ماهنامه علمى پژوهشى

مهندسی مکانیک مدرس

mme.modares.ac.ir

بررسی عددی و تجربی اثر زاویه سطوح کنترلی بر نیروی پسای یک ربات هوشمند زیرآبی

احسان جوانمرد¹، شهريار منصورزاده^{2*}، احمدرضا ييشهور³

1- كارشناس ارشد، مهندسی مكانیک، دانشگاه صنعتی اصفهان، اصفهان

2- استادیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی اصفهان، اصفهان

3- استاد، مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی اصفهان، اصفهان

* اصفهان، صندوق پستی shahriar@cc.iut.ac.ir ،8415683111

چکیدہ	اطلاعات مقاله
مدف پژوهش حاضر بررسی اثر تغییر زاویه سطوح کنترلی افقی (سطوح کنترلی استرن) بر میزان نیروی درگ وارد بر ربات هوشمند زیرآبی پژوهشکده علوم و فناوری زیر دریا به روش تجربی و شبیهسازی عددی و استخراج ضریب هیدرودینامیکی مربوط به آن است. در بخش تجربی پژوهش، مدل یک به یک این ربات درون حوضچه کشش دانشگاه صنعتی اصفهان تحت کشش با زوایای حمله مختلف برای سطوح کنترلی افقی قرار می گیرد. در این آزمونها، سرعت کشش ربات در محدوده سرعت 1 تا 3 متر بر ثانیه و اتصال مدل به ارابه کشش مخسط سلوح کنترلی با مقطع هیدروفویل انجام شده است. در ادامه، نیرو و ضریب درگ وارد بر یک سطح کنترلی این ربات در سرعتهای کشش مختلف برای با مقطع هیدروفویل انجام شده است. در ادامه، نیرو و ضریب درگ وارد بر یک سطح کنترلی این ربات در سرعتهای کشش مختلف و نیز زوایای مختلف استرن به روش تجربی استخراج شدهاند. در بخش عددی پژوهش، آزمونهای تجربی صورت گرفته در بخش آزمایشگاهی توسط کد تجاری سی اف ایکس در سرعت 1/5 متر برثانیه شبیهسازی و نتایج حاصل از آن با نتایج تجربی مقایسه شدهاند. در این مقاله نشان داده شده است که تغییرات نیروی پسا و ضریب نیروی پسای ربات نسبت به زاویه استرن به صورت یک منحی درجه دوم قالم تخمین است و ضریب میدرودینامیکی مرتبط با آن، به دو روش تجربی و عددی استخراج شده است. تطابق خوب نتایج حاصل از دو روش نشان داد که میتوان روش های عددی را در محدوده سرعتهای مورد بررسی جایگزین روش های پر هزینه تجربی کرد. نتایج حاصل از داد که در سرعت گرا متر روش های عددی را در محدوده سرعتهای مورد بررسی جایگزین روش های پر هزینه تجربی کرد. نتایج حاصل ناز داد که در سرعت گرا متر برثانیه با افزایش زاویه سطوح کنترلی به 45 درجه ضریب درگ 174 درصد افزایش می یابد.	مقاله پژوهشی کامل دریافت: 26 مرداد 1393 پذیرش: 06 مهر 1393 ارائه در سایت: 24 آبان 1393 ربات هوشمند زیرآبی سطوح کنترلی دینامیک سیالات تجربی دینامیک سیالات محاسباتی حوضچه کشش

A Numerical and Experimental Investigation of Effect of Control Surface Angle on an Autonomous Underwater Vehicle Drag

Ehsan Javanmard¹, Shahriar Mansoorzadeh^{2*}, Ahmad Reza Pishevar³

1- Subsea Science & Technology Center, Isfahan University of Technology, Isfahan, Iran.

2- Subsea Science & Technology Center, Isfahan University of Technology, Isfahan, Iran.

3- Department of Mechanical Engineering, Isfahan University of Technology, Isfahan, Iran.

* P.O.B. 8415683111 Isfahan, Iran, shahriar@cc.iut.ac.ir.

ARTICLE INFORMATION Original Research Paper Received 17 August 2014

Available Online 15 November 2014

Autonomous Underwater Vehicle

Computational Fluids Dynamic

Experimental Fluids Dynamic

Accepted 28 September 2014

Keywords:

Control Surfaces

Towing Tank

ABSTRACT

In this paper the effect of horizontal control surfaces (stern fins) angle on the drag force of the Subsea R&D Autonomous Underwater Vehicle (AUV) is investigated using both experimental fluids dynamic and numerical fluids dynamic methods. The experiments were conducted in the Subsea R&D towing tank using a 1:1 scale model of the AUV at various stern angles, and in a speed range of 1 to 3 m/s. A pair of NACA shaped struts was used to connect the AUV to the carriage dynamometer. The stern drag force was experimentally calculated at various stern angles and towing speeds. The results obtained by experimental method were compared with those obtained numerically by commercial computational fluid dynamics CFX code. Both experimental and numerical results showed that as the stern angle increases, the total AUV drag force increases, and the drag force coefficient can be estimated by a second order polynomial. The results showed that, at a speed of 1.5m/s, as the stern angle increases to 45 degrees, the drag coefficient increases up to 174 percent It was also observed that at a specific stern angle, the drag force due to stern fin increases with the AUV speed. Variation of axial force as a function of stern angle was determined by using both experimental and numerical methods. The results obtained by both methods showed that the expensive experiments conducted in towing tanks can be replaced by numerical simulations.

1- مقدمه

از جمله شناورهای بدون سرنشین، ربات هوشمند زیر آبی³ میباشد که بهصورت یک وسیله مستقل و هوشمند عمل می کند. این رباتها قادر به پیمودن یک مسیر از پیش تعیین شده بوده و در صورت مواجه با شرایط مختلف از جمله موانع، قدرت تصمیم گیری دارند. بطور کلی میتوان کاربرد این

شناورهای زیر سطحی با توجه به قابلیتها و روش استفاده از آنها تقسیم بندی می،شوند. یکی از راههای دسته بندی آنها قراردادن آنها در یکی از دو گروه عمده سیستمهای باسرنشین¹ و بدون سرنشین² می باشد.

3- Autonomous Underwater Vehicle

1- Manned 2- Unmanned

Please cite this article using: E Javanmard, Sh. Mansoorzaden, A.R. Pishevar, A Numerical and Experimental Investigation of Effect of Control Surface Angle on an Autonomous Underwater Vehicle Drag, Modares Mechanical Engineering, Vol. 14, No. 16, pp. 358-366, 2015 (In Persian)



برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

احسان جوانمر د و همکار ان

رباتها را در سه بخش فراساحلی، نظامی و تحقیقاتی دسته بندی نمود. این رباتها امروزه در حوزههای مختلفی از قبیل بازرسی، اکتشاف، تعمیر و نگهداری، عملیات نجات، نظامی، محیط زیست و بیولوژیک کاربرد دارند [4-1]. در شکل 1 تصویری از ربات هوشمند زیرآبی ساخته شده در پژوهشکده علوم و فناوری زیردریا دانشگاه صنعتی اصفهان نشان داده شده است. در جدول 1 نیز مشخصات فنی این ربات ارائه شده است. در مسیر طراحی شناورهای زیر سطحی لازم است که مقادیر نیروها و گشتاورهای وارد شده از سوی سیال بر شناور مشخص باشد. تعیین این نیروها امکان برآورد قدرت پیشران مورد نیاز و نیز بررسی پایداری و قابلیت کنترل و مانور پذیری شناور را میسر می سازد. دینامیک حرکت شناورهای زیر سطحی توسط مدلهای ریاضی دقیق مورد شامل تمامی نیروها و گشتاورهای هیدرودینامیکی است که در شرایط واقعی به شناور وارد می شود. در مباحث هیدرودینامیکی است که در شرایط واقعی به شناور وارد می شود. در مباحث هیدرودینامیکی این نیروها به صورت ضرائب

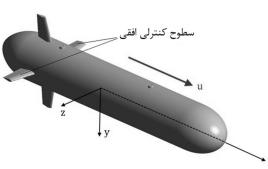
2- ضرائب هيدروديناميكي

از آنجائی که نیروها و گشتاورهای وارد بر یک شناور زیرسطحی تابعی از سرعت بدنه، نوع حرکت و مانور وسیله و نیز شکل هندسی بدنه هستند، سرعت بدنه، نوع حرکت و مانور وسیله و نیز شکل هندسی بدنه هستند، هیدرودینامیکی این نیروها به صورت ضرائب هیدرودینامیکی بیان می شوند و تعیین این ضرائب یکی از اولین و مهمترین کارهای طراحان است. اما منظور از ضرائب هیدرودینامیکی چیست؟ تعریف یک ضریب هیدرودینامیکی با استفاده از مفهوم مشتقات هیدرودینامیکی انجام می شود. برای روشن شدن موضوع فرض می شود که یک ربات هوشمند زیر آبی مطابق با شکل 2 با سرعت ثابت u در حال حرکت مستقیم باشد.

جدول 1 مشخصات فنی ربات هوشمند زیرآبی				
توضيحات	مشخصه			
اژدر مانند	شكل			
1/45	طول(m)			
0/23	قطر(m)			
45	وزن(kg)			
20	بیشینه عمق عملیات(m)			
2/5	بیشینه زمان عملیات(hr)			
NACA0015	سطوح كنترلى			
1/5	بیشینه سرعت افقی(m.s ^{.1})			



شکل 1 ربات هوشمند زیرآبی دانشگاه صنعتی اصفهان



شکل 2 ربات درحال انجام یک حرکت مستقیم

بنابراین طبق رابطه تجربی (1) یک نیروی پسا بهصورت محوری به آن وارد میشود که با نماد X نشان داده میشود[5].

عرضی آن است. ضریب هیدرودینامیکی تشریح کننده این نیرو که با استفاده از مفهوم مشتقات هیدرودینامیکی به صورت X_{ulu} نشان داده میشود، بهصورتی که در رابطه (2) ارائه شده است، قابل تعریف میباشد.

$$X_{u|u|} = \frac{\partial}{\partial |u|} \frac{\partial X}{\partial u} = -\left(\frac{1}{2}\rho c_{d}\mathbf{A}\right)$$
(2)

بنابراین میتوان رابطه (1) را بهصورت $X = X_{u|u|}u|u|$ ک نمایش داد. ضریب هیدرودینامیکی $X_{u|u|}$ درواقع شناسه نیروی محوری وارد بر ربات در طی این حرکت خواهد بود که با دراختیار داشتن آن میتوان نیروی محوری وارد بر ربات را در هر سرعت دلخواه محاسبه کرد. با تعمیم این مثال به یک ربات با شش درجه آزادی حرکت، میتوان نیروها و گشتاورهای وارد شده در جهتهای مختلف را با استفاده ازمفهوم مشتقات هیدرودینامیکی و بهصورت ضرائب هیدرودینامیکی بیان کرد[6].

3- روش های استخراج ضرائب هیدرودینامیکی و پژوهش های انجام شده در این زمینه

روشهای برآورد ضرائب هیدرودینامیکی شامل انجام تستهای آزمایشگاهی درون حوضچه کشش¹، استفاده از دینامیک سیالات محاسباتی جهت تحلیل جریان پیرامون یک شناور زیرسطحی و استفاده از روابط نیمه تجربی است. در روش آزمایشگاهی بایستی متناسب با ضریب هیدرودینامیکی مجهول، حرکتی را در حوضچه کشش به شناور اعمال کرد.

آزمایشهای ساده از قبیل تستهای استاتیکی که در آن شناور بدون انجام مانور، درون حوضچه حرکت داده میشود، به مکانیزم پیچیدهای نیاز ندارد و شناور در وضعیتهای مختلف (با زاویه حمله ، با زاویه انحراف و ...) از طریق ارابه کشش² حرکت داده میشود. استخراج برخی از ضرائب هیدرودینامیکی به روش آزمایشگاهی مستلزم استفاده از مکانیزمهایی است که بتوانند حرکات و مانورهای مورد نیاز را به شناور اعمال کنند. تستهای بازوی چرخان³ و تستهای حرکت صفحهای⁴ از مهمترین این آزمونها میباشند. مکانیزم مورد استفاده در آزمونهای حرکت صفحهای بگونهایست که ضمن کشش شناور در طول حوضچه کشش، مانورها و حرکاتی را در یکی از صفحات افقی و یا قائم به شناور اعمال می کند. مراجع [7-13] نمونههایی از پژوهشهای تجربی است که در هریک متناسب با ضریب هیدرودینامیکی مورد نیاز، از یکی از روشهای تجربی جهت استخراج آن استفاده شده است.

¹⁻ Towing tank

²⁻ Carriage 3- Rotating arm

³⁻ Rotating arm 4- Planar motion

از روشهای عددی معمولاً به علت هزینههای بالای تجهیزات آزمایشگاهی، جهت شبیه سازی آزمونهای تجربی و یا اعتبارسنجی آنها استفاده می شود [8, 13-17]. در این حوزه، با بهره گیری از دینامیک سیالات محاسباتی، میدان جریان پیرامون ربات در آزمونهای مختلف شبیه سازی می شود. کاربرد روابط نیمه تجربی در استخراج ضرائب هیدرودینامیکی، صرفاً به هندسههای بسیار ساده محدود می شود و در فرآیند طراحی یک ربات با هندسه پیچیده جوابهای غیر منطقی خواهد داشت. به همین علت در تمامی تحقیقات صورت گرفته در این زمینه، نتایج حاصله با یکی از روشهای عددی ویا تجربی اعتبارسنجی شده است[19،18].

در هیچ یک از تحقیقات انجام شده در مراجع بالا، اثر تغییرات زاویه سطوح کنترلی بر میزان نیروی پسای ربات در نظر گرفته نشده است و در ارتباط با سطوح کنترلی، صرفاً کارآیی این سطوح در تولید نیروی برآ (در مانورهای مربوط به تغییر عمق) و نیروی جانبی (در مانورهای مربوط به تغییر جهت) مورد بررسی قرار گرفته است. حال آنکه با تغییر زاویه سطوح کنترلی جهت انجام یک مانور مشخص در بستر دریا، نیروی پسا نیز دچار تغییراتی می شود که نادیده گرفتن این تغییرات در فرآیند طراحی یک ربات منجر به پایین آمدن دقت مدل دینامیکی و عدم کارآیی آن در کنترل هوشمند ربات خواهد شد ضمن آنکه بدون در نظر گرفتن این اثرات، امکان برآورد دقیق نیروی پیشران مورد نیاز وجود نداشته و این باعث عدم تخمین واقعی مصرف انرژی و انتخاب نامناسب باتری ها در ربات خواهد شد.

پژوهش حاضر شامل تحلیلهای آزمایشگاهی و عددی برروی یک نمونه ربات زیرآبی تحقیقاتی بهمنظور بررسی میزان تاثیر زاویه سطوح کنترلی بر نیروی پسای وارد بر ربات است. این اثرات بهصورت یک ضریب هیدرودینامیکی معرفی خواهد شد تا امکان اضافه کردن آن به مدل دینامیکی ربات وجود داشته باشد.

4- آماده سازی تجهیزات آزمایشگاهی و انجام تست های تجربی

در بخش تجربی پژوهش حاضر یک مجموعه تست آزمایشگاهی با شرایط مندرج در جدول 2 در حوضچه کشش دانشگاه صنعتی اصفهان برروی مدل یک به یک ربات انجام خواهد شد. به طوری که در جدول 2 مشاهده می شود آزمونهای تجربی در محدوده مناسبی از سرعت ربات انجام می شوند تا بتوان 3 نقش سرعت ربات را بر نتایج حاصله مورد بررسی قرار داد. در شکل تصویری از مدل یک به یک ربات زیرآبی با زاویه حمله برای سطوح کنترلی افقی (استرن¹) نمایش داده شده است. مدل از جنس فایبر گلاس بوده و جرم آن بگونه ای در نظر گرفته شده است که به هنگام قرارگیری درون حوضچه کشش دارای بویانسی تقریباً صفر باشد. جهت نصب مدل ساخته شده بر روی ارابه کشش از واسطههایی موسوم به استروت² استفاده میشود. استروتها در واقع واسط بین مدل و دینامومتر⁸ هستند و در پژوهش حاضر از دو استروت به شکل هیدروفویل NACA0012استفاده شده است. در شکل **4** نمایی از نحوه اتصال مدل به ارابه کشش، در شکل 5 تصویری از استروتها، در شکل 6 نمایی از حوضچه کشش دانشگاه صنعتی اصفهان و نهایتاً در شکل 7 شماتیکی از حوضچه و تجهیزات مورد استفاده جهت انجام آزمایش نشان داده شده است. یکی از مهمترین تجهیزات مورد استفاده دینامومتر میباشد. نیروهای وارد شده به مدل در حین آزمایش از طریق لودسل⁴ تعبیه شده برروی دینامومتر دریافت و درنتیجه آن، یک اختلاف پتانسیل الکتریکی در لودسل حاصل می شود که باتوجه به کالیبراسیون انجام شده برروی آن، میزان

نیروهای وارده بر مدل بدست میآید. در پژوهش حاضر از دینامومتر یک درجه آزادی استفاده شده است که موقعیت آن در شکل 4 نشان داده شده است.

جدول 2 شرایط مد نظر برای انجام تستهای تجربی

سرعت ربات درون حوضچه کشش(متر بر ثانیه) زاویه سطوح کنترلی افقی (درجه) 1، 1/25، 1/25، 2/25، 3 ما، 10، 15، 20 25، 20، 45



شکل 3 نمایی از یک سطح کنترلی افقی با زاویه حمله (زاویه استرن)



شكل 4 موقعيت دينامومتر (1)، لودسل (2)، استروتها (3) و مدل (4)



شكل 5 استروت ها با مقطع هيدروفويل شكل

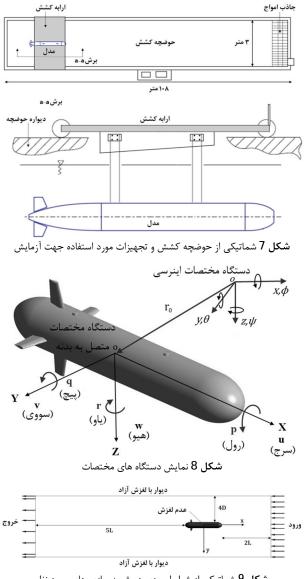


شکل 6 حوضچه کشش دانشگاه صنعتی اصفهان

¹⁻ Stern 2- Strut

³⁻ Dynamometer

⁴⁻ Load cell



شکل 9 شماتیکی از شرایط مرزی در شبیه سازی های مورد نظر

5- آماده سازی بخش عددی

5-1- دستگاه مختصات

برای تحلیل هیدرودینامیکی هر وسیله زیر سطحی تعیین دستگاه مختصات مورد استفاده الزامی است. در این راستا دو دستگاه مختصات قابل تعریف مورد استفاده الزامی است. در این راستا دو دستگاه مختصات متصل به است که عبارتند از دستگاه مختصات اینرسی¹ و دستگاه مختصات متصل به دونه² . برای یک وسیله زیر سطحی با شش درجه آزادی حرکت، موقعیت این دو دستگاه در شکل 8 نمایش داده شده است. توجه شود که مبدأ دستگاه مختصات اینرسی مختصات اینرسی می مرکز شناوری جسم قرار می گیرد. محورهای مختصات، مولفههای سرعت خطی و سرعت زاویه ای در شکل 9 نشان داده شده است. نوایه می مندا دستگاه مختصات اینرسی معرفرهای مختصات متصل به بدنه دقیقاً روی مرکز شناوری جسم قرار می گیرد. محورهای مختصات، مولفه ای سرعت خطی و سرعت زاویه ای در شکل 9 نشان داده شده است.

5-2- معادلات حاکم بر میدان جریان

معادلات حاکم بر میدان جریان سیال بیانی از قوانین بقاء هستند و به معادلات ناویر - استوکس مشهورند. در تحلیل جریانهای گذار و یا آشفته به

علت حضور حرکتهای گردابهای، بکارگیری این معادلات و حل آنها بطور مستقیم بسیار مشکل است. به همین دلیل معمولاً از شکل متوسط گیری شده معادلات ناویر - استوکس (RANS) استفاده می شود. این معادلات در روابط (3) و (4) نشان داده شده است[20].

$$\frac{\partial \overline{U}_{i}}{\partial x_{i}} = \mathbf{0}$$
(3)
$$\frac{\partial \overline{U}_{i}}{\partial t} + \frac{\partial \overline{U_{i}U_{j}}}{\partial x_{j}} = -\frac{\mathbf{1}}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x_{i}} + \frac{\partial}{\partial x_{j}} \left\{ v \left(\frac{\partial \overline{U}_{i}}{\partial x_{j}} + \frac{\partial \overline{U}_{j}}{\partial x_{i}} \right) \right\}$$

$$-\frac{\partial \overline{U_{i}U_{j}}}{\partial x_{j}} + f_{i}$$
(4)

در این فرم ازمعادلات عبارتی تحت عنوان تنشهای رینولدز $(\overline{U_i},\overline{U_j})$ به معادلات اضافه می شود که برای بسته شدن معادلات و حل آنها لازم است که آنها را مدل سازی نمود. در کار حاضر برای مدلسازی تنش های رینولدز از مدل آشفتگی انتقال تنشهای رینولدز ⁸ (SST) بعلت توانایی بالای این مدل در پیش بینی جدایش جریان استفاده می شود.[21]. مدل آشفتگی انتقال تنشهای رینولدز علاوه بر دربرداشتن اثرات رینولدز پایین، اثرات پراکندگی جریان برشی رینولدز گریس مدن معادلات و حل آنها لازم است که مدل آشفتگی انتقال تنشهای رینولدز از این مدل آشفتگی انتقال مدن مدن معادلات و حل آنها لازم این مدل مدل آشفتگی انتقال مدن مدان استفاده می شود.[21]. مدل آشفتگی انتقال جریان برشی را نیز شامل می باشد.[22]. با این کار معادلات متوسط گیری شده ناویر - استوکس در شرایط دائم، غیرقابل تراکم و بدون در نظر گرفتن مسئله دمایی، به منظور حل کردن میدان جریان کارتزین (p) سیال توسط نرم افزار بکار گرفته شده است.

3-5- مشخصات ميدان جريان و شرايط مرزى

بهطوری که در شکل 9 نشان داده شده است میدان جریان برای شبیهسازی آزمونهای کشش بهصورت یک مکعب مستطیل در نظر گرفته می شود. ابعاد میدان حل بایستی بگونهای انتخاب شود که ضمن عدم تاثیر دیواره ها بر نتایج تحلیل عددی، حجم محاسبات سنگین نشود. بنابراین ابعاد بهینه میدان حل به گونهای انتخاب شده است که ضمن ارضای مرزهای بینهایت، هزینه های محاسباتی مسئله نیز در سطح پائینی قرار گیرد. لذا در کار حاضر شرط مرزی ورودی در فاصلهای معادل دو برابر طول وسیله در بالادست جریان قرار گرفته و از شرط سرعت ثابت با شدت اغتشاش⁴ ورودی به میزان 5 درصد برای آن استفاده شده است.

شرط مرزی خروجی در فاصله ی معادل 5 برابر طول وسیله در پایین دست جریان قرار گرفته و دارای شرط فشار متوسط استاتیکی است. باتوجه به آن که دیوارههای جانبی به میزان کافی از بدنه ربات فاصله دارند، اثرات جریان در این نواحی برروی بدنه ربات ناچیز است و لذا دیوارههای جانبی دارای شرط لغزش آزاد⁵ بوده و در فاصلهای در حدود 4 برابر قطر وسیله قرار گرفتهاند. شرط عدم لغزش⁶ نیز به عنوان شرط مرزی بدنه ربات درنظر گرفته شده است.

5-4- شبكەبندى ميدان حل

برای ایجاد شبکه محاسباتی از ماژول ICEM نرم افزار استفاده شده است. ساختار شبکه از نوع بیسازمان بوده و ضمن استفاده از شبکه ریز در نواحی که دارای گرادیان شدید است نظیر بالکها و دماغه⁷ ، برای حل دقیقتر لایه مرزی پیرامون وسیله، روی دیوارههای وسیله مرز ایجاد شده است. مفهوم این کار افزایش چگالی شبکه در نزدیکی دیوارها است. در مناطق نزدیک دیوار، لایه مرزی سبب می شود که گرادیان های سرعت عمود بر صفحه زیاد باشد.

¹⁻ Earth-Fixed frame

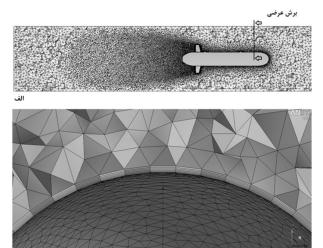
²⁻ Body-Fixed frame

³⁻ Shear Stress Transport

⁴⁻ Turbulence Intensity 5- Free Slip

⁶⁻ No Slip

⁷⁻ Nose



شكل 10 شبكه محاسباتي: الف) ميدان حل، ب) برش عرضي

بنابراین در نزدیک دیوارههای وسیله از المانهای منشوری¹ استفاده می شود تا شبکه تولید شده دارای چگالی زیاد در جهت عمود بر دیوار باشد. در شکل 10 نمونهای از شبکه حل تولید شده نمایش داده شده است. تعدادالمان، فاصله اولین المان از سطح و نرخ رشد المانهای منشوری در دقت نتایج بدست آمده موثر است. باتوجه به مطالعات انجام شده، چنانچه مقدار ضخامت بدون بعد اولین المان ((Δy^+)) برای مدل آشفتگی s - s معادل 30 و برای مدل آشفتگی SST معادل 11 انتخاب شود، کیفیت شبکه و دقت نتایج مطلوب می باشد.

بهعنوان نمونه در اینجا نحوه آماده سازی یک شبکه منشوری جهت پوشش لایه مرزی در محدوده سرعت کاری ربات با مقدار $\Delta y = 30$ برای مدل آشفتگی $x - \epsilon$ تشریح می شود. با توجه به اینکه سرعت کارکرد ربات در تحلیل حاضر 1/5 متر بر ثانیه میباشد، رینولدز جریان درانتهای ربات در مدود $10^6 \times 10^7$ خواهد بود . با توجه به محدوده عدد رینولدز، با استفاده از رابطه تجربی $\frac{0.382}{Re_L} = \frac{13}{L}$ [23] ضخامت لایه مرزی در انتهای وسیله (δ_L) برابر 29 میلی متر خواهد بود. ضخامت بعد دار اولین لایه ، از رابطه برابر 29 میلی متر خواهد بود. ضخامت بعد دار اولین لایه ، از رابطه لایه در حدود 2015/0 میلی متر خواهد بود که با لحاظ کردن فاکتور انبساط² 1/3 و استفاده از 11 لایه میتوان کل ضخامت لایه مرزی برروی مدل را پوشش داد. چنانچه از مدل آشفتگی SSTستفاده شود کافیست ضخامت بدون بعد اولین لایه را معادل 11 درنظر گرفته ومحاسبات فوق را مجدداً تکرار کرد.

از آنجائی که مدل آشفتگی ISSTز توانائی بالاتری در پیش بینی جدایش جریان برخوردار است در پژوهش حاضر از این مدل برای پیش بینی و مدل سازی تنش های رینولدز استفاده شده است. توجه به این نکته الزامی است که در هر یک از حالات شبیه سازی، بایستی یکبار مسئله را با توجه به مقدار +Δ درنظر گرفته شده حل کرده و کانتور مربوط به آنرا برروی مدل ترسیم کرد تا محدوده تغییرات آن چک شود. درصورتی که توزیع این پارامتر برروی بدنه ربات در محدوده مد نظر قرار گرفته باشد ضخامت اولین لایه مناسب بوده است ولی چنانچه مقدار آن در برخی از نقاط از مقدار تعریف شده برای مدل بیشتر باشد لازم است با اصلاح ضخامت اولین لایه و حل مجدد مسئله و

ترسیم کانتور، صحت و درستی آن چک شود.

5-5- استقلال شبكه محاسباتي

(5)

یکی از مسائل مهم در مسائل عددی یافتن مشخصات شبکهای است که نتایج حاصل از آن، مستقل از تعداد و اندازه المانها باشد. به همین منظور شبکه های موجود در جدول 3 برای بررسی استقلال نتایج از شبکه، مورد مطالعه قرار گرفت تا بتوان با توجه به سرعت جریان، شبکهای را انتخاب نمود که دقت کافی را در حل عددی تأمین نماید و از لحاظ هزینههای محاسباتی نیز مقرون به صرفه باشد.

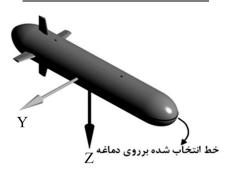
برای بررسی استقلال شبکه از پارامتر ضریب فشار که در رابطه (5) تعریف شده است استفاده میشود .

$$\mathbf{C}_{\mathrm{P}} = \frac{P - P_{\mathrm{ref}}}{\mathbf{0.5}\rho U_{\mathrm{ref}}^2}$$

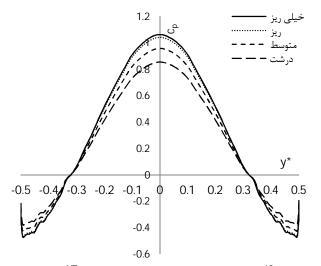
بدین منظور برای مقایسه نتایج در شبکههای مختلف، توزیع ضریب فشار برروی خط انتخاب شده برروی دماغه ربات ترسیم می شود. موقعیت این خط در شکل 11 نشان داده شده است. در شکل 12 توزیع ضریب فشار در طول خط مذکور نسبت به موقعیت عرضی بدون بعد که به صورت $\frac{v}{d} = *v$ تعریف می شود برای شبکههای مختلف نمایش داده شده است.

جدول 3 مشخصات چهار شبکه محاسباتی جهت مطالعه شبکه

تعداد المان	تعداد گرہ	نوع شبکه
1533339	350566	شبکه درشت
2138705	463269	شبكه متوسط
3837174	839494	شبکه ریز
6220143	1513485	شبکه خیلی ریز



شكل 11 موقعيت خط انتخاب شده جهت ترسيم توزيع فشار



شکل 12 توزیع ضریب فشار برروی خط مورد نظر در سرعت 1/5 متر برثانیه

¹⁻ Prism 2- Expansion Factor

همانطور که در این شکل مشاهده میشود با ریز شدن شبکه ضریب فشار برروی خط مذکور افزایش پیدا میکند و این روند در حالتی که شبکه ریز است تقریباً به حالت ثابت رسیده است و توزیع ضریب فشار در این حالت تقریباً با توزیع فشار شبکه بسیار ریز مطابقت دارد، لذا جهت صرفه جویی در زمان و هزینههای محاسباتی از شبکه ریز به عنوان شبکه مناسب جهت تحلیل عددی استفاده میشود.

پس از اعمال شرایط مرزی و شرایط اولیه، مسائل مورد نظر توسط حلگر CFX برروی یک پردازنده4 هستهای 8 رشتهای با قدرت 20/3 گیگا هرتز و استفاده از قابلیت موازیسازی نرم افزار حل میشود. حداکثر تعداد تکرار حلقه داخلی برای همگرایی معادلات درمسائل گذرا در هر بازه زمانی، 20 تکرار در نظر گرفته شده است. در هرگام زمانی نیز معادلات جریان تا مرتبه 10⁶ همگرا میشوند.

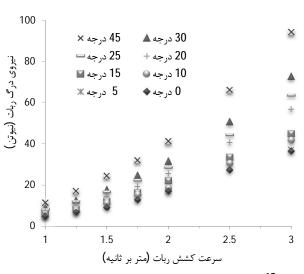
6- نتایج تجربی و عددی

در ارتباط با آزمونهای کشش بایستی متذکر شد که مطابق با شکل 3 در هریک از آزمونها بایستی زاویه دو سطح کنترلی افقی همزمان تغییر کند. نتايج مربوط به اين آزمونها در شكل 13 ارائه شده است. درارتباط با اين آزمونها سعی برآن است که اثر تغییر زاویه استرن (β) بر نیروی پسای وارد بر ربات و نهایتاً نیروی پسای وارد بر یک سطح کنترلی افقی در سرعتها و زوایای مختلف مورد بررسی قرار گیرد. بهطوری که در شکل 13 مشاهده می شود، همانگونه که انتظار میرفت، در هر زاویه استرن، با افزایش سرعت کشش، نیروی پسای وارد بر ربات افزایش یافته است. بطور مشابه در هر سرعت کشش، با افزایش زاویه استرن، نیروی درگ وارد بر ربات افزایش پیدا مى كند. از طرفى مىتوان درگ وارد بر يك سطح كنترلى را در سرعتها و زوایای استرن مختلف بدست آورد. نتایج این تحلیل در شکل 14 ارائه شده است. به طوری که مشاهده می شود در یک زاویه استرن مشخص، با افزایش سرعت، نیروی پسا افزایش یافته است. این افزایش، در زوایای بالاتر با شیب تندتری پدیدار می شود. در اینجا توجه به این نکته الزامیست که نیروهای پسای حاصله در شکل 14، نیروی پسای یک سطح کنترلی متصل بر روی ربات است. لذا نتايج ارائه شده فوق شامل اثرات جريان اطراف بدنه ربات نيز میباشد و طبعاً با نتایج حاصل از انجام آزمایش برروی همان سطح کنترلی به صورت مستقل در تونل باد متفاوت است. با توجه به اینکه شناور ساخته شده در پژوهشکده با اضافه شدن تجهیزات جدید به آن در معرض تغییرات زیادی در هندسه آن خواهد بود، در صورتی که به این نتیجه رسیده شود که نتایج عددی مطابقت خوبی با نتایج تجربی دارد، میتوان بجای آزمونهای پر هزينه تجربى از شبيه سازى عددى جهت كسب نتايج مورد نظر استفاده نمود. جهت بررسی تطابق نتایج عددی و نتایج تجربی، شبیه سازی عددی در سرعت 1/5 متر برثانيه انجام و با نتايج تجربي موجود مقايسه مي شود. ضريب پسای یک سطح کنترلی با استفاده از رابطه (6) قابل محاسبه است.

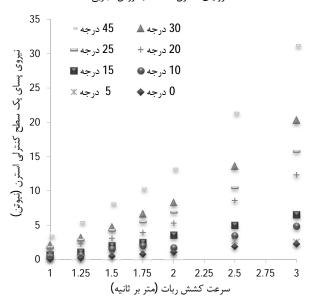
$$\mathbf{C}_{d \text{ fin}} = \frac{T_{\text{ fin}}}{\mathbf{0.5} \rho \mathbf{A}_{\text{fin}} u^2}$$

در این رابطه $F_{\rm fin}$ نیروی پسای وارد بر یک سطح کنترلی، $F_{\rm fin}$ سطح مقطع سطح کنترلی و u سرعت جریان سیال و یا سرعت کشش مدل درون حوضچه می باشد. نتایج تجربی و عددی حاصله در شکل 15 ارائه شده است. همانطور که انتظار می رفت با افزایش زاویه استرن، ضریب پسای سطح کنترلی افزایش پیدا می کند که علت آن افزایش سطح در مقابل جریان است. از سوی دیگر با افزایش زاویه استرن، اختلاف فشار بین ناحیه پرفشار جلو و ناحیه کم فشار در پشت سطح کنترلی بیشتر شده و این باعث افزایش ضریب پسای آن خواهد شد.

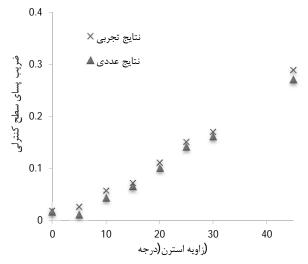
(6)



شکل 13 تغییرات نیروی پسای وارد بر ربات نسبت به تغییرات سرعت کشش برای زوایای استرن مختلف به روش تجربی

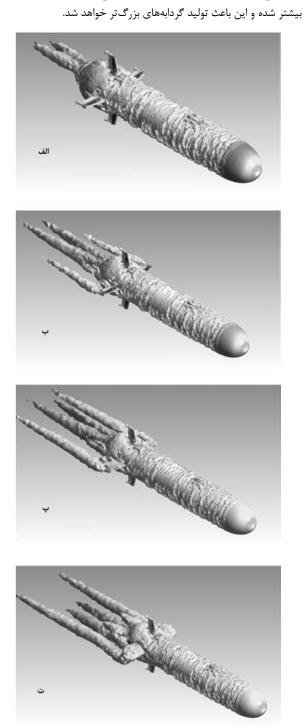


شکل 14 تغییرات نیروی پسای وارد بر یک سطح کنترلی استرن نسبت به تغییرات سرعت کشش برای زوایای استرن مختلف به روش تجربی

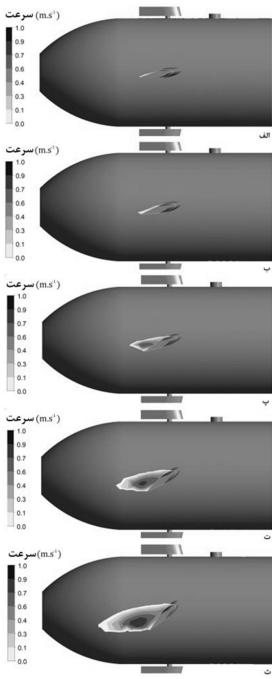


شکل 15 تغییرات ضریب پسای سطح کنترلی استرن نسبت به تغییرات زاویه استرن در سرعت 1/5 متر بر ثانیه به روش تجربی و عددی

تغییر در زاویه استرن باعث تغییر در شکل گردابه های ایجاد شده در پشت ربات ربات نیز می شود. در شکل 16 نمایی از گردابه های تولید شده در پشت ربات و اثر زاویه استرن بر وسعت آنها در سرعت 1/5 متربر ثانیه نشان داده شده است. همانطور که مشاهده می شود، در شرایطی که زاویه استرن صفر درجه است، شکل گیری گردابه ها صرفاً به ناحیه کم فشار واقع در پشت ربات محدود می شود. با افزایش زاویه استرن، بواسطه اینکه در پشت سطح کنترلی افقی یک ناحیه کم فشار ایجاد می شود، زمینه برای شکل گیری گردابه ها فراهم می شود. هرچه زاویه استرن افزایش پیدا می کند وسعت ناحیه کم فشار



شکل 16 شکل گیری ساختارهای گردابه ای در پشت ربات در سرعت 1/5 متر بر ثانیه در زوایای استرن مختلف : الف)0درجه، ب)10درجه، پ)20درجه، ت)45درجه



شکل 17 ناحیه جریان بازگشتی در پشت سطح کنترلی در سرعت 1/5 متر بر ثانیه در زوایای استرن: الف)5درجه، ب)15درجه، پ)25درجه، ت)35درجه، ث)45درجه.

از سوی دیگر با افزایش زاویه استرن، تقارن خطوط جریان در پشت سطوح کنترلی افقی به هم خورده و جریان دچار بازگشت میشود. در شکل 17 کانتورهای توزیع سرعت جریان بازگشتی در پشت سطح کنترلی در زوایای استرن مختلف در سرعت 1/5متر بر ثانیه ارائه شده است. همانطور که در این شکل مشخص است، در زاویه استرن 5 درجه وسعت ناحیه بازگشتی به ناحیه کوچکی در لبه فرار سطح کنترلی محدود میشود.

با افزایش زاویه استرن، ناحیه بازگشتی وسیعتر شده و به سمت لبه حمله سطح کنترلی حرکت میکند. به عبارت بهتر با افزایش زاویه استرن نقطه جدایش جریان در پشت سطح کنترلی به سمت لبه حمله جابجا میشود. کنترل لایه مرزی تشکیل شده برروی هیدروفویلها جهت افزایش

ضریب برآ و کاهش ضریب پسا، یکی از روشهای مهم در بهبود عملکرد هیدروفویلها است. یکی از راههای کنترل لایه مرزی، دمش و مکش سیال از سطح هیدروفویل است که به کمک آن میتوان توزیع فشار و نیز حجم گردابههای موجود در ناحیه جدایش را تغییر داد[24]. آنچه که در تحلیل سطوح کنترلی حائز اهمیت میباشد، نیروی وارد بر سطح کنترلی براثر تغییرات زاویه آن است.

تغییر در زاویه حمله یک سطح کنترلی نه تنها باعث وارد شدن یک نیرو به خود آن میشود بلکه بعلت وارد شدن نیروی برآ به آن و فاصله نقطه اثر این نیرو از مرکز شناوری وسیله، باعث تولید گشتاور برای ربات میشود و اتفاقاً وجود همین خاصیت است که لزوم استفاده از سطوح کنترلی را برای هدایت و مانور پذیری ربات توجیه میکند.

7- اعتبار سنجي روش

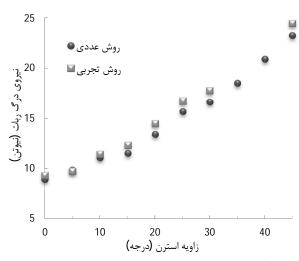
با شبیه سازی مجموعه آزمونهای انجام شده در سرعت کارکرد ربات یعنی 1/5 متر بر ثانیه، مقدار نیروی پسای وارد بر ربات درهر یک از زوایای استرن استخراج و با نتایج تجربی در شکل 18 مقایسه شده است. اختلاف موجود بین نتایج عددی و تجربی به دلایل مختلف ظاهر می شود. اولاً نتایج عددی با توجه به شرایط مرزی نشان داده شده در شکل 9 حاصل شده است. با توجه به این شرایط مرزی، شبیه سازی حرکت AUV در یک جریان تک فازی شامل سیال آب در یک محیط بینهایت انجام شده است. بنابراین اثرات امواج سطحی بوجود آمده در اثر حرکت آن که در آزمونهای تجربی کما بیش وجود دارد و نیز اثرات دیوارههای حوضچه کشش شبیه سازی نشده است. ثانیا در شبیه سازی عددی، استروتها و اثر آن بر جریان اطراف بدنه AUV دیده نشده است. علاوه بر آن خطاهای موجود در آزمونهای تجربی و تقریب-های عددی بکار رفته در مدل کردن جریان بهصورت عددی باعث بوجود آمدن اختلاف در نتایج عددی و تجربی می شود. با این وجود بیشترین اختلاف بین نتایج تجربی و عددی در حدود 7 درصد و در زاویه استرن 20 درجه رخ داده است. با توجه به شکل 18 مشاهده می شود که با افزایش زاویه استرن، سطحی از ربات که در مقابل جریان قرار می گیرد افزایش پیدا کرده و باعث افزایش نیروی پسای وارد بر ربات شده است.

8- نتیجه گیری و جمع بندی

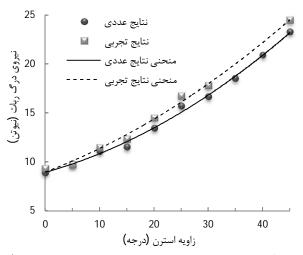
در کار حاضر اثر تغییر زاویه سطوح کنترلی افقی (زاویه استرن) بر میزان نیروی پسای وارد بر ربات هوشمند زیرآبی پژوهشکده علوم و فناوری زیر دریا به روش تجربی و شبیه سازی عددی مورد مطالعه قرار گرفت. هر دو روش افزایش نیروی پسای وارد بر ربات را در حین تغییر زاویه سطوح کنترلی تصدیق میکنند. مقایسه نتایج تجربی و عددی حاکی از آن است که مقادیر بدست آمده به روش عددی کوچکتر از مقادیر حاصل از تستهای آزمایشگاهی است که علت آن ناشی از شبیه سازی تستهای آزمایشگاهی بدون در نظر گرفتن پارامترهایی نظیر اثر متقابل استروتها و بدنه و نیز اثر امواج سطحی است. اثر تغییر زاویه استرن بر ساختار جریان سیال در پشت ربات و همچنین شکل گیری جریانهای بازگشتی در پشت سطوح کنترلی افقی بررسی و توسط کانتورهای مناسب تشریح شد.

با در نظر گرفتن X بعنوان نیروی پسای وارد بر ربات در راستای x و استفاده از شکل 18 میتوان تغییرات نیروی پسای وارد بر ربات را نسبت به زاویه استرن بهصورت یک تابع درجه دو تقریب زد.

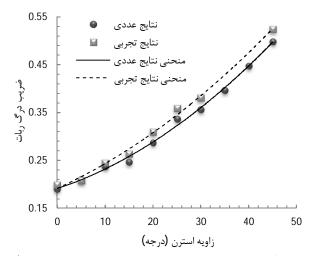
این تغییرات به صورت تابع **8.94 + (\beta) + 0.21 (\beta) + 8.94 این تغییرات به صورت تابع X = 0.003 (\beta) + 0.21 (\beta) این تجربی و 8.9 + (\beta)** + 0.156 (β) + 8.9 این تجربی و **8.9 + (\beta)** + 0.156 (β) + 8.9 این تجربی و



شکل 18 مقایسه تغییرات نیروی درگ ربات نسبت به تغییرات زاویه استرن در سرعت 1/5 متر بر ثانیه حاصل از روش های تجربی و عددی



شکل 19 تغییرات نیروی درگ ربات نسبت به تغییرات زاویه استرن در سرعت 1/5 متر بر ثانیه حاصل از روش های تجربی و عددی و منحنیهای تقریبی آنها



شکل 20 تغییرات نیروی درگ ربات نسبت به تغییرات زاویه استرن در سرعت 1/5 متر بر ثانیه حاصل از روش های تجربی و عددی و منحنیهای تقریبی آنها

جدول 4 مقادیر عددی و تجربی ضریب هیدرودینامیکی X _{ββ}				
مقدار عددي	مقدار تجربى	واحد	ضريب هيدروديناميك	
0/0072	0/006	kg.m.s-2.rad-2	$X_{\beta\beta}$	

در شکل 19 این دو منحنی تقریبی نمایش داده شده است. بنابراین می توان یکی از ضرائب هیدرودینامیکی وابسته به سطوح کنترلی را درحالت غیر خطی و با استفاده از مفهوم مشتقات هیدرودینامیکی استخراج کرد. این روند در رابطه (7) نشان داده شده است.

$$X_{\beta\beta} = \frac{\partial}{\partial\beta} \left(\frac{\partial X}{\partial\beta} \right) = \frac{\partial^2 X}{\partial\beta^2}$$
(7)

بنابراین می توان با استفاده از دو منحنی حاصله در شکل 19 و استفاده از رابطه(7)، ضریب هیدرودینامیکی X_{BB} را به دو روش تجربی و عددی استخراج نمود. مقادیر حاصله برای این ضریب در جدول 4 ارائه شده است.

در شکل 20 تغییرات ضریب نیروی پسای ربات نسبت به زاویه استرن نشان داده شده است. نتایج بدست آمده به دو روش تجربی و عددی دارای انطباق قابل قبولی میباشد. همانطور که در این شکل نشان داده شده است، ضريب يساى ربات با افزايش زاويه استرن افزايش ييدا مى كند. مشابه شكل 19 میتوان این تغییرات را بوسیله یک تابع درجه دوم تقریب زد. این تغییرات به روش تجربی C_d = 0.00006 (β)² + 0.0045(β) + 0.1917 به روش تجربی و C_d = 0.0008 (β)² + 0.0033(β) + 0.1909 و C_d می شود. با توجه به شکل 20 ضریب درگ ربات در زاویه استرن 45 درجه در حدود 0/52 و در زاویه استرن صفر درجه در حدود 0/19 است. یعنی ضریب درگ ربات با تغییر زاویه استرن از صفر به 45 درجه در حدود 174 درصد افزایش یافته است. با توجه به اینکه بیشتر AUV های که شکل کلی آنها شبیه اینAUV است نیز رفتاری نسبتاً مشابه دارند، جهت انتخاب تراستر و موتور محرک و باتری ها و می توان تا حد زیادی از نتایج این تحقیق به صورت كيفي استفاده نمود.

نتایج حاصل از مطالعات تجربی و عددی نشان داد که میتوان با تقریب نسبتا خوبی، در محدوده سرعتهای بررسی شده در این تحقیق، بجای روشهای تجربی از روشهای عددی جهت حصول به نتایج دلخواه استفاده نمود.

9- فهرست علائم

- سطح مقطع عرضی مدل (m²) A
- سطح مقطع سطح كنترلى(m²) An
- ضریب نیروی پسای بر مدل C_d
- مریب نیروی یسای سطح کنترلی c_{d fin}
 - ضريب فشار $C_{\rm P}$
 - قطر مدل (m) D
- مولفه i ام بردار نیروی خارجی بر واحد جرم (ms⁻²) f_i
 - نیروی پسای وارد بر سطح کنترلی (kgms-2) $F_{\rm fin}$
 - طول مدل (m) L
 - فشار (kgm⁻¹s⁻²) Р
 - فشار مرجع (kgm⁻¹s⁻² $P_{\rm ref}$
 - عدد رينولدز Re
 - t
 - زمان (s)
 - (m-2s-2) تانسورتنش های رینولدز $\overline{\acute{U}_{i}\acute{U}_{j}}$
- مولفه i ام بردار سرعت در میدان جریان کارتزین (ms⁻¹) U_i
 - سرعت مرجع (ms⁻¹) $U_{\rm ref}$
 - سرعت کشش مدل در حوضچه (ms⁻¹) v
 - مشخصه i ام دستگاه مختصات کارتزین (m) χ_i
 - نیروی یسای محوری وارد بر مدل (kgms⁻²) Χ
 - ضخامت بدون بعد اولين المان روى سطح مدل y+
 - مشخصه عرضي بدون بعد y*
 - ضخامت اولین المان روی سطح مدل (m) Δv

علايم يوناني

- زاویه حمله سطح کنترلی افقی یا زاویه استرن (deg)
 - ضخامت لايه مرزى (m) δ
 - چگالی (kgm⁻³) ρ

لزجت سینماتیکی (m²s⁻¹) n

بالانويسها

کمیت متوسط گیری شدہ

زيرنويسها

كميت مرجع ref

سطح كنترلى fin

10- مراجع

- [1] M. R. Dhanak, K. Holappa, An Autonomous Ocean Turbulence Measurment Platform, Journal of Atmospheric and Ocean Technology, Vol. 16, pp. 1506-1518, 1999.
- [2] P. E. An, S. M. Smith, An Experimental Data Base of Ocean Explore AUV for Self-Motion Controlled Study in IEEE Transactions on Oceanic Engineering 1998, pp. 174-285.
- [3] S. M. Smith, S. E. Dunn, T. L. Hopkins, K. Heeb, T. Pantelakis, The Application of a Modular AUV to Coastal Oceanography in Proceeding of IÉÉE Ocean 95 Conference, San Diego: 1423-1432, 1995
- [4] T. Curtin, The Autonomous Oceanographic Sampling Network, in Proceeding of Oceanology International 98 Conference, Brighton, UK: 1-16, 1998
- S. F. Hoerner, Fluid Dynamic Drag, USA: Published by author, 1965.
- [6] R. Burcher, L. Rydill, Concepts in Submarine Design, UK: press Syndicate of the University of Cambridge, 1994.
- [7] C. Aage, L. W. Smit, Hydrodynamic maneuverability data of a flatfish type AUV, in Proceeding of IEEE Oceans Engineering for Today's Technology and Tomorrow's Preservation, 425-430, 1994.
- [8] E. Javanmard, Determination of Hydrodynamic Coefficients of an AUV with Computational Fluid Dynamics and Experimental Fluid Dynamics Methods, Master of Science Thesis, Department of Mechanical Engineering, Isfahan University of Technology, 2013. (In persian)
- [9] K. Rhee, H. K. Yoon, T. J. Sung, S. H. Kim, J. N. Kang, An Experimental Study on Hydrodynamic Coefficients of Submerged Body Using Planar Motion Mechanism and Coning Motion Device, International Workshop on Ship Manoeuvrability at the Hamburg Ship Model Basin , pp. 1-20, 2000.
- [10] M. Gerfler, The DTMB Planar-Motion-Mrchan ISM System, Naval Ship Research And Development Center, 1967. [11] P. Jagadeesh, K. Murali, V. G. Idichandy, Experimental investigation of
- hydrodynamic force coefficients over AUV hull form, Ocean Engineering, Vol. 36, pp. 113-118, 2009.
- [12] P. Ridley, J. Fontan, P. Corke, Submarine dynamic modelling, in Proceeding of Australian Conference Robotics and Automation. Brisbane, 2003.
- [13] S. K. Lee, T. H. Joung, S. J. Cheon, T. S. Jang, J. H. Lee, Evaluation of the added mass for a spheroid-type unmanned underwater vehicle by vertical planar motion mechanism test, Ocean Engineering, Vol. 3, pp. 174-180 2011
- [14] A. Phillips, M. Furlong, S. R. Turnock, The use of Computational Fluid Dynamics to Determine the Dynamic Stability of an Autonomous Underwater Vehicle, National Oceanography Centre, 2009.
- [15] A. Phillips, M. Furlong, S. R. Turnock, The use of computational fluid dynamics to aid cost-effective hydrodynamic design of autonomous underwater vehicles, Engineering for the Maritime Environment, Vol. 224, pp. 239-254, 2010.
- [16] N. Sakamoto, URANS , DES Simulations of Static and Dynamic Maneuvering for Surface Combatant, Ph.D Thesis, University of Iowa, USA. 2009.
- [17] S. Tang, T. Ura, T. Nakatani, B. Thornton, T. Jiang, Estimation of the Hydrodynamic Coefficients of the Complex-Shaped Autonomous Underwater Vehicle TUNA-SAND, J Mar Sci Technol, Vol. 14, pp. 373-386, 2009.
- [18] B. Ferreira, M. Pinto, A. Matos, N. Cruz, Hydrodynamic modeling and motion limits of auv mares, in Proceeding of 35th Annual Conference of IEEE, 2241-2246, 2009.
- [19] T. Prestero, Verification of a Six-Degree of Freedom Simulation Model for the REMUS Autonomous Underwater Vehicle. Master of Science Thesis. Mechanical Engineering, Mechanical Engineering, 2001.
- [20] F. M. White, Fluid Mechanics, Fourth ed., University of Rhode Island, 1085
- [21] ANSYS, Ansys-cfx solver modeling guide, USA, 2009.
 [22] M. Jahanmiri, A. Omidvar, M. K. Koopaee, A comparative study of turbulence models performance in predicting the frequency of naturally-excited oscillating jet flows, *Modares Mechanical Engineering*, Vol. 13, No. 2, pp. 1-11, 2013. (In persian)
- [23] F. M. White, Viscous Fluid Flow, Third ed., University of Rhode Island, 2006.
- [24] P. Akbarzadeh, I. Mirzaee, M. H. Kayhani, E. Akbarzadeh, Blowing and suction effect on drag and lift coefficients for viscous incompressible flows over hydrofoils by power-low preconditioning method, Modares Mechanical Engineering, Vol. 14, No. 4, pp. 129-140, 2013. (In Persian)