

# پیشینه کردن بازده سامانه‌ی دیگ چگالشی

Eric Moe □

برگردان: مهندس محمدرضا رزاقی اصفهانی

منبع: HPAC Engineering

دیگ‌های چگالشی می‌توانند ابزارهای بسیار پربازدهی برای تولید و به گردش درآوردن حرارت باشند، زیرا آن‌ها گرمای نهان آب تولید شده در زمان احتراق را بازیافت کرده و اتلاف‌های ناشی از روشن و خاموش شدن سیستم را به حداقل می‌رسانند.

می‌یابد. سرعت پمپ تنها از ۵۰ تا ۵۴ Hz تغییر می‌کند. یعنی جریان آب گرم در محدوده‌ی شرایط باری، به‌طور قابل ملاحظه‌ای تغییر نمی‌کند. به دلیل پایین بودن  $\Delta T$  (و تقریباً ثابت بودن جریان)، راه‌انداز سرعت متغیر پمپ کار کمی برای صرفه‌جویی در مصرف انرژی انجام می‌دهد. این که HWRT در این تاسیسات تا این اندازه بالا است و دیگ به ندرت به‌طور قابل ملاحظه‌ای چگالش می‌کند، تابعی از عملکرد شیر کنترل معمولی است. خوشبختانه، کوپل‌های معمولی دارای قابلیت انتقال حرارت بسیار بیشتری هستند. با کنترل بهتر جریان، عملکرد  $\Delta T$  را می‌توان به‌طور چشمگیری بهبود بخشید. HWRT پایین امکان می‌دهد دیگ‌ها در اکثر ساعات کاری چگالش نمایند. جدول‌های (۱ و ۲) عملکرد مورد انتظار از یک کوپل گرمایش هواساز را نشان می‌دهند. این کوپل برای دمای آب ورودی (EWT): ۱۸۰ درجه‌ی فارنهایت، دمای آب خروجی (LWT): ۱۶۰ درجه‌ی فارنهایت، دمای هوای ورودی (EAT): ۵۵ درجه‌ی فارنهایت، دمای هوای خروجی (LAT): ۹۲/۲۸ درجه‌ی فارنهایت و جریان هوای ۲۰۰۰۰ cfm طراحی شده است. در جدول (۱) فرض شده است این سامانه با دمای آب رفت یکنواخت ۱۸۰ درجه‌ی فارنهایت و بدون تنظیم مجدد کار می‌کند. در جدول (۲) یک برنامه‌ی تنظیم مجدد خطی بین ۱۸۰ و ۱۴۰ درجه‌ی فارنهایت فرض شده است. هر دو جدول LAT را به صورت ملایمی با کاهش بار، کم می‌کنند. مانند دیگر سامانه‌های تهویه مطبوع، بیشتر ساعات کاری در بار جزئی می‌باشد. از این سامانه انتظار می‌رود در هر زمانی که بار کمتر از ۵۰ درصد باشد، چگالش روی دهد. تعداد زیادی دیگ‌های چگالشی در بازار وجود دارد. بعضی از آن‌ها در شعله‌ی کامل ممکن است به یک  $\Delta T$  حداکثر محدود شوند، در

شکل (۱) ارتباط بین «دمای برگشت آب گرمایش» (HWRT) و بازده دیگ را نشان می‌دهد. برای بالا رفتن بازده، باید HWRT کاهش یابد. در این مقاله در مورد چگونگی کاهش HWRT با استفاده از «کنترل مستقل از فشار در درجه (گرید) صنعتی» بحث خواهد شد. با بهینه کردن عملکرد انتقال حرارت در کوپل‌ها با کمک کنترل مستقل از فشار و تطبیق تولید انرژی حرارتی به بار از طریق طراحی سامانه‌ی هیدرونیک بهتر، می‌توان فضای بیشتری را با انرژی، تجهیزات، پیچیدگی و هزینه‌ی کمتر گرم نمود.

## نوسازی

اگر HWRT به اندازه‌ی کافی پایین باشد، هر دیگی می‌تواند چگالش را انجام دهد. اما یک دیگ چگالشی برای مقاومت در برابر اسید موجود در گازهای احتراق، ساخته می‌شود. اگرچه ده‌ها هزار تاسیسات وجود دارد که می‌توانند برای به‌کارگیری دیگ‌های چگالشی انتخاب شوند، اما در عمل تعداد کمی از آن‌ها دارای عملکرد سامانه‌ی توزیع آب گرمایش لازم برای دستیابی به بازده بالا می‌باشند. شکل (۳) عملکرد سامانه‌ی دیگ چگالشی - در محدوده‌ی وسیعی از «دمای هوای بیرون» (OAT) و شرایط بار- در یک تاسیسات آزمایشگاهی در «سنت لوئیس» آمریکا را نشان می‌دهد. توجه کنید که مدت زمان کارکرد دیگ‌ها با دمای آب برگشتی که برای چگالش کافی است، چقدر کوتاه است. در سامانه‌ی شکل (۲)، «دمای رفت آب گرمایش» (HWST) در یک برنامه‌ی تنظیم مجدد خطی معمولی با OAT قرار دارد. توزیع بر اساس اختلاف دمای ( $\Delta T$ ) ۳۰ درجه‌ی فارنهایت با کوپل‌های دوتکه‌ی ۱۸۰/۱۵۰ طراحی شده است، ولی در بهترین شرایط تنها به اختلاف دمای ۲۰ درجه‌ی فارنهایت دست

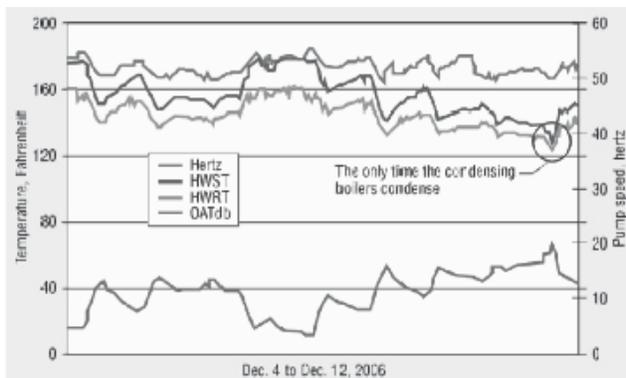
یک پیکربندی VPF مستقل از فشار نشان می‌دهد، طراحی سامانه‌ای که باید با دیگ‌های چگالشی کار کند که بتوانند جریان متغیر و چگالش را در سطح انتقال حرارت اولیه اداره کنند. شیر کنترل‌های مستقل از فشار در هر کویل گرمایش به جای شیرهای تعادل و دوطرفه‌ی معمولی نصب شده است. اگر یک جریان حداقل برای جلوگیری از لغزش (trip) در محدوده‌ی دمایی بالا مورد نیاز باشد، از شیرهای کنارگذر (بای‌پاس) برای افزایش جریان درون دیگ‌ها استفاده می‌شود. برای حفظ حداقل ۵ psid لازم برای کنترل مستقل از فشار و  $\Delta T$  بالا، سرعت پمپ در دورترین نقاط از نظر هیدرولیکی کنترل می‌شود. این کار تعداد پمپ‌های نصب شده را کاهش داده و مخلوط شدن آب رفت و برگشت را به حداقل می‌رساند. در دیگ‌های چگالشی که با یک مبدل حرارتی ثانویه برای چگالش گازهای دودکش ساخته شده‌اند (شکل‌های ۴ و ۵) باید از لوله‌کشی P/S استفاده شود. اگر جریان درون کنارگذر در هر جهتی قابل ملاحظه باشد، بازده دیگ کاهش می‌یابد. میان‌بر زدن آب رفت به برگشت، HWRT دیگ را بالا می‌برد. به همین ترتیب مخلوط شدن آب برگشت با رفت موجب کاهش ظرفیت کویل شده و HWRT را افزایش می‌دهد. در پیکربندی‌های P/S نیز شیرهای مستقل از فشار به جای شیرهای تعادل و دورااهی معمولی در کویل نصب می‌شوند. همچنین، برای حفظ حداقل ۵ psid لازم برای کنترل مستقل از فشار و  $\Delta T$  بالا، سرعت پمپ‌های ثانویه در دورترین نقاط از نظر هیدرولیکی

حالی که سایر انواع ممکن است به جریان ثابت و آرایش لوله‌کشی اولیه/ثانویه (P/S) نیاز داشته باشند. علاوه بر این، ممکن است به حداکثر دمایی آب تغذیه یا حداقل جریان نیاز باشد. هر یک از این موارد که باشد، بدانند هنگامی که کنترل جریان کویل بهینه می‌شود،  $\Delta T$  بار جزئی به طور چشمگیری تا بالاتر از مقدار طراحی افزایش یافته و HWRT تنزل می‌یابد، در نتیجه ساعاتی که دیگ در حال بهره‌برداری دچار چگالش می‌شود، به طور قابل ملاحظه‌ای افزایش خواهد یافت.

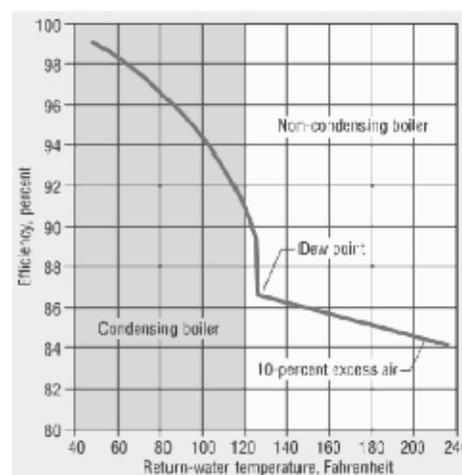
### ساختمان‌های جدید

در ساختمان‌های جدید، گام‌های زیادی می‌توان برای کاهش هزینه‌های اولیه و هزینه‌های بهره‌برداری و ارایه‌ی عملکرد زیست‌محیطی بهینه برداشت. در هر دو پیکربندی P/S و جریان‌اولیه‌ی متغیر (VPF)، یک  $\Delta T$  حداقل ۶۰ درجه‌ی فارنهایت برای طراحی کویل و لوله‌کشی می‌تواند به‌طور چشمگیری اندازه‌ی پمپ و لوله‌ها را کاهش دهد. با به‌کارگیری کنترل مستقل از فشار، HWRT پایین‌تر دیگ را قادر می‌سازد در بازده بسیار بالایی و کاملاً در حالت چگالشی کار کند. جدول‌های (۳ و ۴) عملکرد مورد انتظار از یک کویل گرمایش با  $\Delta T$  بالا را نشان می‌دهند. این کویل برای یک EWT: ۲۰۰ درجه‌ی فارنهایت، یک LWT: ۱۴۰ درجه‌ی فارنهایت، EAT: ۵۵ درجه‌ی فارنهایت و LAT: ۶۰/۹۰ درجه‌ی فارنهایت و جریان ۲۰۹۴۵ cfm طراحی شده و اندازه‌ی آن برای برآورده کردن باری مشابه کویل جدول‌های (۱ و ۲) در نظر گرفته شده است. در جدول (۳) فرض شده است سامانه با دمایی آب رفت ثابت ۲۰۰ درجه‌ی فارنهایت و بدون تنظیم مجدد کار می‌کند. جدول (۴) یک برنامه‌ی تنظیم مجدد خطی بین ۲۰۰ و ۱۴۰ درجه‌ی فارنهایت را فرض می‌کند. هر دو این جدول‌ها LAT را با کاهش بار به صورت ملایمی کم می‌کنند. اگر این سامانه با پیکربندی VPF لوله‌کشی شود، به‌طور قطع در بیشتر مواقع در حالت چگالشی کار خواهد کرد. شکل (۳) یک سامانه‌ی دیگ چگالشی معمولی را در

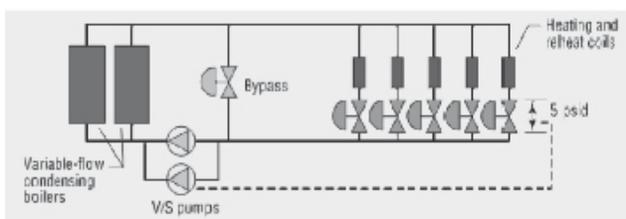
شکل (۲): عملکرد سامانه‌ی دیگ چگالشی در تاسیسات آزمایشگاهی سنت‌لویس



شکل (۱): بازده دیگ چگالشی معمولی



شکل (۳): پیکربندی VPF مستقل از فشار



جدول (۱): کویل دو تکه‌ی ۱۸۰/۱۶۰، HWST ثابت

|                 |       |        |        |        |
|-----------------|-------|--------|--------|--------|
| Load, percent   | 18.4  | 40.2   | 65.4   | 100    |
| Load, MBH       | 148.5 | 324.0  | 526.5  | 805.3  |
| HWST, °F        | 180   | 180    | 180    | 180    |
| EAT, °F         | 55    | 55     | 55     | 55     |
| LAT, °F         | 82.50 | 85.00  | 87.50  | 92.28  |
| Airflow, cfm    | 5,000 | 10,000 | 15,000 | 20,000 |
| HWRT, °F        | 84.60 | 107.19 | 129.57 | 160.00 |
| ΔT, °F          | 95.40 | 72.91  | 50.43  | 20.00  |
| Water flow, gpm | 2.96  | 8.53   | 20.00  | 80.53  |

جدول (۳): دو تکه‌ی ۲۰۰/۱۴۰، HWST ثابت

|                 |        |        |        |        |
|-----------------|--------|--------|--------|--------|
| Load, percent   | 18.4   | 40.2   | 65.4   | 100    |
| Load, MBH       | 148.5  | 324.0  | 526.5  | 805.3  |
| HWST, °F        | 200    | 200    | 200    | 200    |
| EAT, °F         | 55     | 55     | 55     | 55     |
| LAT, °F         | 82.50  | 85.00  | 87.50  | 90.60  |
| Airflow, cfm    | 5,000  | 10,000 | 15,000 | 20,945 |
| HWRT, °F        | 73.15  | 92.78  | 114.46 | 140.00 |
| ΔT, °F          | 126.85 | 107.22 | 85.54  | 60.00  |
| Water flow, gpm | 2.21   | 5.70   | 11.61  | 26.84  |

جدول (۲): کویل دو تکه‌ی ۱۸۰/۱۶۰، تنظیم مجدد HWST و بار بین ۱۴۰ و ۱۸۰ درجه‌ی فارنهایت

|                 |       |        |        |        |
|-----------------|-------|--------|--------|--------|
| Load, percent   | 18.4  | 40.2   | 65.4   | 100    |
| Load, MBH       | 148.5 | 324.0  | 526.5  | 805.3  |
| HWST, °F        | 147.4 | 156.1  | 166.2  | 180.0  |
| EAT, °F         | 55    | 55     | 55     | 55     |
| LAT, °F         | 82.50 | 85.00  | 87.50  | 92.28  |
| Airflow, cfm    | 5,000 | 10,000 | 15,000 | 20,000 |
| HWRT, °F        | 92.22 | 113.88 | 133.74 | 160.00 |
| ΔT, °F          | 55.18 | 42.22  | 32.46  | 20.00  |
| Water flow, gpm | 5.29  | 14.92  | 31.55  | 80.53  |

جدول (۴): دو تکه‌ی ۲۰۰/۱۴۰، تنظیم مجدد HWST با بار بین ۱۴۰ و ۲۰۰ درجه‌ی فارنهایت

|                 |       |        |        |        |
|-----------------|-------|--------|--------|--------|
| Load, percent   | 18.4  | 40.2   | 65.4   | 100    |
| Load, MBH       | 148.5 | 324.0  | 526.5  | 805.3  |
| HWST, °F        | 147.4 | 155.1  | 166.2  | 200.0  |
| EAT, °F         | 55    | 55     | 55     | 55     |
| LAT, °F         | 82.50 | 85.00  | 87.50  | 90.60  |
| Airflow, cfm    | 5,000 | 10,000 | 15,000 | 20,945 |
| HWRT, °F        | 64.86 | 104.60 | 122.94 | 140.00 |
| ΔT, °F          | 66.14 | 59.60  | 55.86  | 60.00  |
| Water flow, gpm | 4.38  | 10.54  | 16.07  | 26.84  |

کنترل می‌شود. در این پیکربندی، آب گرم برگشت مخلوط شده، بازده دیگ را کنترل می‌کند. باید دقت شود از تاسیسات به گونه‌ای بهره‌برداری شود که جریان کنارگذر به حداقل برسد. به حداکثر رساندن بار، قسمت عمده‌ی آب گرمایش تولید شده را به درون کویل‌ها می‌فرستد.

### شیر کنترل‌های مستقل از فشار در رده‌ی صنعتی

یک شیر کنترل مستقل از فشار (شکل ۶) اساساً با یک ترکیب «شیر کنترل دوطرفه/ محدودکننده‌ی جریان» متفاوت است. این شیر کنترل همراه با یک کارانداز، در کویل‌های واحد یا پانله‌ای و هواساز به کار می‌رود و درست مانند یک شیر کنترل معمولی برای کنترل جریان آب لازم برای برآورده کردن نقطه‌ی تنظیم دمای فضا یا هوای رفت مورد استفاده قرار می‌گیرد. تفاوت دو نوع شیر در این است که جریان درون کویلی که دارای شیر کنترل مستقل از فشار می‌باشد با تغییرات فشار سامانه تغییر نمی‌کند. علت این است که اختلاف فشار در سرتاسر سطح کنترل (P1 تا P2 در شکل ۶) بدون تأثیر از فشار در کل شیر کم و ثابت باقی می‌ماند (۲ تا ۳ psid). نرخ جریان تنها زمانی تغییر می‌کند که ساقه‌ی شیر دوران نماید. این شیر در گرادیان هیدرولیک با نرخ جریان طراحی کویل به تنهایی، به طور مناسبی تعیین اندازه می‌شود. گستره‌پذیری بالا با تعیین اندازه‌ی بهتر، این شیر را قادر می‌سازد در جریان‌ها و بارهای کم به خوبی تعدیل شود. شیر کنترل‌های مستقل از فشار، بهینه شدن عملکرد کویل، ΔT بالا و چگالش را برای مدت زمان بسیار طولانی‌تر از شیرهای معمولی

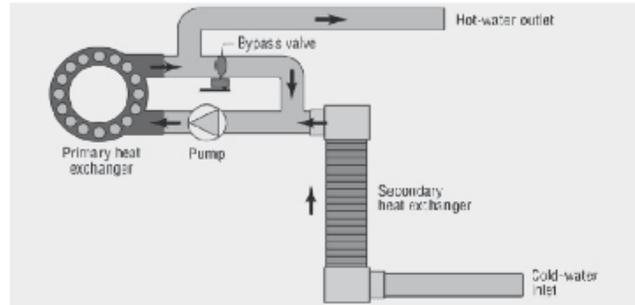
امکان‌پذیر می‌نمایند. همچنین، این شیرها گرمایش و سرمایش هم‌زمان را کاهش می‌دهند. آن‌ها با مسیرهای جریان، فنرها و پیستون‌های بزرگ بسیار پایدار بوده و در برابر آشغال‌ها مقاوم می‌باشند و در همان حال کیفیت صنعتی مواده آن‌ها را در برابر سیال‌های داغ و مواد شیمیایی تصفیه‌ی آب مقاوم می‌سازد. در صورت افزایش انتقال حرارت در کویل، جریان آب کمتری برای برآورده کردن بار مورد نیاز می‌باشد. در نتیجه در یک سامانه‌ی گرمایش با آب، دمای آب برگشت کاهش یافته و چگالش در دیگ اتفاق می‌افتد. طراحی سامانه ساده است. به لوله‌کشی معکوس شده یا شیرهای تعادل نیازی نیست.

### تنظیم مجدد HWST

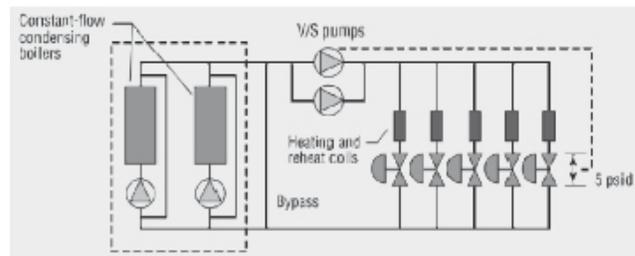
تنظیم مجدد HWST می‌تواند ائتلاف حرارت سامانه‌ی توزیع و دیگ را کاهش داده و تولرانس کنترل ضعیف را افزایش دهد. برعکس با کنترل بهتر، یکنواختی در آب رفت گرم می‌تواند موجب کاهش مصرف انرژی و کاهش HWRT شده و گرم شدن اولیه صبحگاهی را پربازده‌تر نماید. در زیر گزینه‌های طراحی و مبادلات انرژی بیان می‌شود که ارزش بررسی بیشتری دارند:

● در دمای آب رفت ۱۸۰ درجه‌ی فارنهایت، نشست ۵ درصد می‌تواند عملکرد سامانه را به شدت پایین آورد؛ در ۱۲۰ درجه‌ی فارنهایت، این مقدار نشستی تا این اندازه زیان‌بار نیست. شیر کنترل‌های معمولی، معمولاً بر اساس آب‌بندی کامل انتخاب می‌شوند. با مرور زمان این شیرها کثیف و فرسوده

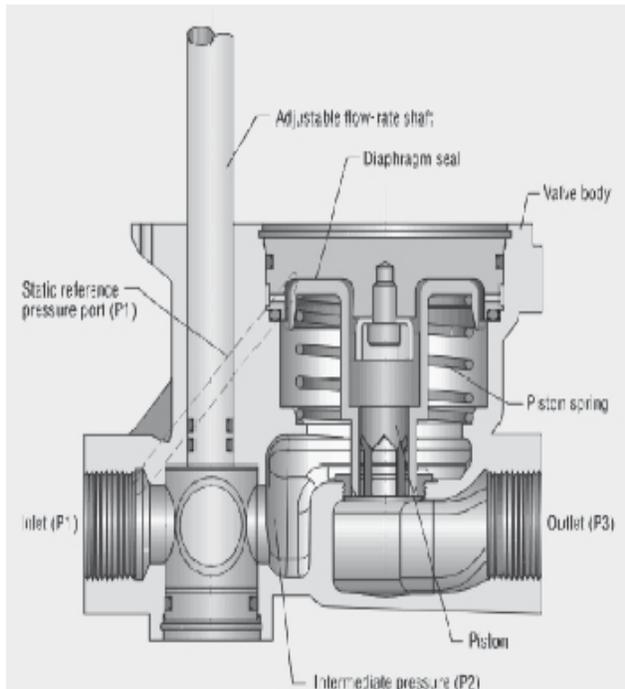
شکل ۴: دیگ چگالشی با مبدل حرارتی ثانویه.



شکل ۵: پیکربندی P/S مستقل از فشار.



شکل ۶: شیر کنترل مستقل از فشار در رده‌ی صنعتی.



### جمع‌بندی

دیگ‌های چگالشی فرصت‌های زیادی برای صرفه‌جویی در مصرف انرژی فراهم می‌آورند، ولی عملکرد سامانه‌ی توزیع رایج (و HWRT بالا) می‌تواند نتیجه‌ی نهایی را معکوس کنند. با استفاده از فن‌آوری نوین و سامانه‌هایی که تولید، توزیع و استفاده از آب گرمایش را بهینه‌سازی می‌نمایند، سامانه‌های دیگ چگالشی را می‌توان به گونه‌ای طراحی نمود که از تمام امکانات آن‌ها بهره‌برد. پروژه‌های سامانه‌ی توزیع موفق متعددی وجود دارد که از کنترل مستقل از فشار در رده‌ی صنعتی استفاده می‌کنند، این سامانه‌ها بیشتر در سامانه‌های تهویه مطبوع صنعتی و تجاری بزرگ یافت می‌شوند. همه‌ی آن‌ها برای پیشینه‌کردن عملکرد کویل گرمایش و یا سرمایش طراحی شده‌اند. شناخت دیگ‌های چگالشی و کنترل مستقل از فشار اگر به‌طور مناسبی به‌کار گرفته شده باشند برای اپراتورها ساده است. اجزا را می‌توان به گونه‌ای انتخاب کرد که در سرتاسر عمر یک تاسیسات و حتا در صورت توسعه‌ی آن با عملکرد بالایی کار کنند. اختلاف دمای بالا موجب صرفه‌جویی در مصرف انرژی شده و فرصت‌هایی را برای صرفه‌جویی بیشتر و افزایش عملکرد خلق می‌کند. چه برای یک تاسیسات جدید یا چه در یک تاسیسات قدیمی، سامانه‌های دیگ چگالشی با کنترل مستقل از فشار می‌تواند عملکرد بالایی به‌دست آورد.

می‌شوند. نشتی‌ها افزایش یافته و موجب سرمایه‌ش و گرمایش هم‌زمان می‌شوند.

● اندازه‌ی شیر کنترل‌های معمولی، معمولاً بر اساس قواعد تجربی تعیین می‌شود (به‌عنوان مثال بر اساس ۵ psid، افت فشار مشابه کویل تحت سرویس، یک اندازه کوچک‌تر از لوله و غیره). این مساله منجر به انتخاب شیرهایی می‌گردد که در گرادیان هیدرولیک به درستی تعیین اندازه نشده‌اند. در نتیجه به خصوص در جریان‌های کم به خوبی تعدیل نکرده و معمولاً با محدودکننده‌های جریان نصب می‌شوند که عملکرد  $\Delta T$  را ضعیف می‌نمایند. برنامه‌های تنظیم‌مجدد HWST موجب پایین کشیدن  $\Delta T$  و افزایش جریان می‌شوند که عملکرد تجهیزات را کاهش می‌دهد.

● هرچه آب گرم‌تر باشد، اتلاف حرارت از دیگ و لوله‌ها افزایش می‌یابد. آیا کاهش اتلاف حرارت از لوله‌ها و دیگ با افزایش مصرف انرژی در پمپ و فن جبران می‌شود؟ عایق‌کاری تا چه حد خوب است؟ در حالت گرمایش، آیا گرمای تلف شده می‌تواند وارد فضا شود؟ در حالت سرمایش، آیا نشت شیرهای گرمایش مجدد و گرمایش موجب گرمایش و سرمایش هم‌زمان می‌شوند؟

● کاهش HWST موجب کاهش  $\Delta T$  و افزایش جریان می‌شود. هرچه جریان بیشتر باشد، مصرف انرژی در پمپ افزایش می‌یابد. کاهش HWST همچنین می‌تواند موجب کاهش LAT شود. هرچه هوا سردتر باشد، جریان هوا افزایش یافته و مصرف انرژی توسط فن، برای برآوردن دمای فضای مورد نیاز افزایش می‌یابد.