

## تحلیل طیف فرکانسی نویز پروانه‌های مغروف در تونل کاویتاسیون

محمد کاظمی راد<sup>۱</sup>، داود غرویان<sup>۲</sup>، رحیم مالمیر<sup>۳</sup>

m.kazemi935@gmail.com

۱- کارشناس ارشد مخابرات سیستم، دانشگاه آزاد واحد تهران جنوب

۲- استادیار دانشکده مهندسی برق، دانشگاه شهید بهشتی

۳- کارشناس ارشد معماری کشتی، دانشگاه صنعتی مالک اشتر

### چکیده

انتشار نویز تاشی از پروانه برای شناورهای سطحی و پخصوص زیر سطحی از اهمیت پسیار بالایی برخوردار است. این پدیده هم برای کشتی‌های تجاری و هم برای کشتی‌های نظامی غیر مطلوب می‌باشد. منابع تولید نویز، در حالت کلی برای شناورهای دریایی، به سه دسته نویز پدنه هیدرودینامیکی، نویز ماشین آلات و نویز تاشی از پروانه تقسیم‌بندی می‌شود. نویز پروانه از تأثیر بیشتری برخوردار است. در حالت کاویتاسیون و غیرکاویتاسیون این نویز متفاوت می‌باشد. در این مقاله، پروانه مدل B، در تونل کاویتاسیون در سرعت‌های مختلف (۲۰۰ الی ۲۰۰۰ دور بر دقیقه) و فشار ثابت، به چرخش در آمده و نویز پروانه بدون حالت کاویتاسیون و با حالت کاویتاسیون، توسط هیدروفن ۸۱۰۳ یا حساسیت بالا در کامپیوتر ذخیره و مورد تحلیل قرار می‌گیرد. با توجه به تحلیل‌های انجام شده، افزایش دور پروانه وجود جریان آب در تونل، باعث افزایش شدت دامنه نویز پروانه می‌گردد. همچنین باند فرکانسی موثر نویز پروانه در محدوده باند صوتی است که در سامانه‌های آکوستیکی یک نویز قوی و با شدت بالا محسوس می‌گردد. متوسط شدت فشار نویز پروانه در باند ۱۵ اکتاو ۷۲ دسی بل و در باند ۱۸ اکتاو برابر ۷۵ دسی بل است. در دورهای کاویتاسیون متوسط شدت فشار نویز در باند ۱۵ اکتاو ۷۰ و در باند ۱۸ اکتاو برابر ۷۶ دسیبل است.

وازگان کلیدی : پروانه، نویز، کاویتاسیون، هیدروفن.

۹۳/۰۴/۰۷

تاریخ دریافت مقاله :

۹۴/۰۷/۰۹

تاریخ پذیرش مقاله :

- نویز ناشی از ضربه فشارپروانه که در اثر نوسانات نیروی تراست ایجاد می‌گردد.
- نویز پروانه در حالت کاویتاسیون که در اثر تشکیل حباب در پشت پره‌های پروانه شناور ایجاد می‌شود.
- نویز هیدرودینامیکی که در اثر عبور جریان سیال از روی بدنه شناور و سازه‌های خارجی آن بوجود می‌آید.
- جهت بررسی نویز شناور، آن را در موقعیت سطح نویز پس‌زمینه آب عمیق، که از گیرنده‌های همه‌جهته تعیین شده‌اند، مطابق شکل (۱) قرار می‌گیرد. با توجه به شکل، نویز ناشی از اغتشاش اقیانوسی و نویز زلزله‌ای در فرکانس‌های زیر  $20\text{ Hz}$ ، نویز حمل و نقل دریایی و زیست محیطی در بازه فرکانس  $20\text{ Hz}$  تا  $200\text{ Hz}$ ، آشفتگی سطح آب، در فرکانس‌های بین  $50\text{ Hz}$  تا  $20\text{ KHz}$ ، بزرگترین متبع نویز می‌باشد. در فرکانس‌های بالای  $50\text{ KHz}$  در جایی که سطح طیف نویز تا حدود  $6\text{ dB/octave}$  افزایش می‌یابد، آشفتگی گرمایی مولکول‌های آب، یک متبع نویز قابل توجه می‌باشد. در مورد آب کم عمق سطوح نویز می‌توانند بطور قابل ملاحظه‌ای بیشتر باشند [۱].
- بطور کلی، در اثر طنین‌های سطحی و حجمی، نویز فرکانس‌های بالا با افزایش فاصله از متبع، تشدید می‌شوند، از طرفی فرکانس‌های پائین مسافت زیادی طی نموده و از نقطه نظر نویز انتشاری شناور، از اهمیت بیشتری برخوردارند. شکل (۲) میزان نوسانات را متناسب با ضریب جذب بر حسب  $\text{dB}$  در هر  $1000$  متر در بازه فرکانسی بین  $10^2$  و  $10^7$  هرتز، نشان می‌دهد [۱]. برای تخمین سطح فشار صوت<sup>۳</sup> ( $L_p$ )، داریم:

$$L_p = 20 \log_{10} \left( \frac{P}{P_0} \right) \text{dB} \quad (1)$$

که در آن  $P$  فشار محاسبه شده در یک نقطه از محل مورد بررسی و  $P_0$  فشار متبع می‌باشد که ،  $20$  میکروپاسکال در هوا و  $1$  میکرو پاسکال در سایر محیط‌ها تعیین شده است. در محاسبات صوتی، از فیلترهای اکتاو برای مطالعه طیف‌های نویز استفاده می‌شود. مطابق جدول (۱) در باند اکتاو، فرکانس مرکزی باند بالایی دو برابر فرکانس مرکزی باند پایینی است. همچنین در باند یک دوم اکتاو، فرکانس مرکزی باند بالایی مجدور فرکانس مرکزی باند پایینی و

## ۱- مقدمه

در طراحی شناورها، نویز باعث ایجاد محدودیت‌های نسبتاً مختلفی می‌گردد که این محدودیت‌ها در دو حوزه مورد بحث قرار می‌گیرند، نخست تاثیر نویز بر روی سنتورها و سامانه‌های سلاح‌های خودی و دوم تاثیر این نویز در اطراف کشتی است که یکی از عوامل شناسایی توسط سامانه‌های شناسایی دشمن است و به واسطه آن دشمن قادر خواهد بود که کشتی را ردیابی نماید.

شناسایی کشتی توسط سامانه‌های دشمن، بستگی به حساسیت سامانه‌های گیرنده دشمن متفاوت می‌باشد. هر چند که با دریافت نویز آکوستیکی به سختی می‌توان نوع کشتی و یا کلاس آن را تشخیص داد. به هر حال شناسایی و کشف شناور، به منظور جمع آوری اطلاعات، از نقطه نظر نظامی دارای اهمیت بسزایی دارد. اما چنانچه، در مورد مشخصات دریافتی، به اندازه کافی اطلاعات داشته باشیم، تشخیص هویت کشتی امکان‌پذیر خواهد بود. این اطلاعات می‌تواند پهنه‌ای باند، شدت توان صوتی نویزهای انتشاری و محدوده اثر (باند موثر) هر نویز یا به عبارت دیگر هر سامانه متحرک دریایی باشد. هدف نهایی طراح یک شناور نظامی، بایستی به صفرساندن اثرات نویزی آن شناور تا حد نویز پس‌زمینه دریا باشد. نویز پس‌زمینه توسط حباب‌های معلق در آب، حیوانات دریایی، برخورد امواج به سواحل و صخره‌ها و همچنین حرکت سایر کشتی‌ها در یک گستره جغرافیایی از دریا به وجود می‌آید [۱].

نویزهایی که توسط اجزاء مختلف کشتی و زیردریایی تولید می‌شوند را به دو دسته کلی زیر تقسیم بندی می‌کنند:

۱. نویز خودی<sup>۱</sup>: متبع آن تجهیزات داخلی شناور است و تاثیر آن بر روی کارکنان و تجهیزات مورد بررسی قرار می‌گیرد.

۲. نویز انتشاری<sup>۲</sup>: نویز انتشاری خارج شناور بررسی قرار می‌گیرد. این نویز عامل ردیابی و شناسایی شناور می‌باشد. در طبقه‌بندی کلی، نویزهای انتشاری را به چهار دسته زیر دسته‌بندی می‌نمایند [۱].

- نویز ناشی از کارکرد ماشین آلاتی که مستقیماً به بدنه شناور متصل هستند.

<sup>1</sup> Self-Noise

<sup>2</sup> Radiated Noise

<sup>3</sup> Pressure Level

۴۴/۷—۸۹/۱	۵۶/۲ ۷/۸	۶۳	۱۸
	۷/۸—۸۹/۱	۸-	۱۹
	۸۹/۱—۱۱۲	۱۰-	۲-

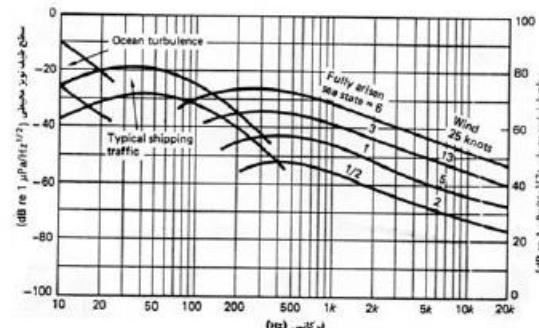
در شکل (۳) نویز انواع کشتی‌ها، به ترتیب از تانکرها بزرگ تا قایق‌های مدل Rhine push نمایش داده شده است. سطوح ۱۰۰-۱۱۰ دسیبل، در باندهای فرکانسی پایین، مربوط به موقعیت‌های نزدیک به پروانه، (مخازن پاشته) است [۱].

در این مقاله پس از تعریف پارامترهای موثر در طراحی پروانه از قبیل هندسه پروانه، نویزهای پروانه در حالت‌های بدون کاویتاسیون و با کاویتاسیون، اثرات کاویتاسیون مورد بررسی قرار گرفته تا اهمیت موضوع روشن‌تر گردد. سپس با تعریف روابط ریاضی مربوطه، چند نمونه از کارهای انجام شده در این خصوص بیان شده و سپس روش تحقیق به صورت مفصل و گام به گام بیان شده است. در انتها با مقایسه نویز در دورهای مختلف و داده‌های فیلتر شده، نتایجی ارائه شده که بیان‌گر تحلیل طیفی فرکانسی نویز مورد نظر و تاثیر آن در شناسایی شناوروها است.

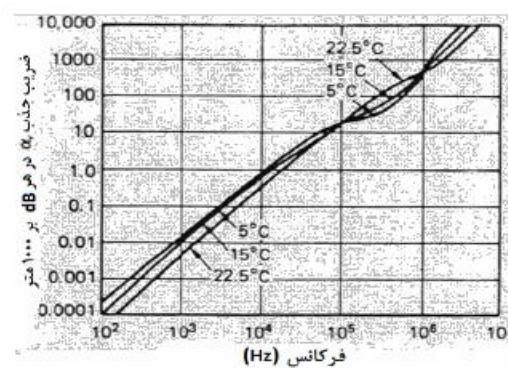
## ۲- خصوصیات هندسی پروانه

سامانه انتقال نیروی شناور، نیرو را از موتور به پروانه منتقل می‌نماید که متشکل از شافت‌ها، یاتاقان‌ها و نهایتاً خود پروانه است. فشار محوری پروانه از طریق سامانه انتقال نیرو به شناور وارد می‌گردد. خط عمود بر محور شفت، در پروانه‌های گام متغیر محور اسپیندل<sup>۱</sup> معادل با خط اصلی بکار می‌رود. مقطع ایرفویل، که پرهی پروانه را نیز شامل می‌شود در سطحی از استوانه هم مرکز با محور شافت، تعریف می‌شود [۵].

در باند یک سوم اکتاو، فرکانس مرکزی باند بالایی ۱/۲۵۹۹ برابر فرکانس مرکزی باند پایینی است [۱].



شکل (۱) نویز پس‌زمینه در آب عمیق [۱].



شکل (۲) جذب صوت در آب دریا [۱].

جدول (۱) فرکانس مرکزی و بهنای باند اکتاو و یک‌سوم اکتاو [۱]

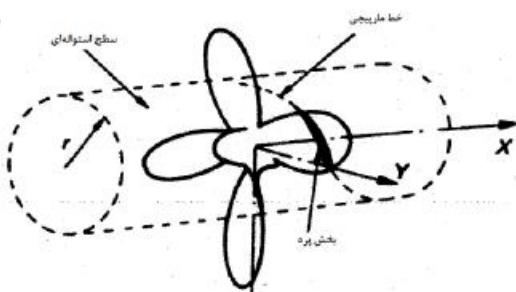
فرکانس مرکزی باند	بهنای باند اکتاو	بهنای باند اکتاو یک سوم اکتاو	شماره باند
۱/۱۲—۱/۴۱	۱/۲۵	۱	
۱/۴۱—۱/۷۸	۱/۶	۲	
۱/۷۸—۲/۲۴	۲	۳	
۲/۸۲—۲/۲۴	۲/۵	۴	
۲/۸۲—۲/۵۵	۲/۱۵	۵	
۲/۸۲—۵/۶۲	۲/۵۵—۴/۴۷	۶	
۴/۴۷—۵/۶۲	۴	۷	
۵/۶۲—۷/۸	۶/۲	۸	
۷/۸—۸/۹۱	۸	۹	
۸/۹۱—۱۱/۲	۱۰	۱۰	
۱۱/۲—۱۴/۱	۱۲/۵	۱۱	
۱۴/۱—۱۷/۸	۱۶	۱۲	
۱۷/۸—۲۲/۴	۲۰	۱۳	
۲۲/۴—۲۸/۲	۲۵	۱۴	
۲۵/۵—۲۸/۲	۲۱/۵	۱۵	
۲۵/۵—۴۴/۷	۴-	۱۶	
۴۴/۷—۵۶/۲	۵-	۱۷	

<sup>۱</sup> Spindle

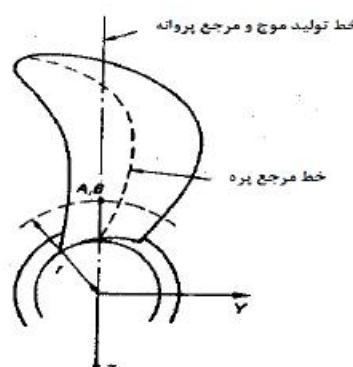
می شود. پره اجیوال دارای سطح تخت بوده و پشت آن بصورت گرد می باشد. در این مدل پره ها، لبه های جلویی و عقبی را تا حدی که ممکن است تیز می سازند. فاصله ی بین صفحات بالایی و پایینی مقطع پره وقتی که عمود بر خط کورد اندازه گیری می شود ضخامت مقطع نام دارد. در شکل (۵) خطوط مرجع پروانه<sup>۷</sup> را می توان مشاهده نمود.

### ۳- ماهیت نویز پروانه

صدای تولیدی در شناورهای سطحی و زیرسطحی همان نویز صوتی شناورهای است که در این مقاله مدنظر است [۶]. دلایل اهمیت کاهش نویز عبارتند از :



شکل (۴) نمایش مفاهیم اصلی پروانه [۵].



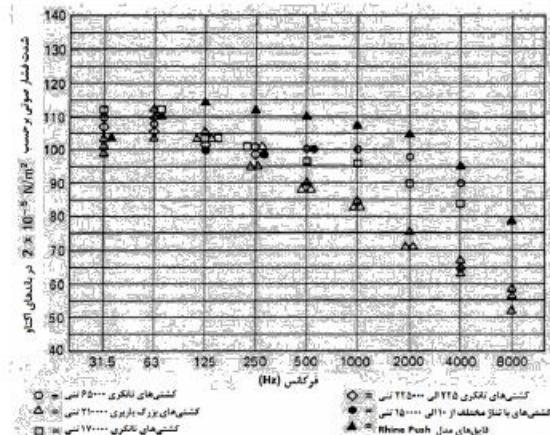
شکل (۵) خطوط مرجع پروانه [۵].

### ۱- هدف قرار نگرفتن از سوی سلاحهای دشمن ۲- اختباء

۳- بهبود وضعیت قابلیت سکونت برای خدمه<sup>۸</sup>  
پروانه ها یکی از مهمترین منابع تولید نویز می باشند. چون اکثر تجهیزات ردیاب از سیستم های صوتی استفاده می کنند، لذا بایستی در طراحی پروانه هر شناور دریایی،

<sup>7</sup> Propeller Reference Lines

<sup>8</sup> Habitability



شکل (۳) سطح فشار صوت گشته های مختلف در پاند اکتاو [۱].

با توجه به شکل (۴)، در خط دید پاشتهای کشتهی به سمت سیته، سطح دیده شدهی پروانه، وجه فشاری (Rake پروانه) و سطحی که از سمت بدنه مشاهده می شود، پشت پروانه (قسمت مکش) نامیده می شود. مقدار پیش روی پروانه به ازای یک دور چرخش را گام هندسی و پیشرفت محوری پروانه به ازای یک دور چرخش را گام واقعی می نامند که به لزجت سیال بستگی دارد. زاویه بین خط کورد میانی<sup>۱</sup> و خط هادی، زاویه اسکیو<sup>۲</sup> نام دارد. زاویه اسکیو بزرگترین زاویه اندازه گیری شده در مرکز شفت است که می تواند از میان خطوط گذرتده از خط مرکزی شفت به مرکز طول کورد در هر مقطع رسم شود. زاویه اسکیو یکی از پارامترهای مهم طراحی پروانه است و سبب می شود که جریان ورودی به پروانه بصورت تدریجی بوده و باز ناگهانی روی پره وارد نشود و از پدیده کاویتاسیون<sup>۳</sup> جلوگیری می کند. تغییر مکان یا جایگایی از سطح پروانه تا خط مولد در امتداد محور شفت، ریک<sup>۴</sup> نام دارد. زاویه ریک در شناورهای سبب ایجاد فضای بیشتر در قسمت بالایی پروانه می شود. تغییرات زاویه ریک در محدوده ۰ تا ۱۵ درجه است.

برای پروانه ها از دو مقطع اصلی، مقطع ایرفویل<sup>۵</sup> و مقطع اجیوال<sup>۶</sup> استفاده می شود. مقطع ایرفویل، مشابه مقطع بال هوایپیما است و لبهی حملهی این مدل بصورت گرد ساخته

<sup>1</sup> Mid-Chord

<sup>2</sup> Skew

<sup>3</sup> Cavitation

<sup>4</sup> Rake

<sup>5</sup> Airfoil section

<sup>6</sup> Ogival section

می‌گیرد، بسیار پیچیده است. چون ارتعاش خمشی و ارتعاش پیچشی پیش می‌آید، در بررسی ارتعاش شافت باستی نامیزانی در مرکز ثقل و مرکز دوران، نامیزانی در راستای ضربه با محور شافت، وزن شافت و پروانه و ... به دقت مورد مطالعه قرار گیرند. چون پروانه در حالت غوطه‌ور تحت تأثیر سه نیروی خطی و سه گشتاور دورانی کار می‌کند که از بین آنها نیروی تراست و گشتاور در راستای شفت بسیار مهم است و باید تأثیر آن در تولید نویز بررسی شود. در این راستا انجام فعالیت‌های زیر ضروری است:

۱- آنالیز ارتعاش پره پروانه و تحلیل آن در اثر نیروهای وارد.

۲- بررسی ارتعاش شفت و پروانه و تأثیر شفت در نویز.

#### ۴- کاویتاسیون

کاویتاسیون پدیده‌ای است که مکانیزم آن شامل سه بخش است:

۱- کیفیت آب (شامل هسته اصلی و ابعاد آن)

۲- رشد لایه مرزی روی مقطع تیغه

۳- نوع کاویتاسیونی که باید توسعه یابد.

در پشت پره‌های پروانه، به دلیل شکل انحنای پره‌ها، سرعت نسبی افزایش می‌یابد. بنابراین در بخش قبل توجهی از آن، فشار منفی بوجود می‌آید در حالیکه فشار جلوی پروانه مثبت است. نیروی پیشان، متناسب با سطح زیر منحنی فشار است.

۵- عوامل مؤثر در کاویتاسیون و کاهش آن  
عمق شناوری: با افزایش آن، احتمال وقوع کاویتاسیون کم می‌شود. هر چه  $h$  زیادتر شود مقدار  $P_0$  افزوده می‌گردد. فشار اتمسفر برابر است با:

$$\rho gh + P_0 = P_a \quad (2)$$

درجه حرارت: در صورت ثابت‌ماندن عمق شناوری و توزیع جریان، افزایش دما احتمال وقوع کاویتاسیون را زیاد می‌کند.

سرعت جریان اطراف جسم: با افزایش سرعت جریان، مقدار ضریب پیشروی افزایش پیدا می‌کند و امکان وقوع کاویتاسیون زیاد می‌شود. عوامل مؤثر در افزایش سرعت عبارتند از زاویه حمله (هر چه بیشتر باشد به سرعت نسبی سیال افزوده می‌شود) و شکل مقطع هیدروفویل (با افزایش ضخامت یا انحنای مقطع، احتمال وقوع کاویتاسیون به

دققت شود که نویز ایجاد شده کمترین مقدار ممکن باشد. چهار مکانیزم اصلی تولید امواج فشاری توسط یک پروانه در آب عبارتست از:

۱- جابجایی آب به وسیله پروفیل تیغه‌های پروانه.

۲- اختلاف فشار میان سطوح فشاری و مکشی تیغه پروانه.

۳- تغییر پریودیک حجم‌های کاویتی به وسیله عمل کردن تیغه در فضای موجی پشت شناور.

۴- پروسه انفجار ناگهانی حباب‌ها.

دو دلیل نخست مرتبط با هر دو حالت کاویتاسیونی و غیر کاویتاسیونی پروانه، و دو دلیل دوم پدیده‌های ولبسته به کاویتاسیون هستند و بنابراین تنها زمانی رخ می‌دهند که پروانه در حال کاویتاسیون باشد. در موقعی که اثر نویز یک شناور پیش از شروع کاویتاسیون مورد بررسی قرار می‌گیرد، تمامی اجزاء به وجود آورده نویز از ماشین آلات گرفته تا بدنه و پروانه حائز اهمیت می‌باشد. بعد از شروع کاویتاسیون، عموماً نویز پروانه را به عنوان فاکتور غالب مدنظر است.

عدم بالانس در پروانه، تفاوت بین گام پره‌ها، عیوب پره‌ها در ساخت، خوردگی پره‌ها در حین کارکرد، تغییرات ضخامت پره‌ها، عدم تقارن نیروهای هیدرودینامیکی، وجود میدان فشاری نامتقارن در اطراف بدنه و ... موجب افزایش نویز و ارتعاش می‌شوند. با توجه به توضیحات بالا و اینکه یک پروانه تحت هیچ شرایطی نمی‌تواند بدون نویز باشد، طراحی باید طوری انجام شود که نویز حاصل در پروانه کمیته باشد. می‌توان متتابع ایجاد نویز در پروانه را به دو دسته اصلی تقسیم کرد:

۱- نویز ناشی از عوامل هیدرودینامیکی و کاویتاسیون (نویز کاویتاسیونی و غیر کاویتاسیونی)

۲- نویز ناشی از عوامل سازه‌ای (ارتعاش در شفت و پروانه) از آنجا که عوامل هیدرودینامیکی (متبع تولید نویز اول) عمده بحث را تشکیل می‌دهد و نیازمند بسط و گسترش می‌باشد، در ابتدا به توضیح اجمالی عوامل نیروهای سازه‌ای می‌پردازیم.

مهمنترین عامل سازه‌ای که در تولید نویز ارتباط مستقیم دارد، سیستم شافت و پروانه است. چون شافت پروانه در حالت دینامیکی و در هر لحظه تحت تأثیر نیروهای محوری، ممان خمشی و ممان پیچشی قرار دارد، ارتعاش در محورهای دور که تحت تأثیر این نیروها و ممانها قرار

- تست پروانه مدل در تونل آب (تونل کاویتاسیون).
- بررسی نرم‌افزاری کاویتاسیون پره پروانه.
- بررسی خوردگی و ارتعاش پروانه در اثر کاویتاسیون.

#### ۷- آثار فرسایشی کاویتاسیون

یکی از تأثیرات نامطلوب پدیده کاویتاسیون، وقوع فرسایش در پروانه می‌باشد. این پدیده بر روی پروانه‌ها، بالک‌های کنترل، پوشش پروانه و پوشش بدنه در محل مکانیزم تولید نیرو و همچنین پایه‌های نگهدارنده، اثر می‌گذارد. مباحث تئوری و تحقیقات انجام شده اثبات نموده‌اند که میزان فشار در محل پیدایش حباب‌های ناشی از کاویتاسیون تا مقادیر ۱۰-۱۲ هزار اتمسفر نیز می‌رسد. تحت تأثیر فرسایش، جنس پره در محل کاویتاسیون، دچار ساختار اسفنجی می‌گردد. این امر در ابتدا متجر به کاهش کیفیت سطح پره‌ها، افزایش مقاومت پروفیلی، کاهش ضربی تکیه‌گاهی (تراست) و ضربی عملکرد مغاید پروانه و در نهایت ضعف استحکام پروانه می‌گردد. بیشترین تخریب‌های فرسایش در مقاطع ریشه‌ای پروانه که در آنها نامطلوب‌ترین شرایط برای حرکت چریان وجود دارد، مشاهده می‌گردد. روش‌های مختلفی برای مقابله با پدیده فرسایش در پروانه‌ها، از قبیل بهیته‌کردن ابعاد هندسی پره‌ها، استفاده مواد با پایداری بالا در مقابل رسایش و یکسان‌سازی قطب‌های سرعتی عملکرد، وجود دارد.

#### ۸- نویز پروانه بدون حضور کاویتاسیون

در موقعیت بدون کاویتاسیون، پروانه، نویزی مشابه با آنچه که در شکل (۷) نمایش داده شده است تولید می‌نماید. با توجه به شکل، ضربه‌های فرکانسی به همراه یک نویز باند پهن در فرکانس‌های بالا (شامل مؤلفه‌نویز چریان داخل پروانه، اثرات مختلف لبه از قبیل ایجاد گردابه‌(ورتکس) و نویز در لبه فرار، وجود دارند<sup>[۳]</sup>).

پروانه دریایی، هنگامی که حاصلضرب عدد موج در شاع آن کمتر از مقدار واحد باشد مورد بررسی قرار می‌گیرد.

علت افزایش تغییرات سرعت، زیاد می‌شود) [۱۱]. از آنجایی که تغییرات سرعت از پایه تا نوک پره زیاد است، فاصله  $= ۰/۷R$  به عنوان مقدار متوسط در نظر گرفته می‌شود.

در شناور، مهم‌ترین بخش عامل کاویتاسیون، پروانه است. از دیدگاه تغییرات جریانی، دو نوع کاویتاسیون روی جسم اتفاق می‌افتد، کاویتاسیون ثابت، حرکتی یا ارتعاشی.

۶- کنترل کاویتاسیون در طراحی پروانه برای کنترل کاویتاسیون راههای زیادی وجود دارد که در دو بخش زیر به آنها اشاره می‌شود:

#### ۶-۱- روابط ریاضی و تئوری:

- باید عدد کاویتاسیون کمتر از ضربی فشار باشد:  

$$S_v < |C_r| \quad (3)$$

- رابطه کلر نیز برای کنترل کاویتاسیون بکار می‌رود:  

$$\frac{A_g}{A_0} \geq \frac{(1/3 + 0/3Z)T}{(P_0 - P_v)D^2} - K \quad (4)$$

$K$ : ثابتی است که از صفر تا ۰/۲ برای انواع شناورها تغییر می‌کند.  $K$  برای زیردریایی‌ها بین  $0 \leq K \leq 0.1$  است.

#### ۶-۲- عوامل هیدرودینامیکی و سازه‌ای کنترل کاویتاسیون

برای کنترل کاویتاسیون و جلوگیری از ایجاد آن، می‌توان به پارامترهای زیر اشاره کرد [۱۰]:

جریان: باید جریان موجی، یکنواخت گردد.  
 تعداد پره: با افزایش تعداد پره، کاویتاسیون کاهش می‌یابد.

زاویه اسکیو: کاویتاسیون با افزایش زاویه اسکیو کم می‌شود.

سطح گسترش‌یافته: کاهش نسبت  $A_g / A_0$  موجب کاهش کاویتاسیون می‌شود.  
 نوع سطح: سطح پره صاف موجب کاهش کاویتاسیون می‌شود.

شرابیط باری سنگین: کاویتاسیون زیاد در بار سنگین پدیده کاویتاسیون در طراحی پروانه به عنوان یک معیار اساسی است بنابراین در ساخت پروانه فعالیت‌های زیر انجام می‌گیرد:

هیدرودینامیکی اهمیت کمتری نسبت به نویز پروانه و ماشین آلات دارد.

#### ۹- نویز پروانه در اثر وقوع کاویتاسیون

ترکیدن حباب‌های کاویتاسیون باعث ایجاد امواج ضربه‌ای و در نتیجه نویز سفید باند فرکانسی یک مگاھترزی می‌گردد. بعد از ترکیدن حباب، انرژی صوتی به عنوان نویز منتشر می‌شود. با فرض تصادفی بودن ایجاد حباب‌ها، چگالی توان طیفی حباب‌ها، از تعداد حباب‌ها در واحد زمان و چگالی انرژی طیفی، نیز در اثر ترکیدن یک حباب تنها حاصل می‌شود. انجام آزمایشات روی مدل پره صاف و خشن، نشان می‌دهد که نویز کاویتاسیون، در ابتدا با افزایش تعداد حباب‌ها افزایش یافته و بعد از تشکیل تعداد زیاد حباب، تغییرات نامحسوس می‌شود.

از آنجا که پیش‌بینی نویز کاویتاسیون پروانه به وسیله روش‌های تئوری پیچیده‌تر از پیش‌بینی رفتار نویز غیرکاویتاسیونی پروانه می‌باشد، با ساخت پروانه‌های مدل و آزمایش آنها در تونل کاویتاسیون، طیف نویز حاصل از بار مختلف، برای پروانه مشابه مقایسه می‌گردد.

#### ۱۰- عدد کاویتاسیون

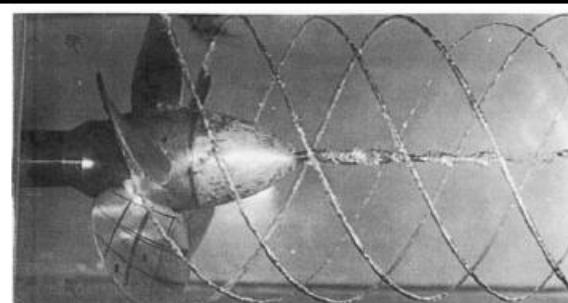
عدد کاویتاسیون  $\sigma$  و ضریب جلوبرندگی  $K_t$  طبق روابط (۵) و (۶) محاسبه می‌گردد که در این روابط  $P_{atm}$  فشار اتمسفر ( $N/m^2$ )،  $H_{st}$  فشار استاتیکی تونل در مانومتر ( $N/m^2$ )،  $\rho_{Hg}$  شتاب گرانیگاه ( $m/s^2$ )،  $\rho_w$  چگالی جرمی تونل در مانومتر ( $N/m^2$ )،  $P_v$  فشار بخار اشباع در تونل ( $N/m^2$ )،  $n$  سرعت چرخش پروانه ( $RPM$ )،  $D$  قطر پروانه مدل ( $m$ ) و  $T$  تراست پروانه مدل ( $N$ ) است [۱].

$$\sigma = \frac{P_{atm} + H_{st}g(\rho_{Hg} - \rho_w) - P_v}{\frac{1}{2}\rho_w n^2 D^2} \quad (5)$$

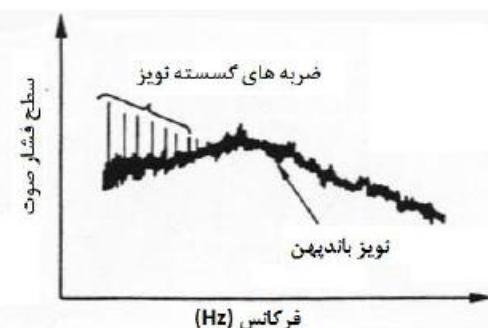
$$K_t = \frac{T}{\rho_w n^2 D^2} \quad (6)$$

معمولًا تاثیر فشار استاتیکی بر عدد کاویتاسیون ناچیز است که در محاسبات تجربی از رابطه ساده شده (۷) استفاده می‌شود.

$$\sigma = \frac{P_{atm} - P_v}{\frac{1}{2}\rho_w n^2 D^2} \quad (7)$$



شکل (۶) کاویتاسیون در پروانه [۱].

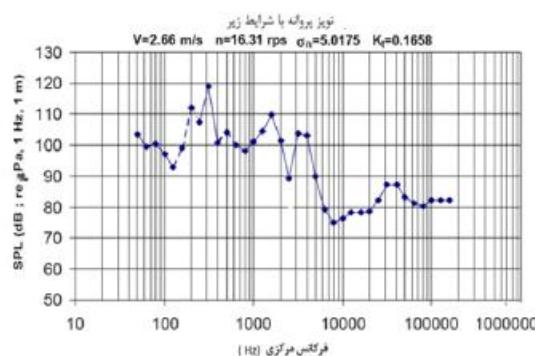


شکل (۷) طیف نویز پروانه بدون حضور کاویتاسیون [۱۰]. این امر ارزیابی تحلیلی خصوصیات نویز را به نحو قبل ملاحظه‌ای تسهیل می‌نماید. با توجه به نویز ناشی از فرکانس‌های نسبی پروانه، به طور نرمال در پشت یک کشتی یا زیردریایی، پروانه در یک میدان موج متغیر دایره‌ای کار می‌کند. در نتیجه جریان موج، تابعی از زمان بوده و لزوماً تابعی از موقعیت تحلیلی دیسک پروانه نمی‌باشد. نقش لزجت آب در لایه مرزی، یک پارامتر قطعی در تخمین سطح نویز منتشر شده بوده و در حال حاضر موضوع تحقیقات بسیاری می‌باشد. تئوری بهینه‌سازی پروانه‌های دریایی به منظور کاهش سطح نویز در شرایط غیرکاویتاسیون<sup>۱</sup>، نیازمند محاسبه تفصیلی جریان ویسکوز در بالای پره‌های پروانه و یافتن راه حلی کامل در خصوص طیف نویز داده‌های یک موج معمولی است. علاوه بر این، باید اثرات هیدرولاستاتیکی و رسوبی‌ای، در ترم‌های نویز غیر کاویتاسیونی نویز بررسی گردند. دو مکانیزم تولید صوت توسط نویز وجود دارد:

- انتشار مستقیم نوسانات فشار.
- انتشار صوت از سازه‌ها.

نوع اول یک منبع صوت کم دوام بوده و دومی را می‌توان در طراحی سازه‌ای کاهش داد. روی هم رفته نویز

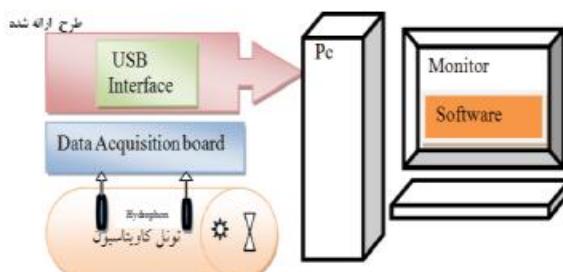
<sup>1</sup> Sub-Cavitation



شکل (۹) فشار نویز پروانه تونل کاویتاسیون انگلستان [۱۵].  
ستاریوی تحقیق به صورت شکل (۱۰) است. سرعت پیشروی پروانه در آب‌های آزاد بصورت عددی بدون بعد  $J$  متناسب با سرعت چرخش (RPM) و یا سرعت چرخش در ثانیه ( $n$ ) و قطر پروانه ( $D$ ) و سرعت جریان آب بیان می‌شود [۱۶].

$$J = \frac{V}{nD} \quad (8)$$

در کلیه آزمایشات فشار اتمسفر ۱۰۰Kpa و فشار داخل تونل برابر ۹۰Kpa و سرعت جریان آب در داخل تونل ۴m/s است. در محاسبه  $\sigma$ ، مقدار  $P_v$  با درجه حرارت آب تغییر خواهد کرد.



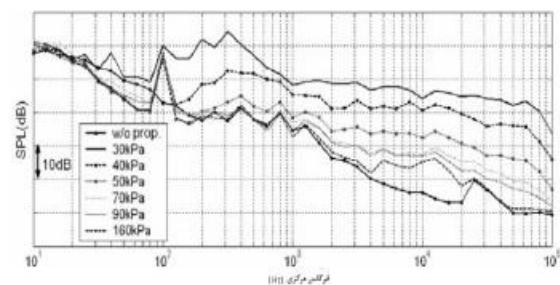
شکل (۱۰) نمایی از ستاریوی پیشنهادی.

عدد کاویتاسیون شرط لازم برای وقوع کاویتاسیون است و شرط کافی آن وجود مقدار کافی حباب‌های بسیار ریز در جریان سیال می‌باشد. در تونل کاویتاسیون مرکز تحقیقات اقیانوسی کره MOERI برای اندازه‌گیری نویز پروانه از ده عدد هیدروفون آرایه‌ای با فاصله ۵ سانتی‌متری استفاده شده است. فرکانس نویز دریافتی در حدود ۳ الی ۱۵ کیلوهرتز، سرعت جریان آب در در ۳m/s و دور پروانه در ۲۰Rps ثابت و فشار بین ۳۰ الی ۱۶۰ کیلوپاسکال با پله‌های ۱۰ کیلوپاسکال افزایش یافته است [۱۶].

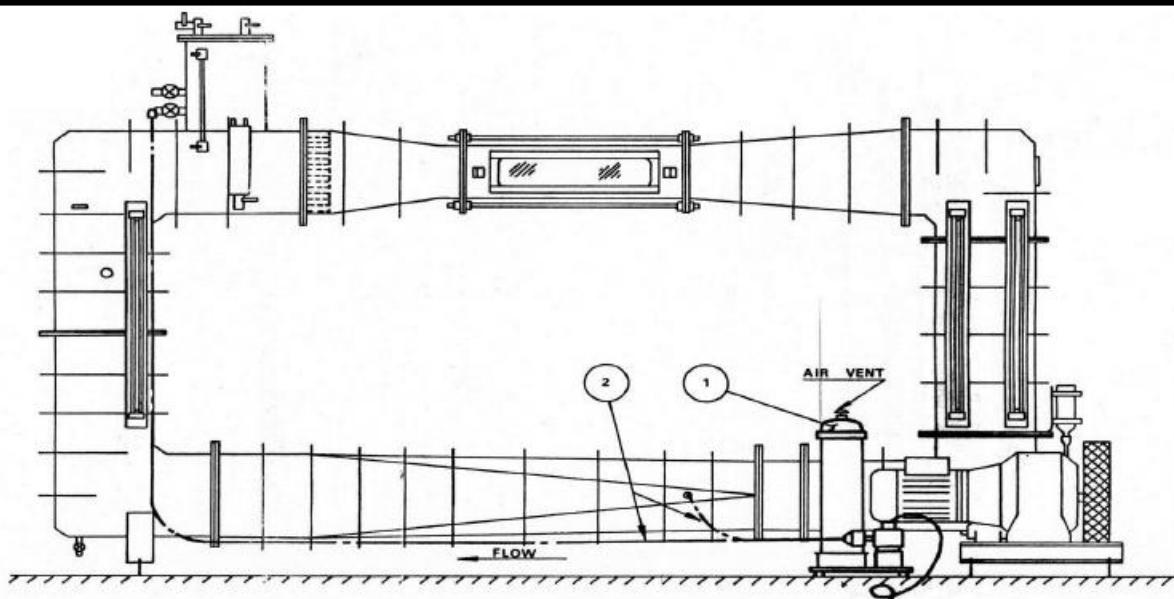
در تونل کاویتاسیون انگلستان، نویز پروانه در تونل کاویتاسیون با هیدروفون B&K ۸۱۰۳ ۸۱۰۳ B&K اندازه‌گیری و در اعداد کاویتاسیون و سرعت جریان‌های مختلف آب داخل تونل مقایسه و مطابق شکل (۹) ترسیم شده است [۱۵].

#### ۱۱- روش تحقیق و دریافتداده‌ها

در این مقاله، در تونل کاویتاسیون موجود در آزمایشگاه مکانیک دانشگاه علوم دریایی امام خمینی (ره) نوشهر مطابق شکل (۱۱)، در دورهای مختلف پروانه، نویز آن توسط هیدروفون و برد دیتا در رایانه ذخیره و پس از پردازش‌های مختلف، طیف آن رسم شده است.



شکل (۱۱) سطح نویز یک سوم اکتاو پشت پروانه با سرعت آب ۳m/s بوده و پروانه در حال چرخش [۱۵].



شکل (۱۱) نمایی کلی از تونل گاویتاسیون [۱۰].

جدول (۲) مشخصات تونل گاویتاسیون [۱۹].

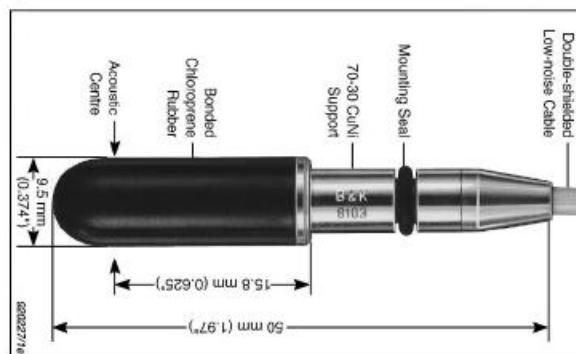
مدل تونل و دینامومتر	مدل NA10 ساخت انگلستان	ابعاد تونل	ارتفاع ۲۷۵- طول ۴۹۰- عرض ۱۱۰ میلیمتر
ابعاد مقطع شیشه‌ای	ارتفاع ۲۰۰- عرض ۲۰۰ و طول ۷۵ میلی‌متر	ضریب پیشروی	حداکثر ۱/۱ الی ۰/۹
سرعت آب در تونل	ماکریم ۴/۸ و حداکثر ۶/۶۵- متردرثانیه	عدد گاویتاسیون	۵ الی ۲
گشتاور موتور پروانه	صفر الی ۱۴۰ NM	حدوده فشار	۰/۵ الی ۲- کیلوپاسکال
سرعت چرخش پروانه	حداکثر ۳۰۰۰ دور بر دقیقه (۵۰ دور بر ثانیه)	پمپ اصلی	۵/۵ کیلووات



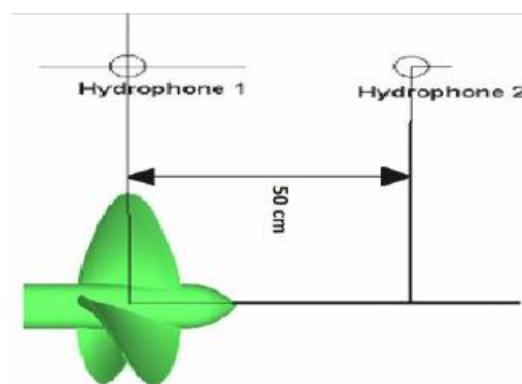
شکل (۱۲) تجهیزات آزمایش موجود در محل تونل گاویتاسیون [۱۹].

کامپیوترهای شخصی را دارد. قابلیت ارتباط با انواع پرتوکل‌های شبکه فیلدباس، انعطاف در تعداد ورودی و خروجی، هزینه مناسب و قابلیت برنامه‌ریزی از مزایای این سیستم می‌باشد.

۱۳- برد جمع‌آوری داده  
این سیستم با تلفیقی از سخت‌افزار پیشرفته و نرم‌افزار قابل انعطاف در عین نمایش اطلاعات بروی مونیتورهای محلی، امکان نمایش، ذخیره‌سازی و ویرایش اطلاعات بر روی



شکل (۱۴) نمای ابعاد هیدروfon .8103 K&amp;B



شکل (۱۵) موقعیت نصب هیدروfon ها.

### ۱۵- روش اجرا بدون کاویتاپیون

اندازه‌گیری نویز پروانه ۴ مرحله دارد:

- در مرحله اول بعد از آرام شدن جریان آب، نویز هیدروfon توسط نرم افزار متلب دریافت و ذخیره می‌شود. این مرحله نیز یکبار لامپ‌های فلورستت آزمایشگاه روشن و بار دیگر خاموش شده تا مقایسه‌ای بین نویز محیط داشته باشیم.
- در مرحله دوم، با روشن‌نمودن موتور رانش پروانه، بدون چرخ پروانه، در جندين مرحله نویز موتور را نیز دریافت شده تا بتوان سطح دسیبل قابل قبولی از این نویزها داشته باشیم.

- در مرحله سوم، پروانه در دورهای مختلف از دور ۲۰۰ RPM الی ۱۶۰۰ RPM (قبل از ایجاد کاویتاپیون) به چرخش درآمده و نویزهای داخل توپل در دورهای مختلف اندازه‌گیری شده است.

- در مرحله چهارم، ابتدا با روشن‌نمودن پمپ چرخش آب و پمپ تخلیه، حباب‌های درون توپل تخلیه و سپس موتور پروانه فعال و در دورهای صفر الی ۱۶۰۰ RPM (نویز جریان آب) نویزهای هیدروfon ۱ (فاصله ۱۰ سانتی‌متر) توسط برد جمع‌آوری داده و نرم افزار متلب در رایانه ذخیره نمودیم.

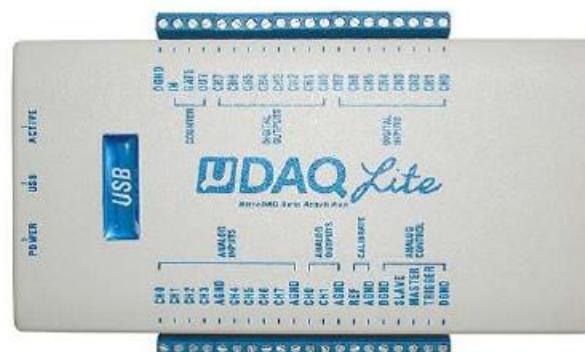
در این تحقیق از برد دیتا اکوزیشن مدل UDAQ\_Lite ساخت شرکت Eagle Technology کشور آفریقای جنوبی شکل (۱۳) استفاده شده است. این برد از طریق پورت USB، به کامپیوتر متصل می‌گردد. با توجه به تنظیمات دستگاه می‌توان کاتال‌های آنالوگ را به صورت تکی<sup>۱</sup> و یا تفاضلی<sup>۲</sup> استفاده نمود [۲۰].

مشخصات کلی این دستگاه عبارتند از:

- ۸ کاتال ورودی آنالوگ (۴ کاتال در حالت دیفرانسیل)
- ۲ کاتال خروجی آنالوگ با قابلیت کنترل توان.
- ۸ ورودی دیجیتال و ۸ خروجی دیجیتال.
- یک کاتال تایمر/اکانتر با کلاک خارجی.
- ۱۲ بیت دقت تفکیک‌پذیری<sup>۳</sup> ورودی و خروجی آنالوگ.
- ۱۴ مشخصات هیدروfon

هیدروfon‌های نصب شده در توپل کاویتاپیون مدل ۸۱۰۳K&B، شکل (۱۴)، با مشخصات زیر است:

- اندازه‌گیری نویزهای صوتی در زیرآب.
  - اندازه‌گیری‌های نویز کاویتاپیون.
  - اندازه‌گیری‌های صنعتی در مایعات و گازها.
  - اندازه‌گیری صوتی در جوی آلوده و مرتبط.
  - کابل سنسور در حدود ۶ متر.
  - پاسخ فرکانسی تخت در بازه ۱۸۰۰-۰/۱ KHz.
  - قابلیت کار کرد تا ۴۰ اتمسفر (۹/۸\*۱۰۶ پاسکال).
  - حساسیت -۲۱۱dB- بر حسب ۱V/µPa ۱ کارکرد.
- یکی از هیدروfon‌ها در کنار پروانه در فاصله ۱۰ سانتی‌متری و دیگری در فاصله ۵۰ سانتی‌متری از هیدروfon اول مطابق شکل (۱۵) نصب شده است.



شکل (۱۳) تصویر برد دیتا UDAQ\_Lite

<sup>1</sup> Single

<sup>2</sup> Differential

<sup>3</sup> Resolution

ضریب پیشروی در جدول (۵) به علت وجود سرعت جریان آب  $4\text{m/s}$  و قطر پروانه  $83$  میلیمتر بزرگتر از یک می باشد.

**۱۷- ترسیم منحنی های نویز پروانه بدون جریان آب و بدون کاویتاسیون**

با توجه استاندارد مراجع [۱، ۴، ۸ و ۱۵] توان بر حسب dB به نسبت توان مرجع صوتی آب ( $1\mu\text{Pa}$ ) محاسبه می گردد. از طرفی حساسیت هیدروfon بر حسب  $\mu\text{V/Pa}$  بیان شده است که برای رسیدن به توان نسبی فشار خروجی هیدروfon، مقادیر در  $10^6$  ضرب شده اند. شکل (۱۶) منحنی نویز واقعی و نسبی و شکل (۱۷)، تبدیل فوریه و طیف توان نویز بر حسب دسی بل دور  $600\text{RPM}$  را نمایش می دهد.

**۱۸- ترسیم منحنی های نویز پروانه با جریان آب و بدون کاویتاسیون**

شکل (۱۸) منحنی نویز واقعی و نسبی و شکل (۱۹) تبدیل فوریه و طیف توان نسبی نویز پروانه را نمایش می دهد. مقایسه شکل (۱۷) و (۱۹) نشان می دهد که جریان آب داخل تونل، سطح طیف توان نویز پروانه را افزایش می دهد.

**۱۹- ترسیم منحنی نویز پروانه با جریان آب و کاویتاسیون**

بعد از ایجاد کاویتاسیون، همچنان نویزهای ضربه ای مشاهده می شد. شکل (۲۰) نویز واقعی و طیف توان نویز پروانه در دور  $2000$  (شروع کاویتاسیون) را نمایش می دهد.

**۲۰- ترسیم منحنی های نویز پروانه بر حسب شدت فشار صوتی (SPL)**

بدین منظور بعد از محاسبه تبدیل فوریه نویزها با استفاده از روابط FFT در مطلب، از رابطه (۹) مقدار سطح فشار صوتی پروانه را محاسبه نموده ایم.

$$\text{SPL}_1 = \text{SPL}_m - 10 \log \Delta f \quad (9)$$

در رابطه فوق سطح  $\text{SPL}_m$  مقدار فشار صوتی در فرکانس  $\Delta f$  و بازه فرکانسی  $\Delta m$  تا  $\text{fam}$  یک هرتز می باشد. در ادامه با توجه به اینکه هیدروfon در فاصله  $10$  سانتی متری پروانه قرار دارد باید نسبت به فاصله واحد( $1\text{m}$ )، طبق رابطه (۱۰) نرمال گردد.

## ۱۶- روش اجرا با کاویتاسیون

در مرحله کاویتاسیون، ابتدا با روشن نمودن پمپ چرخش آب و پمپ تخلیه، حباب درون تونل را تخلیه، سپس موتور پروانه را فعال و در دورهای صفر(نویز جریان آب) الى  $2000\text{RPM}$ ، نویز هیدروfon (در فاصله  $10$  سانتی متری) و هیدروfon  $2$  را توسط برد دیتا و نرم افزار متلب در رایانه ذخیره شده است.

در تمامی مراحل داده های واقعی بدون تقویت مقادیر، در نرم افزار ذخیره شده تا در مراحل بعدی از این مقادیر استفاده شود. دور، گشتاور و تراست پروانه، در تمامی مراحل توسط دستگاه اندازه گیری کالیبره شده تونل کاویتاسیون ثبت شده است. در جداول (۴) و (۵) تراست، گشتاور و ضریب پیشروی، در دورهای مختلف ثبت شده است.

جدول (۳) مشخصات پروانه مدل B [۱۹].

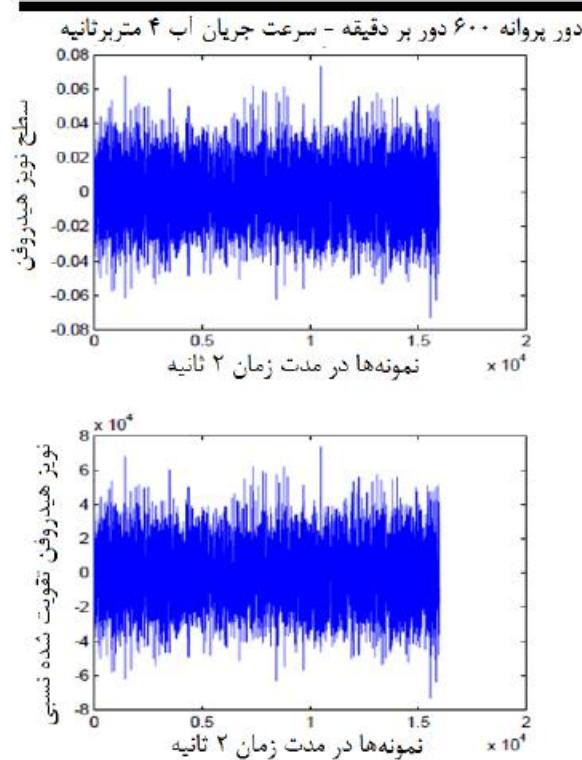
۴	تعداد پره ها	P127	مدل پروانه
۰/۴۵	نسبت سطح دیسک	83mm	قطر پروانه
۰/۳۷	نسبت سطح بر جسته	85/4mm	گام پروانه

جدول (۴) تراست و گشتاور پروانه در دورهای مختلف (جریان آب صفر).

تراست (N)	گشتاور (N/m <sup>2</sup> )	ضریب پیشروی	سرعت پروانه (RPS)	سرعت پروانه (RPM)
۲۲۴	۱۲۲	.	۲/۲	200
۲۴۲	۱۳۰	.	۶/۶۶	۴۰۰
۲۴۲	۱۲۹	.	۱۰	600
۲۴۴	127	.	۱۲/۲۲	800

جدول (۵) تراست و گشتاور پروانه دورهای مختلف (جریان آب  $4\text{m/s}$ ).

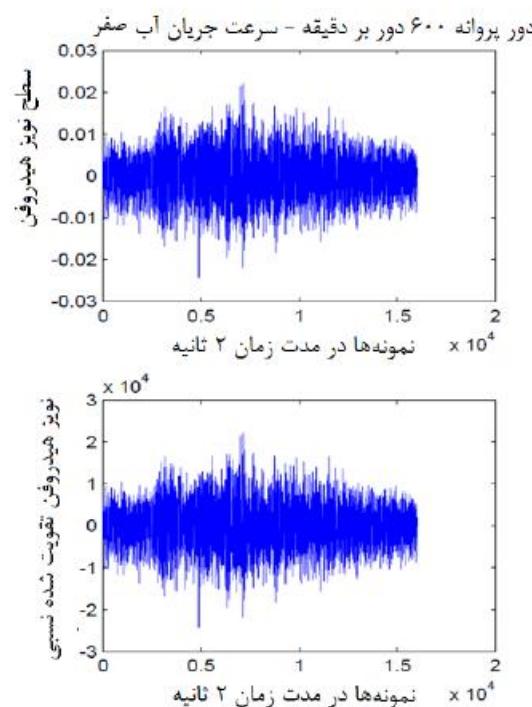
تراست (N)	گشتاور (N/m <sup>2</sup> )	ضریب پیشروی	سرعت پروانه (RPS)	سرعت پروانه (RPM)
271	105	۱۴/۶	۲/۲	200
260	107	۷/۲	۶/۶۶	400
249	107	۴/۸	۱۰	600
21	107	۲/۶	۱۲/۲۲	800
247	103	۱/۵۱	۲۰	1800
230	99	۱/۴۴	۲۲/۲۲	2000



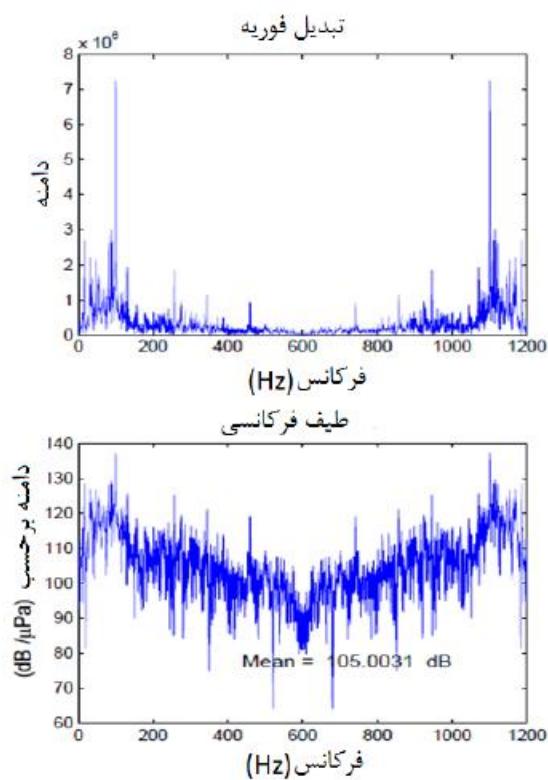
شکل(۱۸) سطح نویز واقعی و نسبی (بر حسب میکرباسکال)  
برووانه دور 600RPM و جریان آب 4m/s

$$SPL = SPL_1 + 20 \log(r) \quad (10)$$

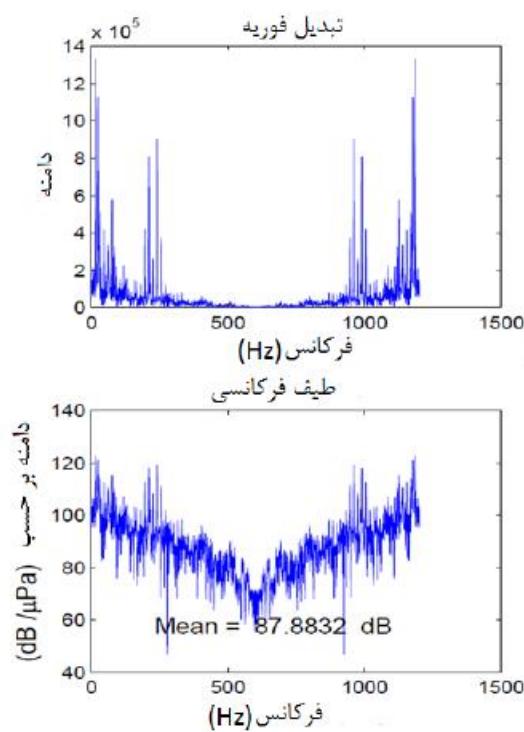
در رابطه فوق  $r$  فاصله هیدروفون از پرووانه است که در این آزمایش مقدار آن 10cm (0.1m) در نظر گرفته شده است.



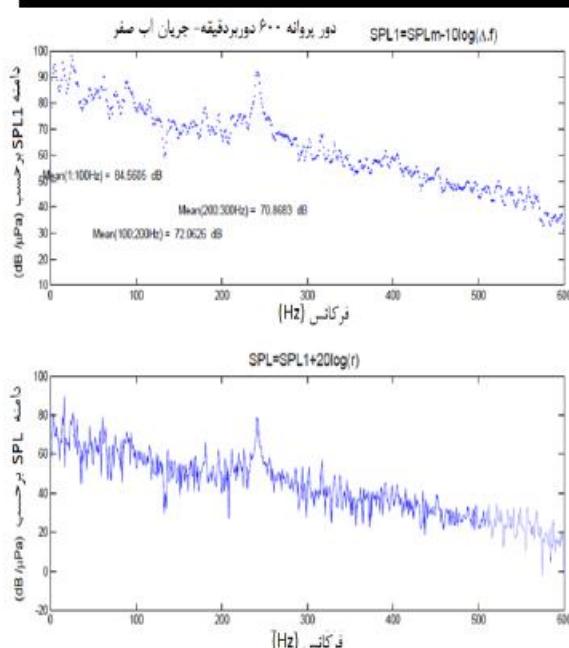
شکل(۱۶) سطح نویز واقعی و نسبی (بر حسب میکرو  
پاسکال) بروانه با دور 600RPM و جریان آب صفر.



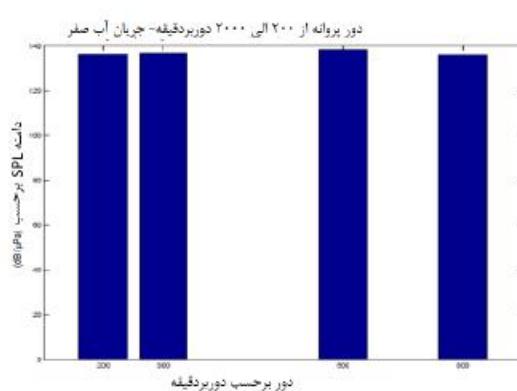
شکل(۱۹) تبدیل فوریه و طیف توان نویز  $L_p$ . دور 600RPM و  
جریان آب 4m/s



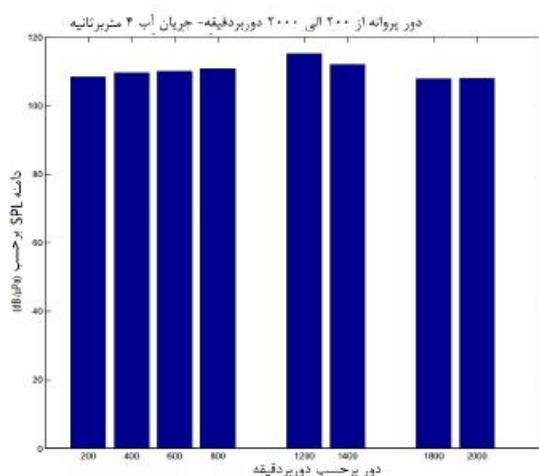
شکل(۱۷) تبدیل فوریه واقعی و طیف توان نویز واقعی بروانه با  
دور 600RPM و جریان آب صفر.



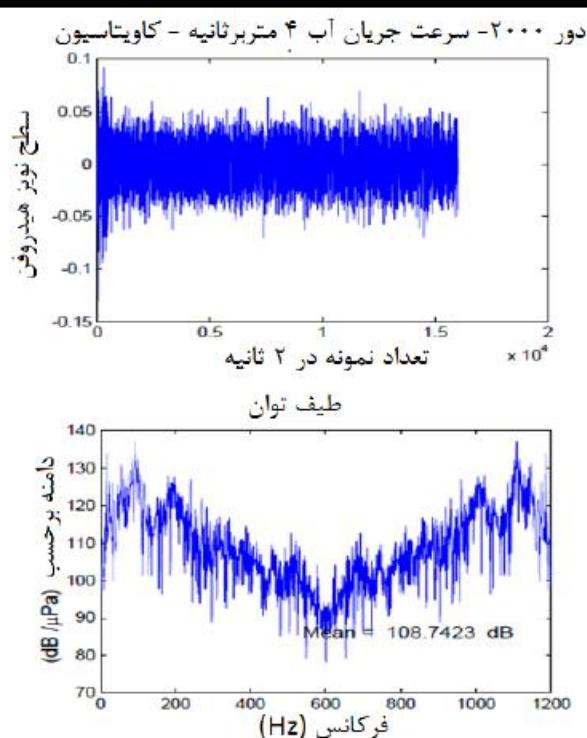
شکل(۲۱) طیف توان SPL، دور 600RPM و جریان آب صفر.



شکل(۲۲) نمودار میله‌ای شدت نویز دریافتی در دورهای مختلف در تست اول بدون فیلتر (دورهای ۲۰۰ تا ۸۰۰).

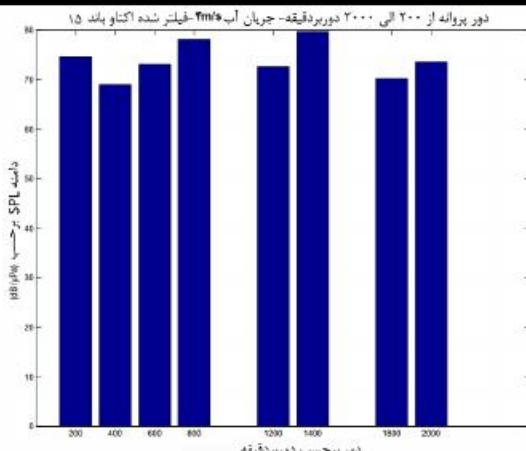


شکل(۲۳) نمودار میله‌ای حداکثر شدت نویز دورهای مختلف با جریان آب 4m/s

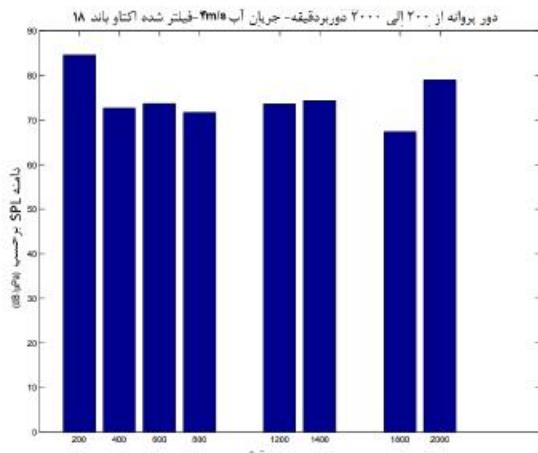
شکل(۲۰) سطح نویز و طیف توان نویز ( $L_p$ )، دور 2000RPM (کاویتاسیون) و جریان آب 4m/s

شکل (۲۱) نویزپروانه در دور 600RPM را با استفاده از روابط فوق نمایش می‌دهد. مقادیر متوسط سطح نویز در بازه‌های فرکانسی ۱۰۰، ۲۰۰ و ۳۰۰ هرتزی، نشان می‌دهد که طیف فرکانسی با افزایش فرکانس، کاهش می‌یابد.

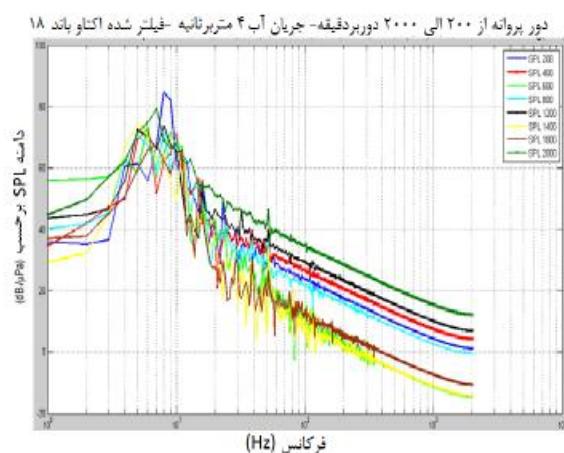
**۲۱- تجزیه و تحلیل داده‌ها و نمودارها بدون فیلتر**  
با توجه به نمودارهای ارائه شده با نرم افزار متلب و داده‌های دریافتی در دورهای مختلف از نویز هیدروفن، شماره یک (نصب شده در فاصله ۱۰ سانتی‌متری از پروانه)، سطوح نویز متناسب با دور تغییر می‌نماید. شدت سطح نویزهای پروانه پس از محاسبه بر حسب میکروپاسکال (سطح مرجع اندازه گیری نویز در داخل آب) بر حسب تبدیل FFT ترسیم شده‌اند. چگالی طیف توان این نویزها نشان‌دهنده این است که تغییرات دور که باعث افزایش برخورد لبه‌های پروانه به آب می‌گردد، شدت نویز را افزایش داده است. در شکل (۲۲) نمودار مقایسه این نویز‌ها بر حسب چگالی طیف توان و شدت نویز‌های واقعی ترسیم شده است. مشخص است که در تمامی گستره طیفی، شدت نویز دور 200RPM همواره پایین تر از دور 300RPM و به ترتیب تا دور ۸۰۰ می‌باشد.



شکل (۲۵) نمودار میله‌ای شدت SPL دور ۲۰۰RPM ای ۲۰۰۰ الی جریان آب ۴m/s، فیلتر اکتاو باند ۱۵.



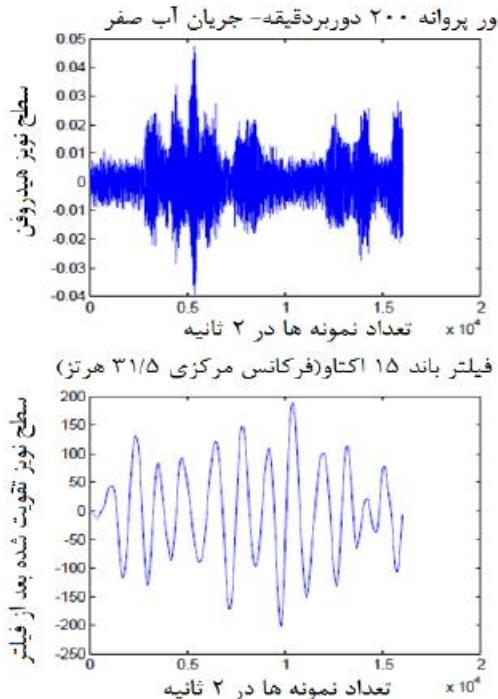
شکل (۲۶) نمودار میله‌ای شدت SPL دور ۲۰۰RPM ای ۲۰۰۰ الی جریان آب ۴m/s، فیلتر اکتاو باند ۱۸.



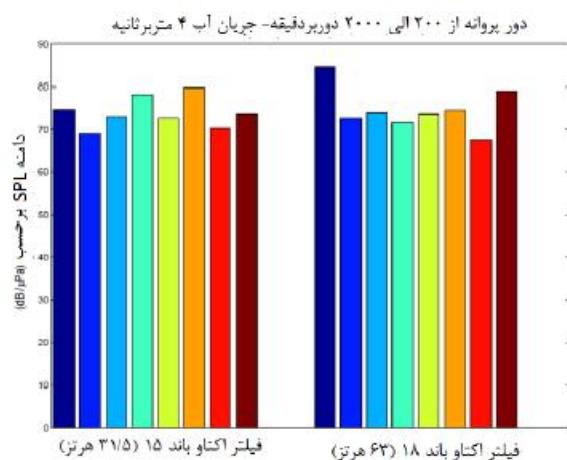
شکل (۲۷) شدت فشار نویز (SPL) در دور ۲۰۰RPM ای ۲۰۰۰ با عبور از فیلتر اکتاو باند ۱۸ (فرکانس مرکزی ۶۳).

یکی دیگر از مراحل، تعیین شدت نویز پروانه با وجود جریان آب با سرعت جریان آب ۴m/s در تونل است که شدت این نویزها (دورهای ۲۰۰ الی ۲۰۰۰) در شکل (۲۳) ترسیم شده است.

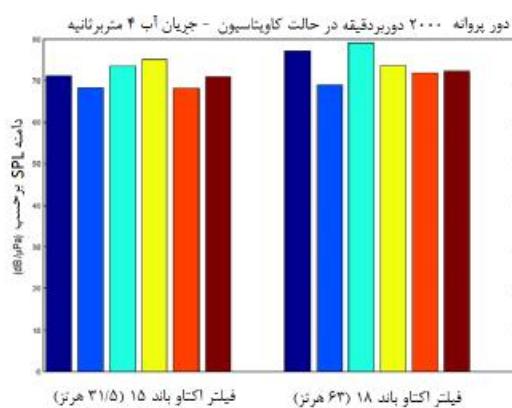
- ۲۲- ترسیم منحنی‌های نویز پروانه بر حسب شدت فشار صوتی (SPL) با استفاده از تحلیل اکتاو یکی دیگر از روش‌های ارائه شدت نویز صوتی، استفاده از فیلتر Octave (اکتاو یک، یک دوم اکتاو و یک سوم اکتاو، مطابق جدول (۱)) و فیلتر کردن نویز دریافتی است. سپس SPL نویز بر حسب فرکانس مرکزی هر باند محاسبه می‌گردد. در شکل (۲۴) نمونه‌ای از داده‌های اصلی و فیلتر شده اکتاو (باند ۱۵ فرکانس ۳۱/۵) مشخص شده است. در شکل‌های (۲۵) و (۲۶) نمودار میله‌ای شدت نویز SPL دورهای ۲۰۰ تا ۲۰۰۰ (آزمون دوم)، پس از عبور از فیلترهای اکتاو باند ۱۵ و ۱۸، نمایش داده شده است. در شکل (۲۷) شدت SPL داده‌های فیلتر شده از باند ۱۸، برای دورهای ۲۰۰ الی ۲۰۰۰ ترسیم شده است.



شکل (۲۴) نویز پروانه در دور ۲۰۰RPM با عبور از فیلتر اکتاو باند ۱۵ (فرکانس مرکزی ۳۱/۵) (۶۳).



شکل (۳۰) مقایسه شدت فشار نویز (SPL) دورهای 200RPM الى ۲۰۰۰. جریان آب ۴m/s. با عبور از فیلتر اکتاو باند ۱۵ و ۱۸.



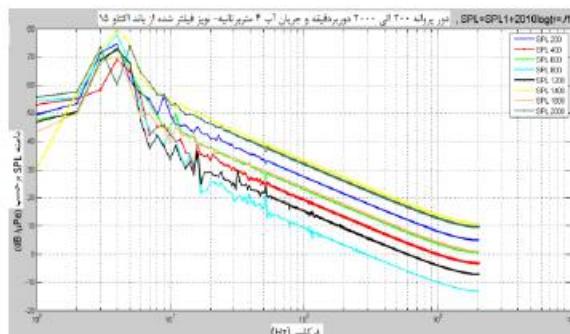
شکل (۳۱) نمودار میله‌ای مقایسه شدت فشار منبع (SPL) در دورهای گاویتاسیون (2000RPM). جریان آب ۴m/s. فیلتر اکتاو باند ۱۵ و ۱۸.

- ۲۵- جمع بندی و نتیجه‌گیری**
- با توجه به نتایج حاصل شده و تحلیل‌های طیفی متفاوت داده‌ها، موارد زیر نتیجه‌گیری می‌گردد:
- با توجه به شکل‌های (۱۶) الی (۱۹)، افزایش دور پروانه باعث افزایش شدت دامنه نویز پروانه می‌گردد.
  - جریان آب تونل شدت دامنه نویز پروانه را افزایش می‌دهد.
  - باند فرکانسی موثر نویز پروانه در محدوده بین ۱ الی ۱۰۰۰ هرتز است که در سامانه‌های آکوستیکی یک نویز قوی و با شدت بالا محسوب می‌گردد.
  - با توجه به این که بیشترین تماس پروانه با آب در ۰/۷R بوجود می‌آید زاویه پروانه تاثیر زیادی در ایجاد نویز پروانه دارد.

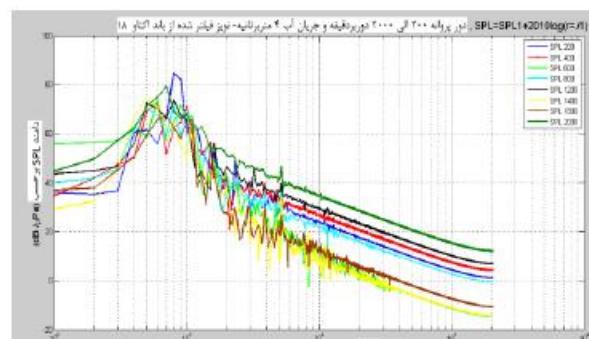
### ۲۳- بررسی سطح فشار نویز با فیلتر اکتاو (بدون کاویتاسیون)

فیلتر اکتاو باند ۱۵ و ۱۸ در نرم افزار مطلب طراحی و داده‌های دریافتی دورهای مختلف فیلتر شده که شکل‌های (۲۸) و (۲۹) طیف توان داده‌های فیلتر شده دورهای ۲۰۰ الی ۲۰۰۰ را نمایش می‌دهد. سطح نویز باند ۱۸، به این دلیل که سیگنال‌های کم‌توان محدوده فرکانس ۲۲ تا ۴۴ هرتز (باند ۱۵) حذف شده است، کمی افزایش یافته است. شکل (۳۰) نمودار میله‌ای دو باند را نمایش می‌دهد.

### ۲۴- بررسی سطح فشار نویز کاویتاسیون فیلتر اکتاو در حالت نهایی، با افزایش دور پروانه، در پشت پرهای پروانه، کاویتاسیون اتفاق افتاده است. در این حالت در چند مرحله نویز پروانه دریافت شده و نمودار میله‌ای شدت نویز آن از چه به راست (شروع کاویتاسیون و مرحله نهایی) در شکل (۳۱) ترسیم شده است.



شکل (۲۸) شدت فشار منبع (SPL) در دور 200RPM الى ۲۰۰۰. با عبور از فیلتر اکتاو باند ۱۵ (فرکانس مرکزی ۳۱/۵).



شکل (۲۹) شدت فشار منبع (SPL) در دور 200RPM الى ۲۰۰۰. با عبور از فیلتر اکتاو باند ۱۸ (فرکانس مرکزی ۶۳).

- دومین همایش ملی علوم و فناوری زیردریا، دانشگاه صنعتی  
مالک اشتر، ۱۳۸۲.
- [۱۰] حامد مختاری، "تحلیل هیدرودینامیکی پروانه‌های  
دریایی" انتشارات دانشگاه صنعتی مالک اشتر، ۱۳۸۵.
- [۱۱] مهندس محمد مونسان، "آشنایی با زیردریایی‌های  
نظامی"، انتشارات دانشگاه امام حسین ۱۳۸۳.
- [۱۲] پرچر روی، "اصول طراحی زیردریایی"، ترجمه مهندس  
مونسان، انتشارات دانشگاه صنعتی مالک اشتر ۱۳۸۳.
- [۱۳] Lisbon –"Unsteady Effects in 2D Modelling Of  
Partial Cavitations Using Bem", Methods  
Computations, 2004.
- [۱۴] Gaggero S., Savio L., Brizzolara S., Viviani  
M., Ferrando M. and Conti F., "An Experimental  
Study On Measuring and Localizing Propeller  
Noise Behind A Body In A Cavitations Tunnel"  
First International Symposium on Marine Propulsors  
smp'09, Trondheim, Norway, June 2009.
- [۱۵] Report, "Cavitation tunnel Tests Or Propeller  
Noise Of FRV And Comparisons With Full-scale  
Measurements"-CAV 2001- SESSION B8.007.
- [۱۶] مهدی دادخواه، "طراحی بهینه زیردریایی به منظور کاهش  
نویز انتشاری"، هشتمین همایش صنایع دریایی، ۱۳۸۵.
- [۱۷] احسان یاری، حسن قاسمی و امین مردان، "تحلیل نویز  
هیدرودینامیکی پروانه با در نظر گرفتن نویز ناشی از بارگذاری و  
ضخامت و تأثیر هاب و رتکس"، دوازدهمین همایش صنایع  
دریایی (MIC2010) ایران، ۱۳۸۹.
- [۱۸] یهادرموسوی، امیرعباس پاکزاده و محمد سیف،  
"سییه‌سازی هیدرولیکو-اکوستیکی یک پروانه زیرسطحی در شرایط  
کاویتاسیوئی و غیرکاویتاسیوئی"، بیستمین همایش صنایع  
الملی مکانیک ایران، دانشکده مکانیک دانشگاه شیراز، ۱۳۹۱.
- [۱۹] "کتاب راهنمای توانل کاویتاسیون"، مدل NA10- ساخت  
کشور انگلستان.
- [۲۰] Report, "Udaq\_lite DATA MANUAL",  
EAGLE Technology-Kept Town- South Africa.  
2007.

- ۵- با مقایسه بین نتایج حاصل از این تحقیق و نتایج  
تحقیقات تونل کاویتاسیون دانشگاه مرجع (۹)، مشاهده  
می شود که آشفتگی فرکانسی در این نتایج نیز غیر قابل  
انکار است.
- ۶- شدت نویز، به جتس و قطر پروانه نسبت مستقیم دارد.  
در تونل دانشگاه انگلستان، از پروانه‌های فلزی با قطر ۳۰۰  
میلی‌متر (در مقایسه با پروانه ۸۳ میلی‌متری) استفاده شده  
که این عامل باعث افزایش شدت نویز پروانه شده است.  
متوسط سطح SPL پروانه مورد آزمایش ما مطابق شکل  
۱۱۰dB (۲۷) و متوسط سطح SPL پروانه تونل انگلستان  
در بازه فرکانسی مشابه مطابق شکل (۹) برابر ۱۳۰dB است.
- ۷- طیف فرکانسی نویز پروانه‌ها با هر قطری، تغییر  
نمی‌کند. مقایسه تحلیل داده‌های اصلی و داده‌های فیلتر  
شده نشان می‌دهد که بیشترین شدت نویز در پهنه‌ی باند  
نویز صوتی بین ۱۰ الی ۳۰۰ هرتز است.
- ۸- لنگ و ارتعاشات شافت پروانه تاثیر شدیدی در ایجاد  
نویزهای با توان بالا داشته باشد.

## ۲۶- مراجع

- [۱] Carlton J., "Marine Propeller and Propulsion",  
Section 10, Butterworth-Heinemann, 3rd Edition.  
2012.
- [۲] Jhon.j., "Strategic Antisubmarine Warfare and  
Naval Strategy", International Security, Vol.11,  
No.2, pp. 312-331, 1986.
- [۳] Kuiper, G., "New Developments Around Sheet  
And TipVortex Cavitation on Ships Propellers",  
Fourth International Symposium on Cavitation, pp.  
1-11, 2001.
- [۴] Cavity.Ce.Utexas.edu. "Cavitation Home Page at  
the University of Austin", Ocean Engineering  
Group, EWRE, Civil, Architectural and  
Environmental Engineering, UT Austin.
- [۵] Carlton J., "Marine Propeller and Propulsion"  
section3, Butterworth-Heinemann, 3rd edition, 2012.
- [۶] علی امری، "طراحی هیدرودینامیکی پروانه تکی برای  
شناورهای زیرسطحی" دانشگاه صنعتی مالک اشتر، ۱۳۸۳.
- [۷] محمدسعید سیف، مهدی عسگری، "کاویتاسیون و روش‌های  
آزمون مدل پروانه شناورها"، چهارمین همایش ملی صنایع  
دریایی، انجمن مهندسی دریایی ایران، سال ۱۳۸۱.
- [۸] احمد فخار - متوجه راد "بررسی نسل جدید پوشش‌ها بر  
عملکرد پروانه کفتی‌های با سرعت زیاد"، ششمین همایش  
صنایع دریایی، تهران- انجمن مهندسی دریایی ایران، ۱۳۸۳.
- [۹] روزبه موسوی، محسن حاتم، محمدمهدی علیشاھی، "تحلیل  
جریان سیال مغشوش دو فازی شامل کاویتاسیون طبیعی"