

$$Q = [\sum(U_{m,i} \cdot A_i) + 0,34V\text{Wh}/(\text{m}^3\text{K}) \cdot \mathbf{n}_{\text{eff}} \cdot V_L] \cdot (\mathbf{\vartheta}_{i,\text{inc}} \cdot \vartheta_a) \cdot \mathbf{t}_{\text{eff}} - q_g \cdot V \cdot t_{\text{eff}} + \sum(q_{di} \cdot l_i \cdot t_{\text{eff}}) + [(P_{fbs,d} \cdot t'_{\text{eff}} + P_{f,d} \cdot t_f) \cdot Q_f + Q_{el}]$$

$$1,3 \text{ W}/(\text{m}^2 \text{ K}) \cdot 15000 \text{ m}^2 \quad 0,8 \text{ h}^{-1} \cdot 24000 \text{ m}^3 \quad (20-6 \text{ }^\circ\text{C}) \cdot 270 \text{ d/a} \quad 2,5 \text{ W/m}^3 \cdot 30000 \text{ m}^3 \quad 60 \text{ kWh/(ma)} \cdot 4 \text{ km} \quad [0,02 \cdot 6480 \text{ h/a} + 0,12 \cdot 2246 \text{ h/a}] \cdot 11 \text{ MW} \quad 24 \text{ MWh/a}$$

**BASELINE: Ist-Zustand Verwaltungsgebäude 10 000 m², 252 kWh/(m² a) Heizenergie
Nutzungsgrad Kessel: (2515 – 399)/2515 = 0,84; Verteilung: (2116 – 240)/2116 = 0,89**

Heizenergie	Transmission	Lüftung	Gewinne	Verteilverluste	Kesselverluste	Hilfsenergien
$Q = 2515 \text{ MWh/a}$	$= Q_T = 1770 \text{ MWh/a}$	$Q_V = 592 \text{ MWh/a}$	$(Q_S + Q_I) = 486 \text{ MWh/a}$	$Q_{d,H} = 240 \text{ MWh/a}$	$Q_{g,gc} = 399 \text{ MWh/a}$	$+ Q_{el} = 24 \text{ MWh/a}$

Die nach EN 832 neu eingeführten Verluste der Wärmeabgabe $Q_{c,e}$ (Control, Emission) werden nach diesem Ansatz in erhöhten Transmissions- und ggf. in erhöhten Lüftungswärmeverlusten und verlängerten Heizzeiten (G_{eff} , η_{eff}) berücksichtigt! Hiermit ist auch ein Vergleich mit Feldmessungen möglich.

Hierin sind:

- (1) $U_{m,i}$: Wärmedurchgangskoeffizient
- (2) A_i : Äußere Umhüllungsflächen
- (3) n_{eff} : Effektive mittlere Luftwechselzahl (indirekt aus Meßbilanz ermittelbar)
- (4) V_L : Luftvolumen; näherungsweise $0,8 \cdot V$ (Umbautes Volumen)
- (5) \mathbf{Gt}_{eff} : Effektive mittlere Gradtagszahl als Produkt: $G_{eff} = t_{eff} \cdot (\vartheta_{i,inc} - \vartheta_a)$: Heizzeit mal mittlere Temperaturdifferenz innen - außen
- mit (6) t_{eff} : Heizzeit in h/a, (7) $\mathbf{\vartheta}_{i,inc}$: effektive (erhöhte) Innentemperatur (8) ϑ_a : mittlere Außentemperatur in der Heizzeit
- (9) $\mathbf{\vartheta}_a$: mittlere AußenTemperatur in der Heizzeit
- (10) q_g : Spezifische auf das umbaute Volumen bezogene solare und innere Wärmegewinne in W/m³
- (11) V : Ummautes Volumen
- (12) t'_{eff} : effektive Heizzeit in h/a, mit Warmwasserbereitung ganzjährig t_{year}
- (13) q_{di} : Spezifische auf 1m bezogene Wärmeeverlustleistung der Heizrohre in W/m
- (14) l_i : Einzelrohrlängen
- (15) $P_{f,d}$: Spezifischer Wärmeerzeugerabgasverlust bezogen auf die Feuerungsleistung im Betrieb ($1-\eta_F$)
- (16) t_F : Feuerungslaufzeit, z.B. mit einem Betriebsstundenzähler ermittelt
- (17) $P_{fbs,d}$: Spezifischer Strahlungs- bzw. Betriebsbereitschaftsverlust ($q_s = q_B$ -Wert) über die gesamte Heizzeit
- (18) Q_F : Eingestellte Feuerungsleistung
- (19) Q_{el} : Elektrische Arbeit für alle Antriebe und sonstige technische Verbraucher

$$Q = [\sum(U_{m,i} \cdot A_i) + 0,34 \text{Wh}/(\text{m}^3 \text{K}) \cdot \mathbf{n}_{\text{eff}} \cdot V_L] \cdot (\mathbf{\vartheta}_{i,\text{inc}} \cdot \vartheta_a) \cdot t_{\text{eff}} - q_g \cdot V \cdot t_{\text{eff}} + \sum(q_{di} \cdot l_i \cdot t_{\text{eff}}) + [(P_{f,d} \cdot t_f + P_{fb,s,d} \cdot (t_{\text{eff}} - t_f)) \cdot Q_f + Q_{el}$$

$$1,3 \text{ W}/(\text{m}^2 \text{ K}) \cdot 15000 \text{ m}^2 \quad \mathbf{0,6 h^{-1}} \cdot 24000 \text{ m}^3 \quad (\mathbf{18-6}^\circ\text{C}) \cdot 270 \text{ d/a} \quad 2,5 \text{ W/m}^3 \cdot 30000 \text{ m}^3 \quad \mathbf{20 \text{kWh/(ma)}} \cdot 4 \text{ km} \quad [0,10 \cdot 2060 \text{ h/a} + \mathbf{0,015 \cdot 6480 \text{ h/a}}] \cdot 1 \text{ MW} \quad 24 \text{ MWh/a}$$

VERBESSERUNG Regelungstechnik 186 kWh/(m² a) Heizenergie: Nutzungsgrad Kessel: 0,825; Verteilung: 0,92; Einsparung: 660 MWh/a - 26%

Heizenergie	Transmission	Lüftung	Gewinne	Verteilverluste	Kesselverluste Hilfsenergien
Q 1855 MWh/a	Q_T 1516 MWh/a	Q_V 380 MWh/a	(Q_S + Q_I) 486 MWh/a	Q_{d,H} 120 MWh/a	Q_{g,gc} 325 MWh/a 24 MWhel/a

Die nach EN 832 neu eingeführten Verluste der Wärmeabgabe $Q_{c,e}$ (Control, Emission) werden nach diesem Ansatz in erhöhten Transmissions- und ggf. in verlängerten Lüftungswärmeverlusten und verlängerten Heizzeiten (G_{eff} , n_{eff}) berücksichtigt! Hiermit ist auch ein Vergleich mit Feldmessungen möglich.

Hierin sind:

- (1) $U_{m,i}$: Wärmedurchgangskoeffizient
- (2) A_i : Äußere Umhüllungsflächen
- (3) n_{eff} : Effektive mittlere Luftwechselzahl (indirekt aus Meßbilanz ermittelbar)
- (4) V_L : Luftvolumen; näherungsweise 0,8 · V (Umbautes Volumen)
- (5) G_{eff} : Effektive mittlere Gradtagszahl als Produkt: $G_{eff} = t_{eff} \cdot (\vartheta_{i,inc} - \vartheta_a)$: Heizzeit mal mittlere Temperaturdifferenz innen - außen mit (6) t_{eff} : Heizzeit in h/a, (7) $\vartheta_{i,inc}$: effektive (erhöhte) Innentemperatur (8) ϑ_a : mittlere Außentemperatur in der Heizzeit
- (9) ϑ_a : mittlere Außentemperatur in der Heizzeit
- (10) q_g : Spezifische auf das umbaute Volumen bezogene solare und innere Wärmegewinne in W/m³, ggf. Trennung in innere Wärmegewinne auf V, solare Wärmegewinne, bezogen auf A
- (11) V : Umbautes Volumen
- (12) t_{eff} : effektive Heizzeit in h/a, mit Warmwasserbereitung ganzjährig t_{year}
- (13) q_{di} : Spezifische auf 1m bezogene Wärmeverlustleistung der Heizrohre in W/m Einzelrohrlängen
- (14) $P_{f,d}$: Spezifischer Wärmeerzeugerabgasverlust bezogen auf die Feuerungsleistung im Betrieb ($1-\eta_F$)
- (15) t_F : Feuerungsaufzeit, z.B. mit einem Betriebsstundenzähler ermittelt
- (16) $P_{fb,s,d}$: Spezifischer Strahlungs- bzw. Betriebsbereitschaftsverlust ($q_s = q_B$ -Wert) über die gesamte Heizzeit
- (17) Q_F : Eingestellte Feuerungsleistung
- (18) Q_{el} : Elektrische Arbeit für alle Antriebe und sonstige technische Verbraucher
- (19)

$$Q = [\sum(U_{m,i} \cdot A_i) + 0,34 \text{ Wh}/(\text{m}^3 \text{ K}) \cdot \mathbf{n}_{\text{eff}} \cdot V_L] \cdot (\boldsymbol{\vartheta}_{i,\text{inc}} \cdot \vartheta_a) \cdot t_{\text{eff}} - q_g \cdot V \cdot t_{\text{eff}} + \sum(q_{di} \cdot l_i \cdot t_{\text{eff}}) + [P_{\text{fbs,d}} \cdot t'_{\text{eff}} + P_{\text{f,d}} \cdot t_f] \cdot Q_f + Q_{\text{el}}$$

0,5 $\text{W}/(\text{m}^2 \text{ K})$ 15000 m^2 0,4 h^{-1} 24000 m^3 (18–3 °C) 190d/a 2,5 W/m^3 30000 m^3 20 $\text{kWh}/(\text{ma})$ 4km [0,003 3040h/a+0,03 773h/a] 1MW 8MWh/a

VOLLSTÄNDIGE SANIERUNG: AUSSENWAND, FENSTER, REGELUNG, BRENNWERT-KESSEL - Heizenergie: 51 kWh/(m² a); Nutzunggrad Kessel: 0,94; Verteilung: 0,83

Heizenergie	Transmission	Lüftung	Gewinne	Verteilverluste	Kesselverluste Hilfsenergien
$Q = 506 \text{ MWh/a}$	$= \frac{Q_T}{513 \text{ MWh/a}}$	$\frac{Q_V}{223 \text{ MWh/a}}$	$(Q_S + Q_l) + \frac{Q_{d,H}}{342 \text{ MWh/a}}$	$\frac{Q_{g,gc}}{80 \text{ MWh/a}}$	$+ \frac{Q_{el}}{32 \text{ MWh/a}}$

Die nach EN 832 neu eingeführten Verluste der Wärmeabgabe $Q_{c,e}$ (Control, Emission) werden nach diesem Ansatz in erhöhten Transmissions- und ggf. in erhöhten Lüftungswärmeverlusten und verlängerten Heizzeiten ($t_{\text{eff}}, \eta_{\text{eff}}$) berücksichtigt! Hiermit ist auch ein Vergleich mit Feldmessungen möglich.

Hierin sind:

- (1) $U_{m,i}$: Wärmedurchgangskoeffizient
- (3) \mathbf{n}_{eff} : Effektive mittlere Luftwechselzahl (indirekt aus Meßbilanz ermittelbar)
- (5) \mathbf{G}_{eff} : Effektive mittlere Gradtagszahl als Produkt: $G_{\text{eff}} = t_{\text{eff}} \cdot (\vartheta_{i,\text{inc}} - \vartheta_a) \cdot$ Heizzeit mal mittlere Temperaturdifferenz innen - außen mit (6) t_{eff} : Heizzeit in h/a, (7) $\boldsymbol{\vartheta}_{i,\text{inc}}$: effektive (erhöhte) mittlere InnenTemperatur (8) ϑ_a : mittlere Außentemperatur in der Heizzeit
- (9) $\boldsymbol{\vartheta}_a$: mittlere AußenTemperatur in der Heizzeit
- (10) q_g : Spezifische auf das umbaute Volumen bezogene solare und innere Wärmegewinne in W/m^3 , ggf. Trennung in innere Wärmegewinne bezogen auf V , solare Wärmegewinne, bezogen auf A
- (11) V : Umbautes Volumen
- (12) t'_{eff} : effektive Heizzeit in h/a, mit Warmwasserbereitung ganzjährig t_{year}
- (13) q_{di} : Spezifische auf 1m bezogene Wärmeverlustleistung der Heizrohre in W/m
- (14) l_i : Einzelrohrängen
- (15) $P_{f,d}$: Spezifischer Wärmeerzeugerabgasverlust bezogen auf die Feuerungsleistung im Betrieb ($1-\eta_F$)
- (16) t_F : Feuerungslaufzeit, z.B. mit einem Betriebsstundenzähler ermittelt
- (17) $P_{\text{fbs,d}}$: Spezifischer Strahlungs- bzw. Betriebsbereitschaftsverlust ($q_s = q_B$ -Wert) über die gesamte Heizzeit
- (18) Q_F : Eingestellte Feuerungsleistung
- (19) Q_{el} : Elektrische Arbeit für alle Antriebe und sonstige technische Verbraucher

Quelle: Datenpool IfHK