

بِسْمِ اللَّهِ الرَّحْمَنِ الرَّحِيمِ  
الْحَمْدُ لِلَّهِ الَّذِي  
خَلَقَ السَّمَوَاتِ وَالْأَرْضَ  
وَالَّذِي جَعَلَ مِنَ  
النَّارِ سَمُوكًا  
وَالَّذِي جَعَلَ  
الْجِبَالَ أَوْتَادًا  
وَالَّذِي سَخَّرَ  
لَهُمْ نَهْرًا مُجْرِيًا  
وَالَّذِي جَعَلَ  
لِلنَّجْمِ أَكْثَادًا  
إِنَّا نَسْتَعِينُكَ  
يَا رَبَّنَا فَارْحَمْنَا  
إِنَّا نَرْجُوا كَرَمًا

## فصل ۵: نیروگاه های برق آبی



- ۱-۵-مقدمه.....
- ۲-۵-پتانسیلهای برق آبی رودخانه های ایران.....
- ۱-۲-۵-مقدمه.....
- ۲-۲-۵-حوضه ی کارون.....
- ۳-۲-۵-حوضه دز.....
- ۴-۲-۵-حوضه کرخه.....
- ۵-۲-۵-سایر حوضه ها.....
- ۳-۵-منحنی دبی حجمی آبی.....
- ۴-۵-انتخاب مکان مناسب برای نیروگاه های آبی.....
- ۵-۵-دسته بندی نیروگاه های آبی.....
- ۶-۵-توربین های آبی.....
- ۱-۶-۵-مقدمه.....
- ۲-۶-۵-سرعت دور مخصوص.....
- ۳-۶-۵-توربین پلتون.....
- ۴-۶-۵-توربین فرانسیس.....
- ۵-۶-۵-توربین کاپلان.....
- ۶-۶-۵-توربین های لوله ای.....
- ۷-۵-طرح کلی یک نیروگاه.....
- ۸-۵-نیروگاه تلمبه ذخیره ای.....
- ۹-۵-پدیده ی کاویتاسیون در نیروگاه های آبی.....
- ۱-۹-۵-مراحل ایجاد کاویتاسیون.....
- ۲-۹-۵-ضرب کاویتاسیون.....
- ۳-۹-۵-کنترل کاویتاسیون.....
- ۱۰-۵-روند انتخاب مشخصات توربین.....
- ۱۰-۵-۱-مقدمه.....
- ۱۰-۵-۲-داده های بهره برداری.....
- ۱۰-۵-۳-محدوده ی ارتفاع ریزش آب.....
- ۱۰-۵-۴-انتخاب توربین.....



## فصل پنجم

# نیروگاه‌های برق آبی

### ۵-۱- مقدمه

برای تأمین انرژی الکتریکی از روش‌های مختلفی می‌توان استفاده نمود که در حال حاضر نیروگاه‌های حرارتی و آبی، بیش‌ترین سهم را در تولید برق جهان دارند. بدلیل مشکلات و محدودیت‌های تولید برق در نیروگاه‌های حرارتی (با سوخت فسیلی یا هسته‌ای) به‌لحاظ مسائل تکنولوژیک، رعایت ضوابط و معیارهای زیست محیطی، محدودیت منابع و ...، در حال حاضر گرایش عمومی تولید برق در جهان، بیش‌تر متوجه احداث نیروگاه‌های برق آبی است. البته در سال‌های اخیر، از میان نیروگاه‌های حرارتی، تنها نیروگاه‌های هسته‌ای مورد توجه بوده‌اند. بر اساس آخرین اطلاعات موجود، در طی سال‌های ۱۹۸۵ تا ۱۹۹۶، رشد مصرف منابع انرژی در جهان برای انرژی‌های هسته‌ای، گاز طبیعی، برق آبی، نفت، و زغال سنگ، به‌ترتیب برابر ۰.۵۶، ۲۶.۴، ۲۵.۴، ۱۵.۱ و ۵.۳ درصد بوده است. این امر نشان می‌دهد که نیروگاه‌های برق آبی به‌عنوان یکی از مهم‌ترین منابع تأمین انرژی، مورد توجه جدی قرار گرفته‌اند.

## پتانسیل برق آبی رودخانه های ایران



رودخانه کارون بیشترین ظرفیت تولید برق کشور را دارد.

مقدمه

ظرفیت بالقوه و عملی تولید انرژی برق آبی در کشور ۵۰ میلیارد کیلووات ساعت در سال است که حدود ۶۰٪ تولید برق کشور را تشکیل می دهد که از میان حوضه آب ریز رودخانه کارون ۳۰ میلیارد

حوضه آب ریز رودخانه کرخه ۶ میلیارد

حوضه آب ریز رودخانه دز ۹ میلیارد

و ۵ میلیارد بازمانده آن مربوط به سایر حوضه ها است .

بدین ترتیب روشن میشود که سرمایه گذاری بر روی طرح های برق آبی از جمله ضروریاتی است که باید مدنظر قرار گیرد .

حالا ما به بررسی تک تک حوضه های ابریز می پردازیم .

### حوضه کارون

رودخانه کارون با طول ۹۴۰ کیلومتر و حوضه آبریزی ۶۰۰۰۰ کیلومتر مربع به عنوان بزرگترین حوضه ایران است . متوسط دبی سالانه در حدود ۴۵۳ متر مکعب بر ثانیه است . سرچشمه اصلی این رودخانه زردکوه بختیاری و رشته کوه زاگرس است .



براساس مطالعات پتانسیل های موجود برای احداث نیروگاه های برق آبی بر روی این رود خانه حداقل ۱۱ مورد است که به عنوان مثال نیروگاه شهید عباسپور و مسجد سلیمان و کارون و ..... از این شمار می باشند.

جدول (۵-۱): مشخصات طرح های حوضه ی آبریز کارون

نام سد	نام رودخانه	مرحله ی اجرایی سد	نوع ساخت سد	ارتفاع از پی m	حجم مخزن $10^6 m^3$	ظرفیت تولید MW	انرژی سالانه GWh
کارون ۱	کارون	در حال بهره برداری	بتنی قوسی	۲۰۰	۲۹۰۰	۲۰۰۰	۳۳۰۰
سد سلیمان	کارون	در حال بهره برداری	سنگریزه ای	۱۷۷	۲۳۰	۲۰۰۰	۳۷۰۰
کارون ۲	کارون	در حال بهره برداری	بتنی دو قوسی	۲۰۵	۲۷۵۰	۲۰۰۰	۴۱۴۰
کارون ۲	کارون	در حال اجرا	بتنی قوسی	۲۲۲	۲۱۹۰	۱۰۰۰	۲۱۷۰
گوند	کارون	در حال اجرا	سنگریزه ای	۱۷۵	۴۵۳۰	۲۰۰۰	۴۳۰۰
کارون ۵	کارون	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۱۸۸	۲۰۱۳	۴۲۲	۱۱۶۹
کارون ۲	کارون	در دست مطالعه	سنگریزه ای	۱۳۰	۱۹۷	۱۰۰۰	۱۹۵۰
خرسان ۱	خرسان	در دست مطالعه	سنگریزه ای	۱۸۲	۱۲۹۱	۳۹۰	۱۲۲۱
خرسان ۲	خرسان	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۲۶۰	۲۳۰۴	۵۸۰	۱۶۸۹
خرسان ۳	خرسان	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۱۵۵	۷۷۸	۳۰۰	۱۰۱۴
بازفت	بازفت	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۲۰۷	۴۵۰	۲۴۰	۷۵۰

مجموع ظرفیت تولید این سد ها ۱۵۰۰۰ مگاوات است.





جدول (۵-۲): مشخصات طرح‌های حوضه‌ی آبریز دز

نام سد	نام رودخانه	مرحله‌ی اجرایی سد	نوع ساخت سد	ارتفاع از پی m	حجم مخزن $10^6 m^3$	ظرفیت تولید MW	انرژی سالانه GWh
دز	دز	در حال بهره‌برداری	بتنی قوسی	۲۰۳	۳۳۴۰	۵۲۰	۲۷۵۰
رودبار	رودبار	در حال بهره‌برداری	سنگریزه‌ای	۱۹۰	۵۱۰	۱۰۰۰	۱۰۵۰
بختیاری	بختیاری	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۳۱۵	۴۸۴۴	۱۵۰۰	۲۹۸۴
زالکی	زالکی	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۲۱۰	۵۲۰	۳۴۳	۱۰۲۵
زالکی	زالکی	در دست مطالعه	بتنی قوسی	۲۱۰	۱۵۱۷	۴۷۰	۱۳۳۳
سزار ۵	سزار	در دست مطالعه	---	۶۵	---	۱۰۳	۴۰۷
سزار ۱	سزار	در دست مطالعه	---	۳۲	---	۱۷۵	۵۸۳
سزار ۲	سزار	در دست مطالعه	---	۷۷	---	۴۵۷	۱۴۷۴
سزار ۳	سزار	در دست مطالعه	---	۳۸	---	۲۱۶	۷۱۸

## حوضه دز

رودخانه دز با طول حدود ۵۰۰ کیلومتر و حوضه آبریزی به وسعت ۲۴۰۰۰ کیلومتر مربع دومین رودخانه پرآب ایران می باشد .  
دبی متوسط رودخانه در حدود ۲۴۱ مترمکعب بر ثانیه است .براساس مطالعات انجام شده غیر از سد ونیروگاه دز (درحال حاضر با ظرفیت ۵۲۰ مگاوات در حال بهره برداری است ) دیگر نیروگاه های برق آبی در دست مطالعه هستند . بدین ترتیب جمع پتانسیل قابل بهره برداری از این رودخانه به حدود ۵۰۰ مگاوات می رسد .  
( اطلاعات این سدها ونیروگاه های بر روی انها در جدول ۲-۵ مشخص شده است )

## رودخانه کرخه

طول رودخانه کرخه حدود ۹۰۰ کیلومتر است که وسعت حوضه آبریزی آن ۹۲۰۰۰ کیلومتر مربع و متوسط دبی سالانه در حدود ۱۷۷ مترمکعب بر ثانیه می باشد .  
پتانسیل های اصلی موجود برای احداث نیروگاه های برق آبی بر روی این رودخانه ۶ مورد است که از میان انها طرح سد کرخه به اجرا و مورد بهره برداری در آمده و دیگر طرح ها در دست مطالعه یا در مرحله شناخت می باشند .

نام سد	نام رودخانه	مرحله‌ی اجرایی سد	نوع ساخت سد	ارتفاع از پی m	حجم مخزن $10^6 m^3$	ظرفیت تولید MW	انرژی سالانه GWh
کرخه	کرخه	در حال بهره‌برداری	خاکی	۱۲۷	۷۸۰۰	۴۰۰	۱۲۰۰
سازین	سیمره	در حال اجرا	بتنی قوسی	۱۵۷	۱۶۰۹	۳۷۵	۵۷۲
سیمره	سیمره	در حال اجرا	بتنی دوقوسی	۱۷۸	۳۲۲۰	۶۴۰	۸۳۵
پاعلم	کرخه	در دست مطالعه	سنگریزه‌ای	۲۰۰	۳۱۲۷	۲۳۰	۱۱۹۴
تنگ معشوره	کشکان	در دست مطالعه	سنگریزه‌ای	۱۳۷	۱۶۳۹	۱۶۶٫۲	۳۹۷
کرخه ۲	کرخه	در دست مطالعه	بتنی دریچه‌ای	۳۳	۱۴	۲۰۰	۲۶۶
گرماب	سیمره	در مرحله‌ی شناخت	بتنی قوسی	۱۰۰	۷۰۰	۲۵۰	۴۸۰

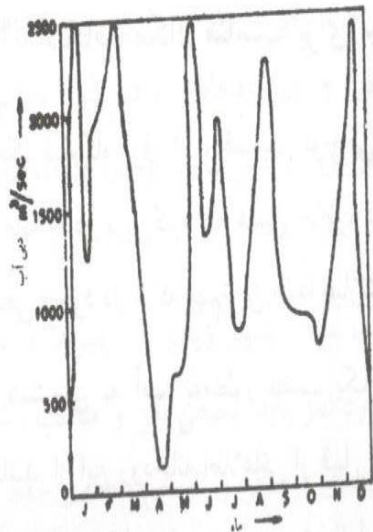


## منحنی دبی حجمی آب :

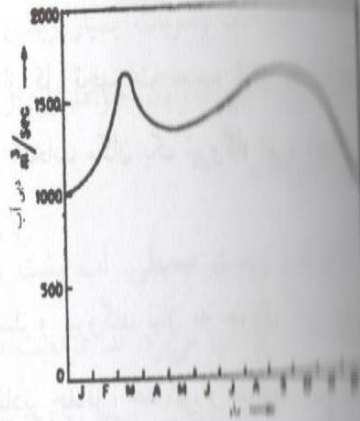
یکی از مسائل بسیار مهم در احداث هر نیروگاهی میزان دبی حجمی آب ورودی در زمان مختلف از سال می باشد . با توجه به منحنی دبی حجمی سالیانه آب می توان موارد زیر را تخمین زد :

- ۱- میزان انرژی متوسط سالیانه قابل دسترس
- ۲- حداقل انرژی سالیانه قابل دسترس
- ۳- میزان انرژی اضافی و افزایش ذخیره شده آب در پشت سد
- ۴- ظرفیت مخزن کنترل سیلاب ها

که برای دستیابی به این اهداف باید بررسی دراز مدتی (حدود ۲۰ سال) بر روی رودخانه ی مورد نظر صورت گیرد . تا شرایط حداقل و حداکثر دبی اب مشخص شود. که برای این منظور منحنی دبی آب ورودی بر حسب دوره های مختلف از قبیل ساعت- هفته- ماه - سال می شود

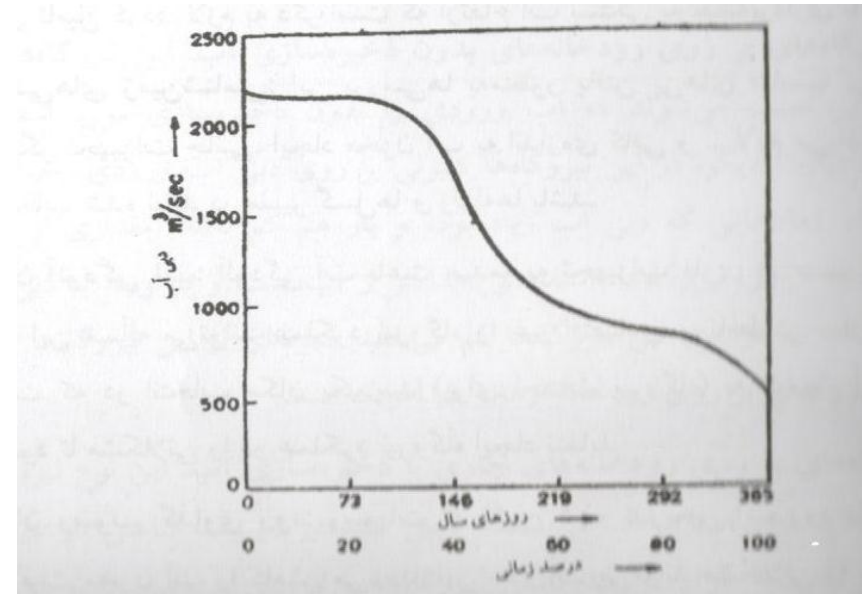


(الف)



(ب)

در شکل ۵-۱ نحوه تغییرات دبی آب رودخانه هایی با تغییرات اب بسیار زیاد و کم نشان داده شده است اما از این منحنی در مطالعه و طراحی نیروگاه کاربرد زیادی ندارد و باید ان را به صورت منحنی مرتب شده ی دبی حجمی اب مطابق شکل ۵-۲ درآوریم.





## انتخاب مکان مناسب برای نیروگاه آبی :

۱-دسترسی به آب

۲- ذخیره آب

۳- ارتفاع آب در پشت سد احداث شده

۴- بررسی های زمین شناسی

۵- میزان آلودگی آب

۶- میزان رسوب گذاری رود

۷- تاثیرات زیست محیطی

۸- دسترسی به مکان مورد نظر

## توربین های آبی

مقدمه :

توربین های آبی وظیفه ی تبدیل انرژی موجود در آب را به انرژی مکانیکی دارد. توربین های آبی به دو نوع توربین های عکس العملی و ضربه ای تقسیم می شوند. توربین های فرانسسیس و پروانه ای از نوع توربین های عکس العملی هستند. توربین های فرانسسیس برای ارتفاع ریزش آب متوسط و دبی آب جاری متوسط به کار می روند. ولی توربین های پروانه ای برای ارتفاع ریزش آب کم و دبی آب زیاد مورد استفاده قرار می گیرند.

توربین های ضربه ای دارای پره های متحرکی هستند که سرعت آب با برخورد با آن ها کم میشود ، ولی فشار آب ثابت می ماند . توربین های پلتون دارای این نوع پره ها هستند که برای نیروگاه های با ارتفاع ریزش آب زیاد و دبی آب جاری کم به کار میروند .

## دسته بندی نیروگاه های آبی:

۱-دسته بندی براساس آب رودخانه

الف) نیروگاه های بر روی رودخانه

های بدون ذخیره آب

ب) نیروگاه های بر روی رودخانه

های جاری با ذخیره آب

ج) نیروگاه مخزنی

۲- دسته بندی براساس نوع بار

الف)نیروگاه بار پایه

ب) نیروگاه بار حداکثر

ج) نیروگاه تلمبه ذخیره

۳- دسته بندی براساس ارتفاع

ریزش آب

الف) نیروگاه های با ارتفاع کم آب

ب) نیروگاه های با ارتفاع متوسط

آب

ج) نیروگاه های با ارتفاع زیاد آب





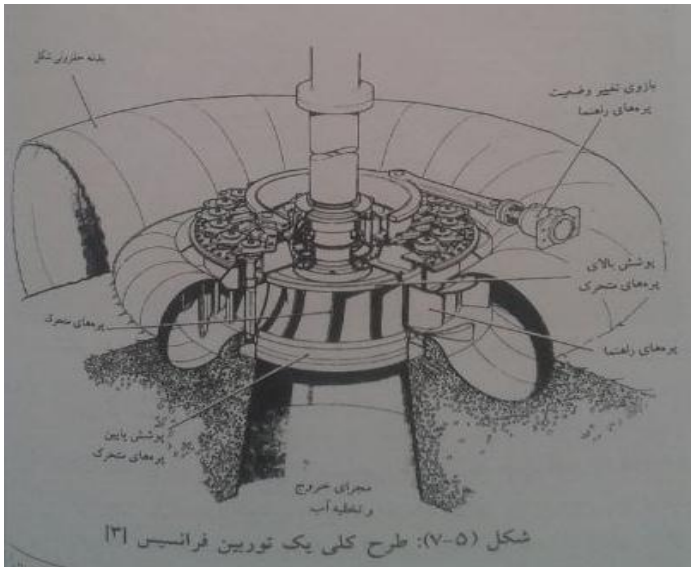
این توربین ها در سدهای با ارتفاع ریزش آب زیاد ( معمولاً بیش تر از ۲۰۰ تا ۲۵۰ متر ) و جریان آب کم به کار می روند. این نوع توربین ها از نوع ضربه ای می باشند که در یک یا چند نازل موازی ، تمام فشار آب ، تبدیل به سرعت می شود. سپس آب با سرعت زیاد از طریق انژکتور و والو سوزنی داخل آن ، به سمت فاشک توربین هدایت میشود. با کنترل موقعیت والو سوزنی می توان دبی آب ورودی به فاشک های توربین را تنظیم نمود. این عمل ، توسط سیستم گاورنر نیروگاه صورت میگیرد .

در مواقع کاهش سریع بار نیروگاه ، باید آب ورودی توسط سوزن وسط انژکتور کم شود که این موضوع ، توسط بسته شدن والو سوزنی انجام میپذیرد . اما این عمل ، باعث ایجاد فشار شدید در لوله های منتهی به انژکتور می شود . برای جلوگیری از این مشکل ، از وسیله ای به نام منحرف کننده استفاده می شود . منحرف کننده ( دفلکتور) در مواقع کاهش سریع بار به سرعت در مقابل آب خروجی از انژکتور قرار می گیرد و سپس با حرکت آرام والو سوزنی و تنظیم دبی آب مورد نیاز مجدداً به محل خود برمی گردد.

از نظر تئوری ، حداکثر بازده ی توربین هنگامی اتفاق می افتد که سرعت محور توربین ، نصف سرعت آب پاششی باشد و این موقعی است که پره های متحرک دقیقاً ۱۸۰ درجه آب ورودی را برگردانند. البته در این زمان سرعت آب تخلیه صفر است که در عمل . این موضوع امکان پذیر نمی باشد .

## توربین فرانسسیس

این ها نیروگاه های با ارتفاع متوسط ریزش آب، و دبی آب جاری متوسط به کار می رود . آب پشت سد توسط کانال هایی وارد لوله های حلزونی شکل می گردد. سطح مقطع این لوله ها ی حلزونی، مرتباً کاهش می یابد تا سیال آب بتواند با سرعت یکنواختی در تماس با پره های اصلی توربین قرار گیرد. آب با سرعت زیاد، پس از عبور از محفظه ی حلزونی شکل ، توسط پره های راهنما به پره های اصلی برخورد میکند . وظیفه ی پره های راهنما ، افزایش نهایی سرعت آب و جهت دادن مناسب به آب برای برخورد با پره های اصلی می باشد. درجه ی باز شدن این پره ها ، کمیت و جهت آب جاری شده را تغییر می دهد. حد اکثر بازده ی این نوع توربین ها بین ۹۴ تا ۹۵ درصد می باشد .



## توربین کاپلان



خصوصیت اساسی این توربین ها آن است که جریان آب به طور محوری با پره های متحرک برخورد می کند. لوله ی حلزونی شکل و پره های راهنما دارای طرح و عملکردی شبیه توربین های فرانسسیس هستند . آب با سرعت زیاد پس از عبور از پره های راهنما و قبل از برخورد به پره های متحرک، جهت محوری پیدا می کند تا حداکثر انرژی خود را به پره های متحرک منتقل نمایند .

عموما محور این نوع توربین ها به صورت عمودی نصب می شود که در این حالت ، مزایای زیر را به همراه خواهند داشت:

۱- طرح سیستم روغنکاری و یاتاقان ها به سادگی انجام می شود

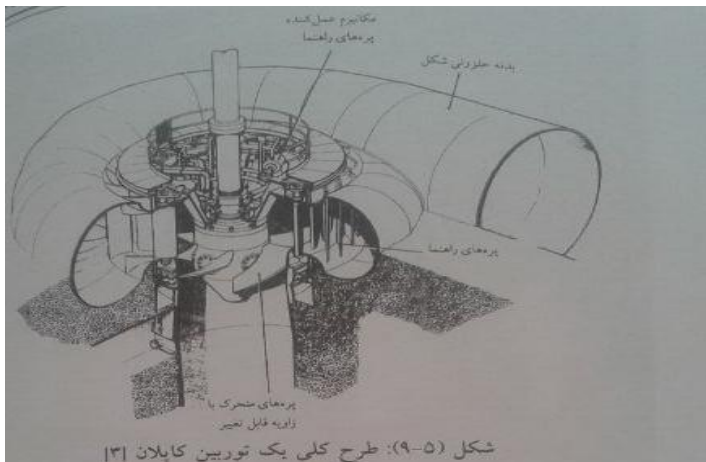
۲- نصب و تعمیر ژنراتور به آسانی انجام میشود

۳- حفاظت توربین و دیگر لوازم جانبی با انجام بتن ریزی های محکم . انجام می شود

۴- تجهیزات را می توان بر روی سطح بالایی توربین نصب نمود که این موضوع، تعمیرات و نگهداری از تجهیزات را به آسانی مهیا میکند

۵- غوطه ور نمودن پره های متحرک زیر دم آب خروجی به منظور از بین بردن کاویتاسیون، در مقایسه با غوطه ور نمودن مجموعه ی کامل با حداقل هزینه ی عمرانی

همراه خواهد بود





توربین های کاپلان به طور وسیعی در رودخانه ها مورد استفاده قرار می گیرند . در این نوع رودخانه ها، ارتفاع آب بسیار کم است . البته این طرح با مشکلاتی از جمله موارد زیر همراه است :

- غوطه ور کردن سیستم گردنده ی توربین در داخل آب نیاز به حفاری دارد این موضوع هزینه ی زیادی را به همراه دارد
- تغییرات متعدد جهت آب در لوله های باریک اتفاق می افتد و این موضوع باعث طراحی سیستم تیوپ می شود که خود باعث افزایش تلفات هیدرولیکی می گردد.

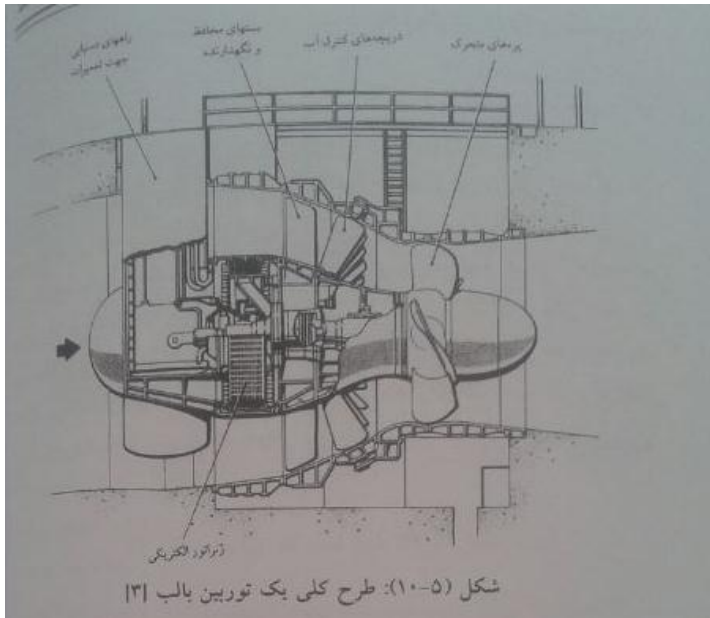
## انواع این توربین هارا می توان به صورت زیر بیان

**نمود :** ۱- توربین بلب ۲- توربین تیوب ۳- توربین ریم ژنراتور

### ۱- توربین بلب

پره های متحرک توربین در انتهای آن قرار گرفته اند و پره های راهنما قبل از توربین نصب می شوند شکل بدنه ی این توربین ها باید به طور مناسبی طراحی شوند تا تلفات هیدرولیکی آب به حداقل خود کاهش می یابد . انواع مختلف طرح های این نوع توربین ها به سه صورت است : نوع اول آن که پره های متحرک روتور و پره های راهنما قابل تنظیم باشند. نوع دوم دارای پره های راهنمای قابل تنظیم و پره های چرخنده ثابت می باشد. نوع سوم دربرگیرنده ی پره های راهنمای ثابت و پره های چرخنده ی متغیر است.

این نوع توربین ها بر روی رودخانه های کوچک نصب می شوند و در نتیجه ، دارای قدرت بسیار کمی هستند . ژنراتور به همراه توربین در داخل محفظه ی اصلی توربین واقع می شوند و کل این محفظه در داخل آب قرار می گیرد.



دو عیب اساسی در توربین های بآلب وجود دارد : اولاً به خاطر فضای کم محفظه ی توربوژنراتور، ننگه داری از ژنراتور با مشکل همراه است . ثانیاً اینرسی بسیار کم قسمت های چرخشی در شبکه های تولیدی ، ممکن است باعث ایجاد مسائل و مشکلاتی از قبیل عدم سنکرونیسم یا تغییرات فرکانس و سرعت ژنراتور شود. باتوجه به این دلایل ، توربین تیوب به گونه ای طراحی می شود که فاقد مشکلات فوق باشد، به این ترتیب که به منظور دسترسی بهتر به ژنراتور ، آن را در خارج از مسیر آب قرار می دهند و انرژی چرخشی از طریق یم محور بلند و یک جعبه دنده به محور ژنراتور منتقل می شود. در این حالت، کنترل فرکانس ژنراتور به راحتی امکان پذیر خواهد بود. البته در این توربین ها، مشکلات دیگری از قبیل دراز بودن محور انتقالی و نیز ترتیب یاتاقان ها به وجود می آید.

### توربین ریم ژنراتور

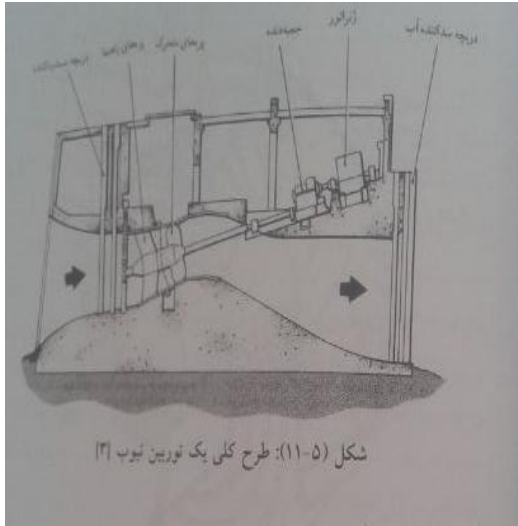
پره های گردنده ی توربین به وسیله ی یک حلقه ی محیطی پوشیده می شوند که قطب های الکتریکی ژنراتور محصور می گردد.

از خصوصیات این توپوژنراتور می توان به موارد زیر اشاره کرد

۱- دسترسی به ژنراتور بسیار راحت است و به خاطر قطر بزرگ سیستم چرخنده ، اینرسی آن بسیار زیاد خواهد بود. و در نتیجه مشکلی از نظر ناپایداری محور وجود ندارد

۲- به منظور جلوگیری از نفوذ آب به قسمت های الکتریکی ژنراتور ، نیاز به لایه های پوششی می باشد تا بین حلقه ی چرخشی توربین و بدنه ی ثابت مجرای آب قرار بگیرد

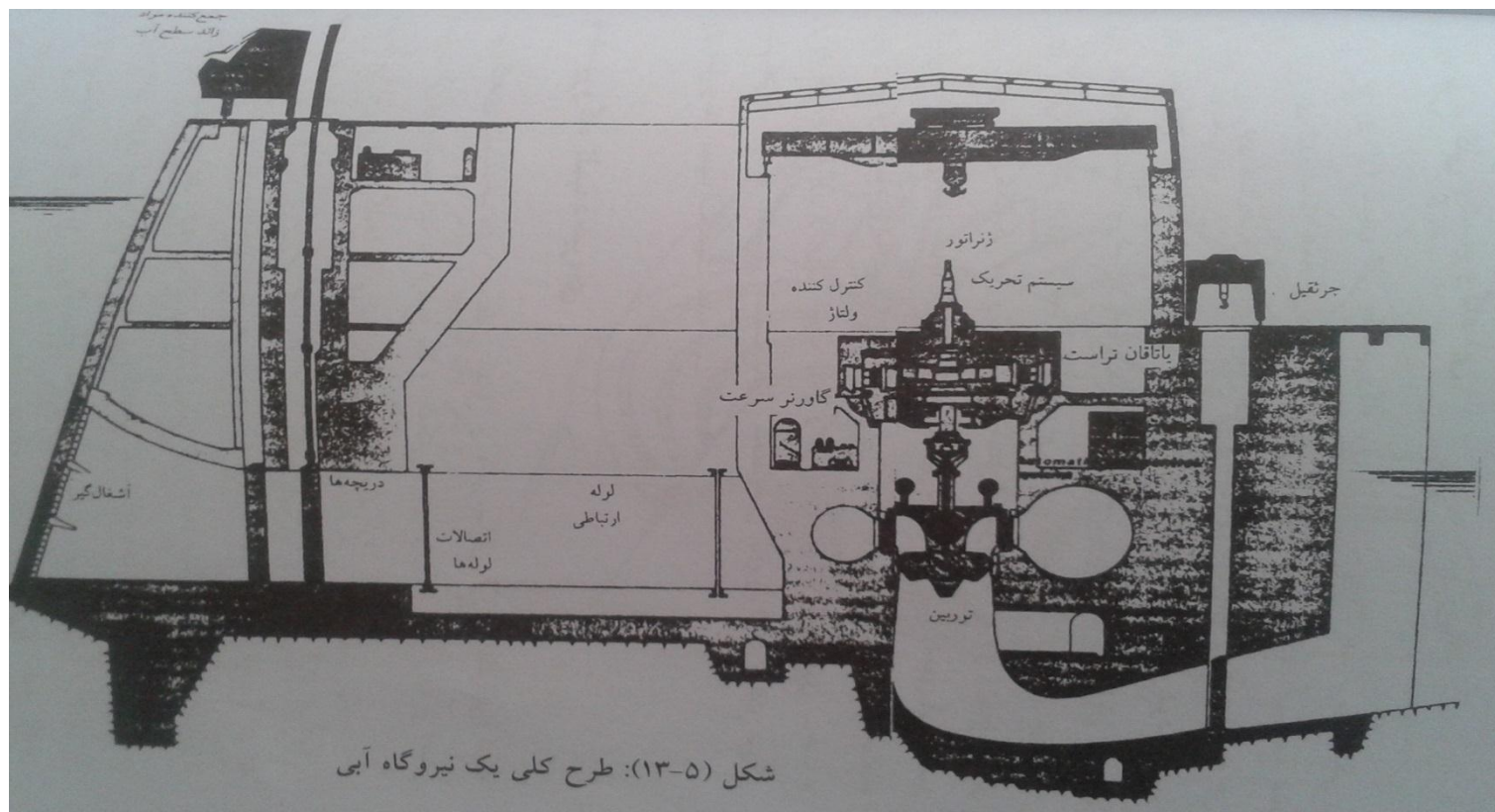
۳- با استفاده از پره های غیر قابل تنظیم ، هزینه ی این واحد ها در مقایسه با دیگر توربین های لوله ای قابل رقابت می باشد. با توجه به محدوده ی بسیار کم بالاترین بازده ی این توربین ها، و برای استفاده ی بهینه از انرژی آب ، باید در قسمت خروجی سیستم از تعداد زیادی توربوژنراتور استفاده شود و یا اینکه پره های چرخنده قابل تنظیم باشند





دانشگاه گیلان

در یک نیروگاه آبی با تجهیزات عمرانی ، مکانیکی و برقی آب جمع شده در پشت سد وارد کانال ها و مجاری عبور آب توربین می شود قبل از ورود آب به این کانال ها باید تمام مواد زائد و شناور موجود در آب در ابتدای کانال گرفته شود با عبور آب از کانال های انتقال ، سرعت و فشار آن به حد مناسبی میرسد تا باربزش بر روی پره های توربین ، حداکثر انرژی از آب سد به توربین منتقل شود . با اتصال محور توربین به محور ژنراتور ، تبدیل انرژی مکانیکی به الکتریکی صورت میگیرد . باتوجه به اینکه در اکثر نیروگاه های آبی محور توربین و ژنراتور عمودی است برای نگهداری ازین محور از یاتاقان تراست استفاده می شود در کنار ژنراتور و برای کنترل ولتاژ و فرکانس ، باید از گاورنر های سرعت و سیستم تحریک استفاده نمود.در قسمت بالایی محفظه ی اتاق ژنراتور ، جرثقیل بزرگی برای حمل و نقل تجهیزات نصب شده است.



شکل (۵-۱۳): طرح کلی یک نیروگاه آبی



نیروگاه تلمبه ذخیره ای به منظور تبدیل و ذخیره سازی انرژی الکتریکی شبکه به صورت انرژی پتانسیل آب در ارتفاع بالا و بالعکس به کار می روند. مزایا و دلایل اصلی برای کاربرد این نیروگاه ها را میتوان به صورت زیر بیان کرد:

(الف) برای تولید انرژی الکتریکی در زمان بار حداکثر شبکه ی مورد استفاده قرار می گیرد.

(ب) این نیروگاه ها دارای راه اندازی سریعی (نسبت به نیروگاههای حرارتی) برای تامین بار حداکثر شبکه هستند. البته زمان راه اندازی این نیروگاه ها مشابه موتورهای دیزلی و توربین های گازی است ولی بازدهی نیروگاه های تلمبه ذخیره ای بسیار مناسب است.

(ج) در سیستم هایی که شامل نیروگاههای حرارتی هستند با وجود نیروگاه های تلمبه ذخیره ای میزان ذخیره چرخان سیستم و مساله راه اندازی گرم نیروگاه ها کاهش می یابد.

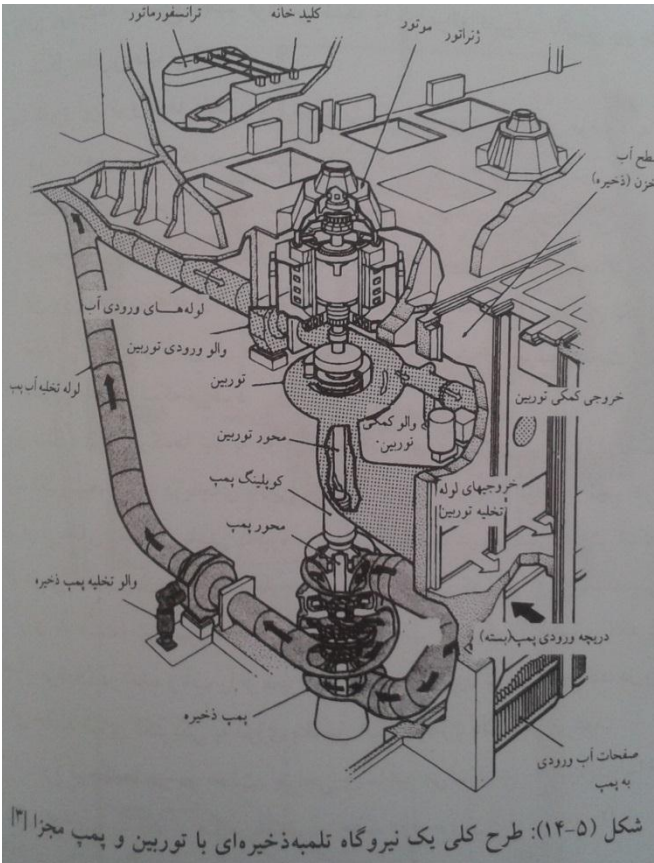
(د) این نیروگاه ها موضوع تنظیم فرکانس شبکه را در مواقع تغییرات ناگهانی بار شبکه به شکل مطلوبی مهیا می کنند .

(ه) کاربرد این نیروگاه ها منحنی بار شبکه را یکنواخت تر می کند. این موضوع به این صورت مهیا میشود که در مواقع بار پایه شبکه پمپ های موجود در نیروگاههای تلمبه ذخیره ای با صرف انرژی آب را از ارتفاع پایین به ارتفاع بالا منتقل می کنند البته این موضوع باعث افزایش بار پایه ی شبکه می شود. سپس در مواقع بار حداکثر شبکه این نیروگاهها با استفاده از انرژی پتانسیل آب موجود در مخزن بالایی انرژی الکتریکی تولید می کنند و در تامین بار حد اکثر شبکه سهیم می شوند. این موضوع باعث کاهش ذخیره چرخان شبکه می شود.

برای عملکرد این نیروگاهها نیاز به دو دریاچه یا دو مخزن ذخیره ی آب می باشد. به منظور تولید الکتریسیته آب از دریاچه بالایی به سمت توربین جاری می شود و با انجام کار در آن در دریاچه (مخزن) پایینی ذخیره می شود. این حالت در زمان بار حداکثر شبکه به اجرا در می آید در زمان های غیر از بار حد اکثر شبکه این نیروگاهها به صورت یک پمپ الکتریکی در آمده و آب را از مخزن پایین به سمت مخزن بالا منتقل می کند. در واقع در این حالت انرژی الکتریکی به انرژی پتانسیل آب در مخزن بالا تبدیل می شود.

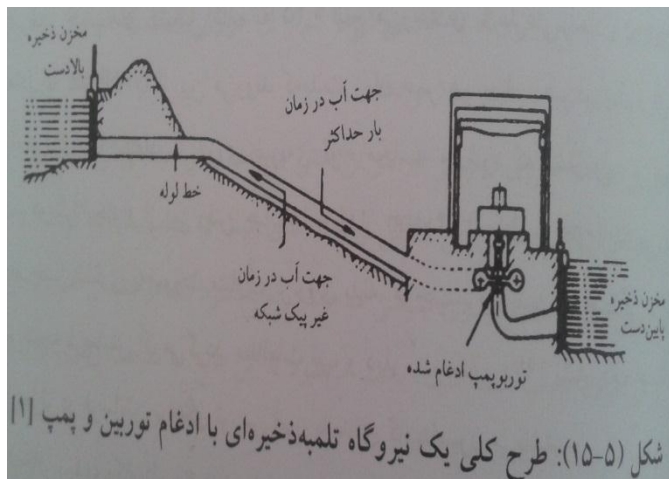
این نوع نیروگاهها در دو حالت طراحی و ساخته می شوند: در حالت اول ساختار توربین و موتور پمپ جدا از هم می باشند. در حالت دوم توربین و موتور پمپ دارای یک ساختار هستند و اصطلاحاً به آن توربو پمپ می گویند. به عبارت دیگر توربو پمپ برای انتقال آب از مخزن بالا به پایین به صورت توربین و برای انتقال آب از مخزن پایین به بالا به صورت پمپ در می آید.

طرح برش خورده ی نیروگاههای از نوع اول در شکل (۵-۱۴) نشان داده شده است.



شکل (۵-۱۴): طرح کلی یک نیروگاه تلمبه ذخیره ای با توربین و پمپ مجزا



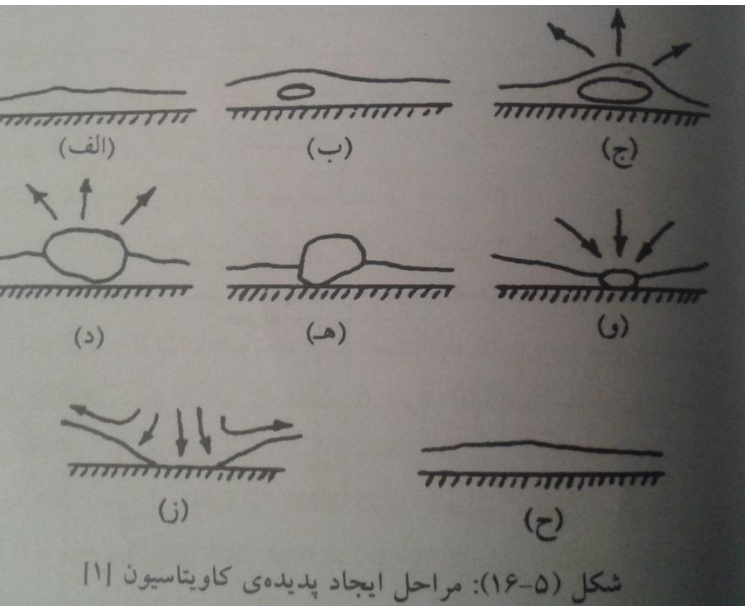


همان گونه که در شکل اسلاید قبل مشخص است محور توربین و پمپ با هم به یک ماشین سنکرون متصل هستند که این ماشین می تواند به صورت ژنراتوری (در موقع کارکرد توربین) و به صورت موتوری (به منظور کارکرد پمپ) کار کند. در این شکل مسیر جریان آب برای عملکرد توربین-ژنراتور با جهت های تو خالی و مسیر جریان آب برای عملکرد موتور-پمپ با جهت های تو پر نشان داده شده است.

در نوع دوم این نیروگاه ها پمپ و توربین با هم ادغام میشوند. به عبارت دیگر از نظر هندسی توربین های فرانسسیس را می توان به شکل بهینه ای برای پمپ کردن و به چرخش در آوردن به منظور تولید طراحی نمود. مزیت مطلوب این نیروگاهها ان است که هزینه این نوع توربو پمپ ها نسبت به توربین و پمپ های مجزا کم تر است و دیگر نیازی به قرار گرفتن کلاچ بین توربین و پمپ نمی باشد. هم چنین با توجه به یکی شدن توربین و پمپ دیگر نیازی به لوله های مجزا و رابط با مخزن ها برای توربین و پمپ نمی باشد و می توان از لوله های مشترک برای هر دو عمل انتقال آب استفاده نمود. البته در این حالت بازده توربو پمپ برای عملکرد به صورت پمپ یا توربین حدود ۱٪ کم تر از بازده این وسیله در حالت کار دائم به صورت پمپ یا توربین می باشد. بازده توربو پمپ های با قدرت بالا به صورت پمپ ۹۳-۹۲٪ و در حالت توربین به مقدار ۹۴-۹۳٪ شکل (۵-۱۵) بیانگر طرح کلی این نوع نیروگاه ها می باشد.

## ۹- پدیده کاویتاسیون در نیروگاههای آب ۱

### - مراحل ایجاد کاویتاسیون



در حین عبور آب از لوله ی هدایت آب (محفظه حلزونی شکل) اطراف پره های هادی و دریچه ها و هم چنین خود توربین ها و لوله ی تخلیه آب ممکن است پدیده ای رخ دهد که به کاویتاسیون موسوم است و چگونگی به وقوع پیوستن و کنترل آن به سادگی قابل درک نمی باشد

پدیده کاویتاسیون زمانی اتفاق می افتد که فشار موضعی از فشار بخار سیال مایع در حال حرکت کم تر شود. در چنین حالتی حباب هایی که نشان دهنده ی ذرات تبخیر شده می باشند در داخل مایع پدیدار می گردد. در اثر بر روی بدنه ی قطعات مذکور ایجاد می گردد ایجاد و از بین رفتن مستمر این حباب ها پدیده ای فرسایشی ایجاد پدیده کاویتاسیون از بسیاری جهات شبیه پدیده جوش می باشد. در پدیده جوش نیز زمانی که در اثر افزایش دمای مایع فشار به بالای بخار اشباع میرسد حباب های بخار در جداره ی ظرف پدیدار شده شروع به رشد می نمایند.

مکانیزم حرارت منتقل شده توسط تشکیل حباب و سپس حرارت منتقل شده از حباب به مایع در شکل (۵-۱۶) مشخص گردیده است که به ترتیب اسلاید بعد شرح داده میشود



الف) مایع مجاور دیوار حرارت داده می شود (درجه حرارت دیوار بالاتر از درجه حرارت اشباع مایع می گردد).

ب) یک ذره ی بخار در محل برجستگی ها و یا شکاف های کوچک دیواره ظاهر می گردد که بعداً رشد می کند تا به حباب تبدیل گردد.

ج) با رشد حباب ایجاد شده این حباب مایع مجاور دیواره را شکافته و مایع خارجی (مایع سردتر) را مطابق شکل در جهتی که با علامت پیکان نشان داده شده است به طرف خارج هدایت می کند .

د) در این حالت حباب با مایع سردتر تماس پیدا میکند ولی کماکان به رشد خود ادامه می دهد . البته درجه حرارت آن کاهش می یابد اما رشد آن (به علت دریافت حرارت کم تر بر واحد حجم) آهسته تر خواهد بود.

ه) در این حالت حباب به حدی رشد کرده است که حرارت دریافتی (که از طریق هدایت از سطح حرارت دهنده می گیرد) کم تر از حرارتی است که (در اثر تبخیر یا عمل جابجایی) به مایع سرد می دهد.

و) در این مرحله نیروی اینرسی (رانش) کاهش می یابد و موجب می گردد تا مجدداً از حجم حباب کاسته شود . این کاهش نیرو تا حدی است که حباب ناپدید گردد.

ز) با از بین رفتن حباب نیروی اینرسی موجود در مایع سرد (که موجب در هم ریختن و از بین بردن حباب شده است) باعث می شود تا این مایع با سرعت زیادی به بدنه ی سطح حرارت دهنده بر خورد کند.

ح) در این حالت دوباره لایه مایع مجاور سطح حرارت دهنده به حالت پایدار میرسد و سیکل فوق تکرار می گردد.

## ۲- ضریب کاویتاسیون توما

یکی از پارامترهای مهمی که در کارخانه های ساخت توربین و در صنایع در زمینه پدیده کاویتاسیون به کار گرفته می شود معروف به ضریب کاویتاسیون توما است . این ضریب : یکی از عوامل بسیار مهم در انتخاب توربین می باشد که به صورت زیر به دست می آید

(۴-۵) که در این رابطه

$\sigma P$  = ضریب کاویتاسیون (سیگما دستگاه)

$H_a$  = ارتفاع فشار اتمسفر بر حسب mmHg

$H_v$  = ارتفاع فشار بخار آب بر حسب m

$H_s$  = فاصله ی بین دهانه ی خروجی یا خط وسط پره ها با حد اقل سطح پایین دست آب خروجی از دهانه ی توربین بر حسب m

$H$  = حد اکثر ارتفاع خالص در شرایط بهره برداری بر حسب m

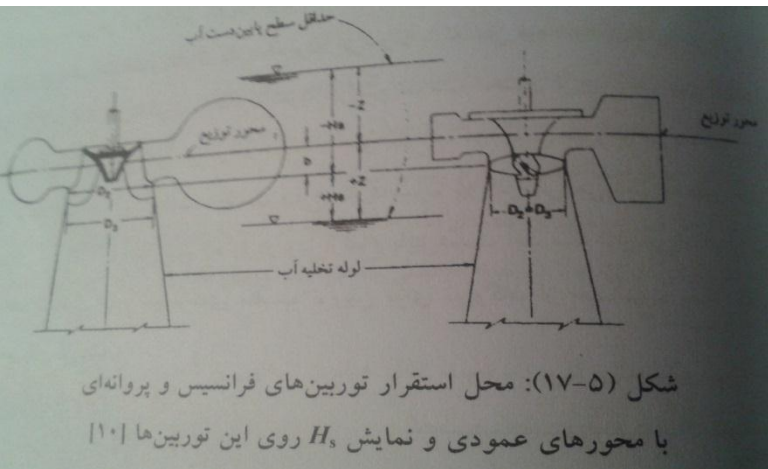
در جدول (۷-۵) مقدار ارتفاع فشار اتمسفر ( $H_s$ ) بر حسب m بیان شده است.

$$\sigma P = \frac{H_a - H_v - H_s}{H}$$



$H_{a,m} H_2O$	$H_a, mmHg$	ارتفاع m
۱۰/۳۵۱	۷۶۰	۰
	۹۹/۷۱۵	۵۰۰
	۰۷/۶۷۴	۱۰۰۰
	۱۶/۶۳۴	۱۵۰۰
۱۲۰/۸	۱۸/۵۹۶	۲۰۰۰
۶۲۸/۷	۰۷/۵۶۰	۲۵۰۰
۱۶۰/۷	۷۵/۵۲۵	۳۰۰۰
۷۱۶/۶	۱۵/۴۹۳	۳۵۰۰
۹۲۵/۶	۲۱/۴۶۲	۴۰۰۰

هم چنین مقادیر ارتفاع فشار بخار آب ( $H_V$ ) در جدول (۵-۸) مشخص شده است. در شکل (۵-۱۷) مقدار ارتفاع  $H_S$  نشان داده شده است. همان گونه که در این شکل مشخص است در توربین فرانسس از نوع محوری مقدار  $H$  معرف فاصله ی سطح پایین دست آب تا قسمت ته توربین می باشد.



$H_V m$	دما $^{\circ}C$
۰۸۹/۰	۵
۱۲۵/۰	۱۰
۱۷۴/۰	۱۵
۲۳۹/۰	۲۰
۳۲۴/۰	۲۵

### ۳- کنترل کاپیتاسیون

راه های متعددی برای کنترل کاپیتاسیون وجود دارد ولیکن موثرترین روش این است که سیستم توربین به گونه ای طراحی و انتخاب شود که ضریب کاپیتاسیون و یا سرعت از حد مجاز تجاوز نکند. البته انجام این عمل بستگی به هزینه های احداث خواهد داشت. در بسیاری از موارد یک لایه مقاوم در مقابله با کاپیتاسیون بر روی فلز اصلی جوش داده میشود. موقعیت محل و وسعت این نواحی از طریق ساخت مدل و انجام آزمایش های تجربی بر روی آن بدست می آید.

در روش غیر مستقیم کنترل کاپیتاسیون میتوان با تعیین محدوده ی تغییرات سرعت توربین اثرات کاپیتاسیون را کنترل نمود



## ۱۰- روند انتخاب مشخصات دوربین

### ۱- مقدمه

داده های مورد نیاز در انتخاب توربین آبی را میتوان شامل ارتفاع قابل دسترس آب میزان دبی منحنی تغییرات سطح پایین دست آب ارتفاع موقعیت نصب دمای آب میزان تقاضای بار نیازمندی های بهره برداری و کیفیت آب دانست. بعد از انجام مطالعات اولیه و برآورد امکان ساخت سد و نصب توربین نیاز به مطالعات بهینه سازی انجام طرح میباشد.

### ۲ - داده های بهره برداری

از مهمترین داده های مورد نیاز بهره برداری در انتخاب توربین میتوان به موارد زیر اشاره نمود:

(۱) ارتفاع آب پشت سد

(۲) ارتفاع سطح پایین دست آب

(۳) ارتفاع حداکثر آب

(۴) ارتفاعهای موثر توربین شامل ارتفاع حداکثر- ارتفاع متوسط- ارتفاع حداقل برای ظرفیت قابل قبول و ارتفاع کمتر از حداقل

(۵) ارتفاع طراحی شده برای سد

(۶) ارتفاع نامی برای سد

### ۳ - محدوده ی ارتفاع ریزش آب

(۷) ترتیب پیش نهادی کلی  
اولین قدم در انتخاب نوع توربین محدوده ی تقریبی ارتفاع ریزش آب است. در جدول (۵-۹) نوع توربین مناسب با ریزش های متفاوت نشان داده شده است.

البته ارتفاع ارائه شده در جدول مذکور قطعیت کاملی ندارد و در بعضی مواقع هم پوشانی میشوند و حتی در شرایط خاص هم میتوان از این محدوده ها خارج شد.

جدول (۵-۹) محدوده ی تقریبی ارتفاع ریزش آب با توجه به نوع توربین

نوع توربین	ارتفاع ریزش آب بر حسب
ضربه ای	۱۷۰۰-۱۵۰
فرانسسیس	۲۶۰-۱۵
پروانه ای	۷۵-۳

## انتخاب توربین

مراحل انتخاب توربین به صورت زیر میباشد:

۱. ارتفاع خالص ریزش آب و خروجی مورد نظر را انتخاب کنید.

۲. نوع توربین را تعیین نمایید.

۳. با توجه به ضریب  $K$  به دست آمده از جدول (۵-۶) سرعت مخصوص وابسته به بند اول و دوم را به صورت روبرو محاسبه کنید.  $N_s = K/\sqrt{H}$  (۵-۵)

۴. سرعت چرخش توربین را به دست آورید

$$N = \frac{N_s \cdot H^{1.25}}{\sqrt{P_t}} \quad (۵-۶)$$

که در این رابطه

$N$  = سرعت چرخش توربین بر حسب rpm

$N_s$  = سرعت مخصوص توربین بر حسب rpm

$H$  = ارتفاع خالص ریزش آب بر حسب m

$P_t$  = قدرت خروجی نامی توربین بر حسب kW

۵. سرعت چرخشی واحد را به نزدیکترین سرعت سنکرون استاندارد اصلاح کنید. نزدیکترین

سرعت هیدرو ژنراتور به صورت زیر محاسبه میشود.

$$N = \frac{120 \times f}{\text{تعداد قطبها}}$$

که  $f$  فرکانس شبکه بر حسب Hz میباشد و تعداد قطبها هم قابل تقسیم بر ۲ یا ترجیحا ۴

میباشد.

$$N_s = \frac{N \cdot P_t^{0.5}}{H^{1.25}}$$

۶. سرعت مخصوص را برای سرعت سنکرون انتخاب شده محاسبه نمایید. (۷) قطر دهانه ی تخلیه آب در چرخنده ی توربین را تعیین کنید.

$$D = \frac{84.47 \times \phi \cdot H^{0.5}}{N}$$

که در این رابطه

$D$  = قطر دهانه ی تخلیه بر حسب m

$\phi$  = تغییرات سرعت در دهانه ی تخلیه

$H$  = ارتفاع خالص ریزش آب بر حسب m

$N$  = سرعت چرخش توربین بر حسب rpm





لازم به ذکر است که تغییرات سرعت در دهانه ی تخلیه برای توربین های فرانسویس پروانه ای و ضربه ای به صورت زیر محاسبه می گردند :

(۵-۱۰) برای توربین فرانسویس

$$\Phi = 0.0234 \times Ns^{2.3}$$

(۵-۱۱) برای توربین پروانه ای

$$\Phi = 0.0258 \times Ns^{2.3}$$

(۵-۱۲) برای توربین ضربه ای (پلتون)  $\Phi = 0.46$

(۸) قطر خارجی یک پره (چرخنده) پلتون را محاسبه کنید:

$$D_0 = (1.028 + 0.0137n_{SJ})D \quad (۵-۱۳)$$

که در این رابطه :

$D_0$  = قطر خارجی پره (چرخنده) بر حسب m

سرعت مخصوص برای هر انژکتور (تزریق کننده ی آب)  $n_{SJ}$

$P$  = قدرت خروجی توربین بر حسب KW

$I$  = تعداد انژکتورهای توربین

(۹) مقدار ضریب کاویتاسیون را محاسبه کنید. این ضریب برای توربین های پروانه ای و فرانسویس

به صورت روبرو محاسبه میشود (۵-۱۶)

(۱۰) موقعیت استقرار توربین را توسط رابطه ی زیر تعیین کنید :

$$H_s = H_a - H_v - \sigma \cdot H \quad (۵-۱۵)$$

که در این رابطه :

$H_s$  = فاصله ما بین قطر  $D_2$  و حد اقل سطح پایین دست آب بر حسب m (با توجه شکل (۵-۱۷))

$D_2$  = حد اقل قطر پره های توربین بر حسب m / این قطر در شکل (۵-۱۷) مشخص شده است .





$b$  = فاصله ما بین قطر  $D2$  و محور مرکزی لوله پخش کننده ی آب بر حسب  $m$   
 $D3$  = قطر پره ها در دهانه ی تخلیه آب این قطر را می توان با استفاده از شکل (۵-۱۸) مشخص نمود .

$Z$  = فاصله بین محور مرکزی لوله ی پخش کننده و حد اقل سطح پایین دست آب بر حسب متر

$H_a$  = فشار هوا برای عملکرد در حداقل ارتفاع پایین دست آب بر حسب  $mmHg$

$H_v$  = فشار بخار آب در شرایط حد اکثر دمای آب

$H$  = حد اکثر ارتفاع ریزش آب بر حسب  $m$

