程

$$\frac{\partial(\rho_{m}k)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho_{m}ku_{i})}{\partial x_{i}} = \frac{\partial}{\partial x_{j}} \left(\left(\mu + \frac{\mu_{i}}{\sigma_{k}} \right) \frac{\partial k}{\partial x_{j}} \right) + G_{k} - Y_{k} + S_{k}$$
(7)

 $\begin{aligned} \frac{\partial(\rho_{m}\omega)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho_{m}\omega u_{j})}{\partial x_{j}} &= \\ \frac{\partial}{\partial x_{j}} \left(\left(\mu + \frac{\mu_{i}}{\sigma_{\omega}} \right) \frac{\partial\omega}{\partial x_{j}} \right) + G_{\omega} - Y_{\omega} + S_{\omega} + D_{\omega} \quad (8) \\ \vec{x} \oplus, G_{k} \quad \beta \ \vec{a} \ \vec{o} \ \vec{k} \pm \vec{u} \ \vec{y}, \ G_{k} &= \min(G_{k}, \\ 10\rho_{m}\beta^{*}k\omega); \ Y_{k} \quad \beta \ \vec{a} \ \vec{o} \ \vec{k} \ \vec{k} \ \vec{u}, \ Y_{k} &= \rho_{m} \\ \sqrt{k^{3}}/l_{SST}; \ l_{SST} \ \beta \ \vec{a} \ \vec{n} \ \mathcal{R} \ \vec{p}, \ l_{SST} = \sqrt{k}/(\beta^{*}\omega); \\ G_{\omega} \ \beta \ \vec{k} \ \vec{k} \ \vec{v}_{t}; \ Y_{\omega} \ \beta \ \vec{k} \ \vec{k} \end{aligned}$

率耗散项, $Y_{\omega} = \rho_m \beta \omega^2$; σ_k 、 σ_{ε} 分别为 k 和 ε 的湍 流普朗特常数, $D_{\omega} = \frac{2}{\sigma_{\omega,2}} (1 - F_1) \frac{\rho_m}{\omega} \frac{\partial k}{\partial x_j} \frac{\partial \omega}{\partial x_j}$ 为交 叉扩散项, F_1 为调和函数, $\sigma_{\omega,2} = 1.168$ 。

1.3 VOF 多相流模型

VOF 模型是一种在固定 Euler 网格下的表面 跟踪方法,适用于需要得到一种或多种互不相融 的流体介质间交界面的情况。在 VOF 模型中,不 同的流体组分共用一套动量方程,计算时在全流 场的每一个计算单元内,均记录下各流体组分所 占有的体积率。

在本文所求解的气液两相流动问题中,液相为 主相,其体积分数为 α_l ,气相的体积分数为 $1-\alpha_l$ 。

如图 1 所示,当 $\alpha_i = 0$ 时,该网格单元被气相 充满,没有水相;当 $0 < \alpha_i < 1$ 时,该单元格同时 包含气相和水相,此时该单元格为两相交界面所 在单元格。当 $\alpha_i = 1$ 时,该单元格被液相充满,没 有气相。



图 1 VOF 模型原理示意图 Fig. 1 Schematic diagram of VOF model

1.4 重叠网格技术

重叠网格又称为嵌套网格,它将流域分解为 若干个子计算域,各子计算域计算网格在计算中 相互独立,但网格之间又存在重叠、嵌套和覆盖 关系。在重叠区域中,各子计算域网格通过流场 信息的插值与映射进行数据交换,从而建立起各 子计算域网格之间的耦合关系,为子计算域流场 计算提供边界条件。

为确保背景区域和重叠区域之间的连通性, 需要进行如下网格装配过程:

1) 挖洞,即用于确定活动单元、非活动单元
和受体单元;

 2)寻找供体单元,确保每一个受体单元均能 找到供体单元。

供体单元与受体单元上变幅值的通量满足如 下关系

$$\Phi_{\rm acceptor} = \sum \alpha_i \Phi_i \tag{9}$$

式中, Φ_{acceptor} 为受体单元通量, Φ_i 为供体单元通量, α 为插值加权因子。

2 计算模型及边界条件

水下航行体计算模型的直径为 D (D=1 m),

长细比 *L*/*D*=7, 其中 *L* 为航行体的长度,采用 抗空化椭球头型,航行体模型示意图如图 2 所示。





为节省计算资源,采用 1/2 计算域模型。计算 域划分示意图如图 3 和图 4 所示,其中背景流体计 算域整体尺度为 14D×11D×4D,发射筒长度为 10D,发射筒直径为 1D,即发射筒与航行体表面 紧密接触; 重叠计算域长度为 8.8D,直径为 1.4D。为模拟有发射平台速度工况下的水下齐 射,赋予背景域速度入口和压力出口边界条件, 发射筒底部赋予质量流量入口边界条件,通过用 户自定义场函数指定入口处压力随时间变化关系。

为捕捉发射筒内以及筒口处附近的复杂的流 场变化情况,对发射筒内以及筒口上方部分流域 的网格进行了局部加密处理,加密区网格尺寸为 50 mm。为减少网格数量,节省计算资源,在远场 边界设置较大的网格尺度。





3 数值计算方法验证

为验证数值计算方法的有效性,给出了筒底 发射压力为0.2 MPa时,单发航行体无发射平台速度



出筒工况下数值计算结果与试验结果的对比。

图 5 给出了筒口气团形态的数值计算与试验结 果对比,其中以航行体尾部完全出筒时刻作为初 始时刻,选取 4 个典型时刻的流场图。从图 5 中可 以看出,数值计算与试验得到的筒口气团形态相 似。航行体尾部完全出筒后,筒内气团溢出并近 似成为一个闭合于航行体尾部的圆柱形空泡,如



(a) t = 5 ms



(b) t = 35 ms



(c) t = 50 ms



图 5 筒口气团形态对比 Fig. 5 Comparison of the shape of the air mass at the mouth of the cylinder

t=35 ms 所示。当简内气体压力低于环境压力时, 在外界水压的影响下,发射平台壁面附近气团膨胀 速度逐渐减小直至反向收缩,直至发生截断,随后 形成了回射流,如*t*=50 ms,*t*=55 ms时所示。

图 6 给出了简底压力的数值计算与试验结果对 比。从图 6 中可以看出,数值计算结果与试验结果 具有相似的变化趋势。航行体尾部出简后,简内



Fig. 6 Pressure comparison of cylinder bottom

压力持续性振荡,振荡幅度逐渐减小,周期近似 为常数。t=50 ms时,简内达到第一个压力峰值, 即对应图5(c)中气团拉断瞬间。在整个过程中, 数值计算结果振荡幅度高于试验结果,这是由试 验过程无法及时关闭通气阀造成的。

综合来说,数值计算结果与试验结果均符合 良好,验证了该数值计算方法对计算航行体出筒 过程流场以及筒内压力特性的有效性。

4 典型工况计算结果及分析

本文选取顺序发射为典型工况,顺序发射是 指沿水平来流的方向,位于上游的航行体率先发 射出筒,下游航行体以固定时间间隔依次发射, 示意图如图7所示。发射平台速度为2.0 m/s,横 流方向为*x*轴正方向,最大筒底压力为0.7 MPa, 发射时间间隔为0.85 s。



Fig. 7 Schematic diagram of sequential launch

发射筒内压力监测点及压力监测线分布情况 如图 8 所示。在每个发射筒筒内设置 16 个压力监 测点记录筒内压力变化规律,在发射平台表面以 及首、次发射筒中心线设置压力监测线。其中标 记点为压力的数据提取点,分别位于首、次发射



points (lines)

筒口、筒中和筒底3个典型横截面中心线上。图8 中对坐标系进行了定义,坐标原点位于两发射筒 筒口连线的中点,典型工况下首发筒口中心点位 于*x*负半轴,次发筒口中心点位于*x*正半轴。

4.1 流场特性分析

图9给出了典型工况下首、次发航行体尾部完 全出简后的压力云图与空泡形态图。时间零点分 别为首、次发航行体尾部完全出简时刻。从图9中 可以看出,航行体发射出简后,两发射简内均出 现明显的压力振荡。首发航行体尾部完全出简后, 简内高压气体向简外作轴向扩张,形成简口气团, 简内压力降低(图9(a)Ⅱ)。当气团压力小于当 地的环境压力时,在周围流体的作用下转为径向 收缩,导致气团内部及简内压力增高(图9(a) Ⅲ)。随着外部流体不断侵入,气团被截断为两个 主空泡,一部分附着于航行体尾部形成尾空泡, 另一部分位于发射筒口。气团拉断处形成两个高 压区,分别沿轴向上下两个方向推移,产生回射 流,外部流体向下涌入发射筒,与筒内气体发生 强烈的相互作用,压缩筒内气体导致压力持续升 高(图9(a)Ⅳ),即为第一个振荡周期。

次发航行体完全出筒后,受首发航行体筒口 流场的影响,产生了更大的筒口气团,筒口气团 在膨胀过程中不断挤压筒口附近流体,使首发筒 内压力升高(图9(b)Ⅰ)。由图9(b)Ⅲ可知, 次发航行体出筒后0.30 s,筒口气团被截断形成附 体尾空泡,由于横向来流作用,下方气团冲击至 发射平台表面导致局部压力升高,与此同时少部 分流体涌入发射筒,压缩筒内气体,在发射筒内 产生相比于首发筒较小的压力幅值。



Fig. 9 Pressure contour and cavity morphology of flow field in sequential launching process

4.2 发射筒内压力波动分析

为分析"水锤"现象对发射筒不同位置高度 处压力变化的影响规律,图 10 给出了首、次发射 筒筒中和筒底的压力曲线对比,其中首、次发航 行体尾部完全出筒时刻为时间零点。 由图 10(a)可以看出,首发航行体尾部出筒 瞬间,筒内高压气体迅速向外溢出,气体的内能 转化为航行体和水的动能,高压气体的瞬间释放 具有较大的能量,使得发射筒内的压力产生剧烈 衰减。此后伴随筒口气团受压收缩直至截断,筒 口的水开始涌入发射筒,压缩筒内气体,使得筒 内压力升高到静压值。由于流体惯性作用,进一 步压缩筒内气体,发射筒内压力持续上升,进而 产生下一周期的压缩波。第一个振荡周期内,筒 底与筒中压力大小基本一致。

不同于第一个压力峰值 A, 在峰值 B 处筒底 与筒中压力值出现较大差异,位于发射筒底部的 Tubel Bot 监测点出现最大的压力值。结合图 9 (b) I,发现此时次发航行体出筒,次发筒口 气团膨胀挤压首发筒口附近流体,导致首发筒内 压力整体升高,筒中压力监测点 Tubel Mid 出现 第 2 个较小压力峰值 B';并且此时流体倒灌入筒, 在惯性力作用下向下加速冲击至发射筒底部,由 于次发航行体出筒影响与流体冲击的叠加作用, 发射筒底产生较大的压力峰值 B。对比两条曲线 可以发现,流体冲击作用对压力影响更大。

由图 10 (b) 可以看出,次发筒内第一个压力 峰值相对首发筒较小,结合图 9 (b)Ⅲ,发现气



图 10 发射筒不同位置处压力曲线对比



团拉断产生的回射流在横向来流作用下冲击至发 射平台表面,削弱了流体对发射筒的冲击作用。 次发航行体出筒后约1.06 s,倒灌入筒的流体冲击 筒底产生幅值较大、持续时间极短的压力峰值, 峰值出现时间较首发筒有所推迟。

为分析首发航行体出筒后首发筒处流场对于 次发筒口压力波动的影响,图 11 给出了首、次发 筒口压力变化曲线对比,两条曲线均以首发航行 体出筒时间为 *t* = 0 时刻。分析曲线发现,首发航 行体出筒后,筒内高压气体迅速向筒口溢出,筒 口处形成较大的压力峰值(图 11 中 *C* 点)。同时 在次发筒口形成幅值较小,时间略延后的压力峰 值(图 11 中 *C* 点),其数值约为首发筒口的 1/2。 随后由于流体灌入发射筒和航行体高速离开发射 筒,两发射筒口压力迅速下降。在经历了一个波 谷后,筒口压力在外部流体挤压作用下转而升高, 达到第 2 个峰值(图 11 中 *D* 点)。之后压力小幅 度波动,波动幅值逐渐减小。

当t=0.85 s时,次发航行体完全出筒,筒内 高压气体溢出,于次发航行体筒口产生第2个幅值 最大的压力峰值,约为300 kPa,同时在首发航行 体筒口造成第3个压力峰值(图11中E点),随 后其压力变化规律与之前类似,经历波谷后,筒 口压力达到较小的峰值(图11中F点)。图11中 t=0.1 s到t=0.85 s对应次发航行体出筒过程, 航行体完全运动至筒口监测点处,此时不存在压 力数据。



Fig. 11 Pressure curve of primary and secondary cylinder

对比发射筒不同位置高度处压力变化规律, 发现筒口压力振荡峰值高于筒内,低于筒底,且 振荡频率较高。这是由于发射筒口的压力振荡主 要由筒口气团的压缩波振荡导致的高频振动,而 筒内的压力振荡是压缩波的高频振动和水倒灌产 生的低频振动叠加形成的。对比首、次发射筒压 力变化规律,发现次发筒内压力振荡幅度小于首 发筒,而筒口压力振荡情况较首发筒剧烈。

为分析一个振荡周期内发射筒内压力分布情况,图 12 给出了不同时刻首、次发射筒中心线上的压力分布曲线对比,其中 y 指发射筒中心线上 纵坐标。分别取首、次发航行体完全出筒后第一 个波动周期,如图 10 (a)中 c 区域所示,每隔 0.05 s提取一组数据。







观察曲线可以看出,首发航行体尾部完全出 筒 0.05 s时,此时发射筒底部边界由压力入口变 为壁面边界条件,即发射筒底切断高压气体供应, 原有筒内高压气体仍具有向上的动能导致发射筒 底部压力被抽取而降低。出筒后 0.1 s, 筒内气体 溢出,导致压力降低,此时最低压力出现在筒口 下方 1 m 的位置。出筒后 0.15 s 时,对应压力云 图 9 (a) Ⅱ,此时筒内压力进一步降低,最低压 力出现在筒口下方 6 m 的位置,显示出筒内气体 周期性振荡的过程。出筒后 0.2~0.35 s,筒内压 力逐渐上升,对应图 10 (a) *c* 区域的后半段,此 时流体开始倒灌入筒,并压缩筒内空气,使得压 力升高。次发与首发筒内压力具有相似的规律。

首发航行体出简后 0.3 s 时,简口处压力出现 较大范围的波动,其差值约为 100 kPa,对应时刻的 压力和速度如图 13 所示。由图 13 可以看出,此时 外部流体开始灌入发射筒并与筒内气体发生剧烈的 相互作用,于筒口处产生较大速度,进而引起压力 的降低。



4.3 发射平台表面压力波动分析

为分析筒口气团对平台表面的冲击作用,在 发射平台表面设置压力监测线,监测线分布如图 8 所示。图 14 和图 15 给出了首发和次发航行体出筒 后 0.35 s时间内发射平台表面的压力分布情况。 从图中可以看出,首发航行体出筒后在筒口形成 高压区,随后压缩波振荡,引起筒口压力振荡。 且由于顺序发射水平来流的作用,首发航行体出 筒后,其筒口气团在次发筒口形成更加剧烈的振 荡,而次发航行体出筒对首发筒口压力影响较小。 次发航行体出筒 0.30 s时,筒口下游出现较大的 压力峰值,结合图 9 (b) III可以发现,此时尾空 泡被拉断形成附体尾空泡,产生的回射流在来流 作用下撞击下游平台表面,产生压力峰值。



图 14 首发航行体出筒 0.35 s 内发射平台表面压力分布曲线 Fig. 14 Pressure distribution curve of the launch platform surface within 0.35 s after the primary sailing body launching



图 15 次发航行体出筒 0.35 s 内发射平台表面压力分布曲线 Fig. 15 Pressure distribution curve of the launch platform surface within 0.35 s after the secondary sailing body launching

5 发射时序对"水锤"特性影响分析

水下航行体共架垂直并联发射过程中,发射顺序对于发射特性具有较大影响,主要表现在首 发航行体发射出筒后,其尾空泡及筒口高压气体 受相对发射平台的水平来流作用而发生运动,进而对 次发筒口流场产生影响,同时次发航行体尾流场 对首发筒的作用也会出现不同。本节研究了不同 发射顺序时的"水锤"效应,主要分析顺序和逆 序发射情况下首、次发筒的压力时间和空间分布 情况。其中逆序发射是指沿水平来流的方向,位 于下游的航行体率先发射出筒,其上游航行体以 固定时间间隔依次发射。图 16 给出了逆序发射示 意图。



Fig. 16 Schematic diagram of reverse order launch

5.1 流场特性分析

图 17 给出了逆序发射工况下首、次发航行体 尾部完全出筒后的压力云图与空泡形态图。时间 零点分别为首、次发航行体尾部完全出筒时刻。 由图 17 可以发现,与顺序发射时不同,逆序发射 次发航行体出筒后,其尾部气团在水平来流的作 用下向上卷起的同时朝首发筒口偏移。次发航行 体出筒 0.45 s时(图 17 (b)V),外部流体开始 涌入次发筒,并在筒口下游位置造成局部高压。 相比于顺序发射,流体涌入次发筒的时间较为延 后。次发航行体出筒 0.65 s时(图 17 (b) \U), 于首发筒产生第三个幅值较大的压力峰值。







图 17 逆序发射过程流场压力云图与空泡形态图

Fig. 17 Pressure nephogram and cavity morphology of flow field in reverse order launching process

5.2 发射筒内压力波动分析

图 18 给出了逆序发射工况下首、次发筒内压 力变化曲线,并与顺序发射工况对比。由图 18 (a)可以发现,在 *t* = 1.2 s内,不同发射顺序下 首发筒内压力具有相似的变化趋势和振荡峰值。 此后,顺序发射首发筒内压力振荡发生较大程度 的衰减,而逆序发射筒内产生第 3 个周期的压力振 荡。结合图 19 速度矢量图可以发现,由于横向来 流的作用,次发筒口气团偏移至首发筒,造成第 3 个周期的压力振荡。

由图 18(b)可以发现,两种发射顺序下次发 筒内第一个压力峰值出现的时间相近、大小相似。 随后逆序发射工况次发筒内压力逐渐降低,*t* = 0.6 s时压力降低至谷值,而顺序发射次发筒内压 力并未出现明显的谷值,这是由于次发筒口高压 区的影响(图 9(b) Ⅲ),导致次发筒内的压力振 荡受到抑制。











图 19 次发航行体出筒 0.55 s速度矢量图

Fig. 19 Velocity vector diagram of the secondary sailing body after launching 0. 55 s

6 结论

本文基于重叠网格技术,针对水下航行体

齐射出筒过程的"水锤"特性开展数值模拟研究, 分析了齐射状态下"水锤"效应对首、次发射筒 内压力振荡的影响规律,并研究不同发射顺序下 水锤效应的变化情况,得到以下结论:

 1) 航行体尾部完全出筒后,筒内高压气体向 筒外扩张,形成筒口气团,筒内压力降低。气团 在外部流体挤压作用下体积收缩,压力增高。气 团拉断瞬间产生回射流,导致外部流体开始涌入 发射筒,与筒内气体发生强烈的相互作用,压缩 筒内气体导致压力持续升高,即为首个振荡周期。 此后在惯性作用下往复振荡。

2)次发航行体出筒对首发筒内压力的影响在 于:次发航行体出筒后,其筒口气团膨胀挤压首 发筒口附近流体,导致首发筒内压力升高产生第2 个压力峰值;首发航行体对次发筒的影响主要集 中于筒口,首发航行体出筒后,在次发筒口形成 压力峰值,并引起次发筒口压力振荡。

3)发射顺序对"水锤"特性的影响在于,逆 序发射工况下次发筒口气团由于水平来流作用偏 移至首发筒,使首发筒内产生第3个周期的压力 振荡。

参考文献

[1] Dyment A, Flodrops J P, Paquet J B, et al. Gaseouscavity at the base of an underwater projectile [J]. Aerospace Science and Technology, 1998, 2(8):489-504.

- [2] Li D, Sankaran V, Lindau J, et al. A unified computational formulation for multi-component and multiphase flows [R]. AIAA 2005-1391,2005.
- [3] Weiland C J, Vlachos P P, Yagla J J. Concept analysis and laboratory observations on a water piercingmissile launcher [J]. Ocean Engineering, 2010, 37 (11-12):959-965.
- [4] Weiland C J, Vlachos P, Yagla J, et al. Anovel launcher for submarine self-defense [C]. 4th Biennial National Forum on Weapon System Effectiveness, Austin, AIAA, 2005.
- [5] 张红军,陆宏志,裴胤,等.潜射导弹出筒过程的三维 非定常数值模拟研究[J].水动力学研究与进展, 2010,25(3):406-415.
- [6] 卢佳兴,王聪,魏英杰,等.回转体齐射出水过程空泡 演化规律与弹道特性实验研究[J].兵工学报,2019, 40(6):1226-1234.
- [7] 倪火才.潜载导弹水下垂直发射时的"水锤"压力研究 [J].舰船科学技术,2000(5):46-49.
- [8] 傅德彬,于殿君,张志勇.潜射导弹离筒后海水倒灌效 应数值分析[J].固体火箭技术,2012,35(2):157-160.
- [9] 周笑飞,姜毅,牛钰森,等.水下发射发射筒注水情况 仿真分析[J].现代防御技术,2014,42(1):123-126.
- [10] 李强.水下航行体连续垂直发射出筒过程多相流动特 性研究[D].哈尔滨:哈尔滨工业大学,2018.
- [11] 李智生,刘可,阎肖鹏.水下航行体垂直出筒时水锤压 力分析与研究[J].数字海洋与水下攻防,2019,2(2): 39-43.

引用格式:魏英杰,武雨嫣,王聪,等.水下航行体齐射出筒"水锤"特性分析[J].宇航总体技术,2020,4(5):22-32.

Citation: Wei Y J, Wu Y Y, Wang C, et al. Characteristic analysis of "water hammer" volleying of underwater launched sailing body [J]. Astronautical Systems Engineering Technology, 2020, 4(5): 22-32.