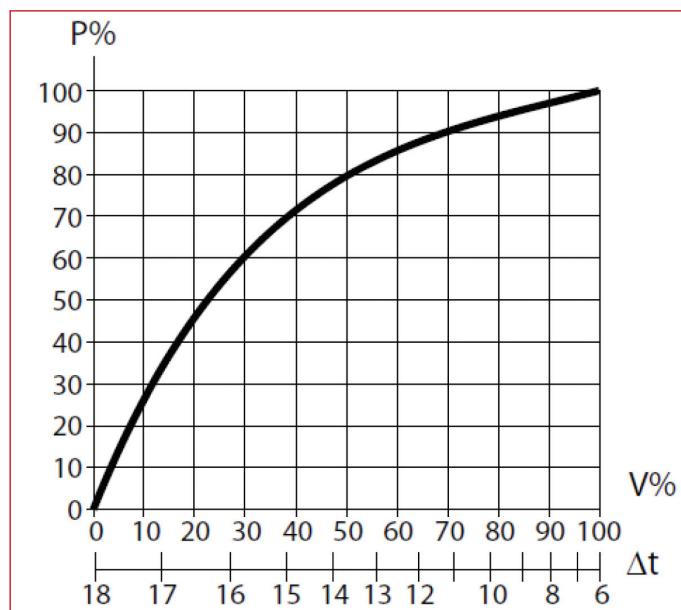


A 40/2012 (VIII.13.) BM rendelet előírásai a hidraulikai beszabályozásra vonatkozóan II.

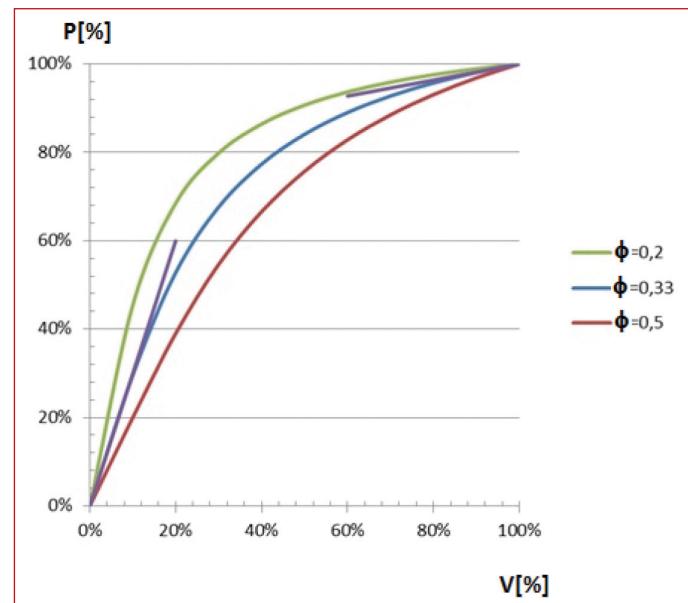
Tavaly nyáron jelent meg a 40/2012 (VIII.13.) BM rendelet, „Az épületek energetikai jellemzőinek meghatározásáról szóló 7/2006 (V.24.) TNM rendelet módosításáról”. Ez – többek között – a korábbi TNM rendelet 1. sz. mellékletét egy V. ponttal egészít ki, „Az épületgépészeti rendszerre vonatkozó előírásokra” vonatkozóan. Ez az V. pont 4.2., 5.2. és 7. al pontjai kötelezően előírják az épületgépészeti fűtési, hűtési és HMV cirkulációs rendszerek beszabályozását. A cikksorozat előző részében a hidraulikai beszabályozási tervekkel szemben támasztott követelményeket vettük sorra, míg az alábbiakban a hidraulikai beszabályozás pontosságára vonatkozó előírásokat ismertetjük. A kisördög minden részletekben rejlik!

I. A hidraulikai beszabályozás pontosságát meghatározó tényezők

A hidraulikai beszabályozás pontosságát, vagyis a hidraulikai beszabályozás elvégzése során megengedhető maximális eltérést a tervezett térfogatáramtól az alábbi tényezők határozzák meg:



1. ábra. Hűtési üzemű légkezelő hőcserélőjének jelleggörbéje a teljesítési mény P[%], a térfogatáram V[%] függvényében



2. ábra. Ellenáramú hőcserélő leadott teljesítménye a primer tömegáram függvényében, különböző értékekénél

1. Az épület belső (operatív) hőmérsékletére vonatkozó előírások

Az épület belső hőmérsékletére vonatkozó előírásokat a 40/2012 (VIII.13.) BM rendelet tartalmazza. A rendelet értelmében a belső (operatív) hőmérsékletek megállapítására az V. melléklet 1. sz. táblázata, vagy az MSZ EN 15251 számú szabvány használható.

Az MSZ EN 15251 számú szabvány szerint a belső környezetet minősége alapján négy kategóriába lehet sorolni:

- I. kategória: magas szintű elvárás
- II. kategória: normál szintű elvárás
- III. kategória: mérsékelt szintű elvárás
- IV. kategória: az előző három kategórián kívül eső épületek

A komfort-igényszint kategóriáknak és a helyiségek funkciójának megfelelően a belső (operatív) hőmérsékletekre és azok szabályozásának pontosságára az 1. táblázat ad felvilágosítást.

A helyiségek komfort-igényszint kategóriája és funkciója meghatározza, hogy a belső hőmérsékletet milyen pontosan kell szabályozni az épület adott helyiségében.

1. 2. A belső (operatív) hőmérséklet szabályozási pontosságára vonatkozó előírások hatása a hőcserélő teljesítési mény szabályozására

Az épület vagy helyiségtípusa	Kategória	Hőmérséklet tartomány, fűtés [°C] Öltözéket: ~ 1clo	Hőmérséklet tartomány, hűtés [°C] Öltözéket: ~ 0,5 clo
Lakóépület, lakótér, hálószoba, nappali, ülő tevékenység ~ 1,2 MET	I.	21,0-25,0	23,5-25,5
	II.	20,0-25,0	23,0-26,0
	III.	18,0-25,0	22,0-27,0
Lakóépület, egyéb helyiségek (konyha, raktár, stb.), álló-mozgó tevékenység ~ 1,5 MET	I.	18,0-25,0	
	II.	16,0-25,0	
	III.	14,0-25,0	
Iroda ill. hasonló tevékenységre szolgáló helyiségek (egyéni iroda, egyterű iroda, konferencia terem, auditórium, kávészoba, étterem, osztályterem), ülő tevékenység ~ 1,2 MET	I.	21,0-23,0	23,5-25,5
	II.	20,0-24,0	23,0-26,0
	III.	19,0-25,0	22,0-27,0
Óvoda, ülő tevékenység ~ 1,4 MET	I.	19,0-21,0	22,5-24,5
	II.	17,5-22,5	21,5-25,5
	III.	16,5-23,5	21,0-26,0
Áruház, álló-mozgó tevékenység ~ 1,6 MET	I.	17,5-20,5	22,0-24,0
	II.	16,0-22,0	21,0-25,0
	III.	15,0-23,0	20,0-26,0

1. táblázat. A belső (operatív) hőmérsékletekre vonatkozó követelmények a komfort-igényszint és a helyiségtípusa függvényében

Azt követően, hogy az előző pontban leírtak szerint meghatároztuk a belső (operatív) hőmérsékletszabályozás pontosságát, azt kell megvizsgálnunk, hogy ez milyen hatással van az adott hőcserélő - fan-coil, radiátor, légkezelő - teljesítmény szabályozására.

Az alábbi képletek azt mutatják, hogy 1 °C-os belső hőmérséklet eltérés milyen hatással van az adott készülék teljesítményére:

fűtés

$$S\% = \frac{100}{t_b - t_k - ai} \quad (1)$$

, ahol

S% az 1 °C-os belső hőmérséklet eltérés hatása a fűtési teljesítmény felvételre [+/-%]

t_b tervezett belső hőmérséklet [°C]

t_k tervezett külső hőmérséklet [°C]

ai a belső hőmérsékletet befolyásoló hőfejlődés Celsius fokban kifejezve [°C]

hűtés

$$S\% = \frac{100}{t_b - t_k + ai} \quad (2)$$

, ahol

S% az 1 °C-os belső hőmérséklet eltérés hatása a hűtési teljesítmény felvételre [+/-%]

t_b tervezett belső hőmérséklet [°C]

t_k tervezett külső hőmérséklet [°C]

ai a belső hőmérsékletet befolyásoló hőfejlődés Celsius fokban kifejezve [°C]

Az (1) számú képlet alapján 1 °C-os belső hőmérséklet eltérés, például 22 °C tervezett belső és -13 °C tervezett

külső hőmérséklet esetén (1. táblázat: irodaépület, I. kategória), ai=2 °C-ot feltételezve, +/- 3% hőcserélő teljesítmény tolerancia sávot határoz meg.

1.3 A hőcserélő jelleggörbéje; a hőcserélő teljesítmény tolerancia sávjának hatása a hidraulikai beszabályozás pontosságára

Egy hűtési üzemű légkezelő hőcserélőjének teljesítmény P[%]/primer térfogatáram V[%] jelleggörbéjét mutatja az 1. ábra.

A jelleggörbén látható, hogy az origóhoz közeli, illetve távoli pontokban a teljesítmény P[%] változása a primer térfogatáram V[%] függvényében eltérő.

Az origóhoz közelebb eső, kis térfogatáramú tartományban 1% térfogatáram változás kb. 3% teljesítmény-változást eredményez, míg az origótól távolabb eső, a névleges teljesítményhez közelebbi térfogatáram tartományban 1% térfogatáram változás kb. 0,2% teljesítmény-változást okoz.

A jelleggörbén jól látható, hogy a hőcserélőn átáramló hűtési közvetítő közeg és a hőcserélő hűtési teljesítménye között nem lineáris az összefüggés. Az épületgépezetben általában használatos hőmérsékletek és víz térfogatáram érték arányok esetén az összefüggés jól közelíthető a 0-0; 20-50; 50-80; 100-100 pontokra illesztett görbével.

1.3.1 Termikus hatásfok (forrás: Jávor Miklós: Különöző szabályozási és beszabályozási módok hatása az energiasavasztásra, Szakdolgozat)

A termikus hatásfokot nevezik Bosnjakovic-féle tényezőnek, illetve hőcserélő hatásosságának is (angolul: thermal effectiveness coefficient).

A teljesítmény P[%]/primer térfogatáram V[%] jelleg-görbét jól jellemzi a termikus hatásfok, ami a kisebb hőkapacitás áramú közeg hőmérséklet változásának és a közegek belépéskori hőmérséklet különbségének hányadosa:

$$\Phi_{\text{ell}} = \frac{t_{1e} - t_{1v}}{t_{1e} - t_{2e}} = \frac{\Delta t_1}{\Delta t_e} \quad (3)$$

,ahol

ϕ termikus hatásfok [-]

Δt_1 a primer hőfoklépcső névleges állapotban [K]
 Δt_e a primer hőfoklépcső, amikor a primer térfogatáram és a hőcserélő teljesítmény gyakorlatilag zérő [K]

t_{1e} primer oldali előremenő hőmérséklet

t_{1v} primer oldali visszatérő hőmérséklet

t_{2e} szekunder oldali előremenő hőmérséklet

A ϕ hőcserélő hatásosság - a definíciójából adódóan - 0 és 1 közötti értéket vehet fel, és azt mutatja, hogy az el-vileg lehetséges hőcserének (hőmérséklet-változásnak) mekkora hányada valósul meg az adott konstrukció és fel-tetelek esetében.

A ϕ értéke különböző rendszerek esetén is lehet azo-nos, mivel nem a hőmérsékletektől függ, hanem a hőmé-réklet különbségektől. A ϕ nagyobb, ha a Δt_1 primer hőlépcső nagyobb, illetve ha a primer és a szekunder elő-remenők Δt_e különbsége kisebb (2. táblázat).

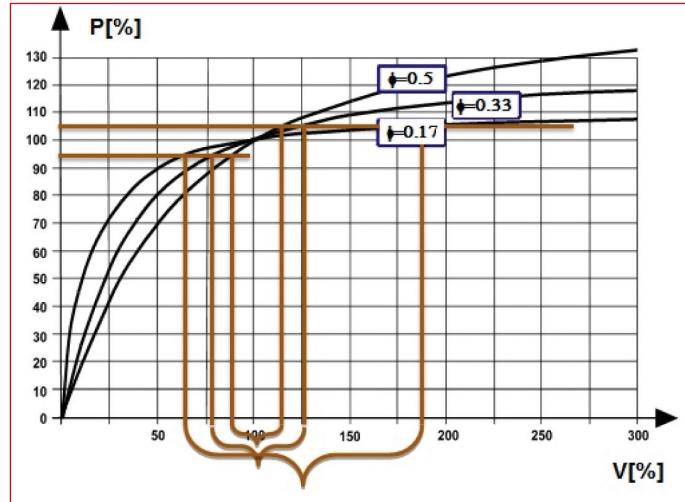
t_{1e} [°C]	t_{1v} [°C]	t_{2e} [°C]	Φ
90	70	10	0,25
80	60	10	0,29
80	60	20	0,33
80	60	30	0,40
75	65	20	0,18
70	55	20	0,30
6	12	24	0,33
7	12	24	0,29
6	12	19	0,46

2. táblázat. Néhány járatos hőmérséklet lépcsohoz tartozó ϕ érték

Kiszámítható, illetve a diagramból is látható (2. ábra), hogy minél nagyobb a termikus hatásfok értéke, annál jobban közelít a jelleggörbe a lineáris összefüggéshez, amikor a primer térfogatárammal egyenes arányban változik a leadott teljesítmény. A nagyobb termikus hatásfokú hőcserélő könnyebben szabályozható, mivel az ala-

csony V_1 primer térfogatáram esetében kevésbé mere-dek a görbe lefutása, azaz egységnyi térfogatáram-vál-tozás kisebb teljesítményváltozást okoz. A névleges primer oldali térfogatáramnál viszont a beszabályozás pon-to-ságára „érzékenyebb” a hőcserélő: azonos térfogatáram beállítási eltérés esetén nagyobb a leadott teljesítmény eltérés, mint a kis ϕ érékkal rendelkező hőcserélők esetében.

Az előző, 1.3 fejezet alapján kiszámított hőcserélő tel-jesítmény tolerancia sáv és a hőcserélő jelleggörbje együttesen határozzák meg azt a térfogatáram toleran-cia sávot, amit a hidraulikai beszabályozás során figye-lemben kell venni a tervezett térfogatáramok beállításá-nál (3. ábra).



3. ábra. A tervezett térfogatáram beállításának pontossága a teljesítmény tolerancia sáv és a hőcserélő jelleggörbéjének függvényében

Fűtés	Hűtés	
tb: 21	24	Tervezett belső hőmérséklet ± 1 K [°C]
tk: -13	35	Tervezett külső hőmérséklet [°C]
te: 80	16	Tervezett előremenő víz hőmérséklet [°C]
tv: 60	19	Tervezett visszatérő víz hőmérséklet [°C]
ai: 1	4	Belső hőnyereség [°C]
Φ : 0.34	0.38	Termikus hatásfok
$\pm V$ 8.9%	17.8%	Beállított térfogatáram engedélyezett eltérés

4. ábra. A tervezett térfogatáramok beszabályozásának tolerancia sávja egy-egy hűtési, illetve fűtési esetben

2. A hidraulikai beszabályozás pontosságára vonatkozó szabványok

A hidraulikai beszabályozás során beállított tervezett térfogatáramok javasolt, maximálisan engedélyezett eltér-eiséit például a British Standard BS 7350, vagy az EN 14366:2004 szabványok tartalmazzák.

3. A hidraulikai beszabályozás pontosságára vonatkozó képletek

A tervezett térfogatáramok beszabályozásának pon-to-ságára $-+/-1$ °C-os engedélyezett belső hőmérséklet el-térés esetén például az alábbi képlet alkalmazható (for-rás: Robert Petitjen: Total Hydronic Balancing):

$$X = \frac{100(t_e - t_b)}{(t_e - t_v)(t_b - t_k - ai)} \% \quad (\text{fűtés}) \quad (4)$$

$$X = \frac{100(t_e - t_b)}{(t_e - t_v)(-(t_b - t_k - ai))} \% \quad (\text{hűtés}) \quad (5)$$



VINKLER KÁROLY
okl. hűtőipari mérnök

, ahol

X a tervezett térfogatáram beállításának pontossága $+/-1$
 $^{\circ}\text{C}$ engedélyezett belső hőmérséklet eltérés esetén $[+/-\%]$

t_e előremenő primer víz hőmérséklet $[^{\circ}\text{C}]$

t_v visszatérő primer víz hőmérséklet $[^{\circ}\text{C}]$

t_b tervezett belső hőmérséklet $[^{\circ}\text{C}]$

t_k tervezett külső hőmérséklet $[^{\circ}\text{C}]$

ai a belső hőmérsékletet befolyásoló hőfejlődés Celsius fokban kifejezve $[^{\circ}\text{C}]$

A 4. ábra egy-egy fűtési és hűtési esetben mutatja be a térfogatáram beszabályozásra vonatkozó tolerancia sávokat.

A tervezett térfogatáramok beszabályozásának pontoságára vonatkozó, kötelező módon használandó szabvány, vagy képlet jelenleg nincs Magyarországon. A fent ismertetett képletek, illetve szabványok csak ajánlások, amelyek alapján a kiviteli tervben, vagy a fővállalkozói szerződésben már pontosan elő lehet írni a hidraulikai beszabályozás pontosságával szemben támasztott követelményeket a későbbi esetleges félreértések elkerülése végett.