

○内空寸法 : 内 幅(B) 1700 mm

内 高(H) 1700 mm 長 さ(L) 2000 mm

○設計条件: 荷 重 T'荷重 (横断)

土被り H1= 0.200 m H2= 3.000 m

千葉窯業株式会社

- 1 設計条件
- 1.1 一般条件

構造形式 : 一径間ボックスラーメン

内空寸法 : (B) $1700 \times (H) 1700 \times (L) 2000 \text{ [mm]}$

: $H1 = 0.200 \sim H2 = 3.000 [m]$ 土被り

道路舗装厚 : t = 0.200 [m]

路盤厚 : tb = 0.000 [m]

1.2 単位容積重量

舗装材 : $\gamma a = 22.5 [kN/m^3]$ 路盤材(地下水位以上) : $\gamma b = 19.0 [kN/m^3]$ 路盤材(地下水位以下) : $\gamma \text{ bw} = 10.0 \text{ [kN/m}^3]$ 鉄筋コンクリート : $\gamma c = 24.5 [kN/m^3]$ 土 (地下水位以上) : $\gamma s = 18.0 [kN/m^3]$ + (地下水位以下) : $\gamma w = 9.0 [kN/m^3]$

1.3 土圧係数 平) (水 : Ka = 0.500(鉛 直) : $\alpha = 1.000$

(上 : T'荷重 横断通行 1.4 活荷重 載)

(輪接地幅 a = 0.20m b = 0.50m)

(側 載) : $Q = 10.0 [kN/m^2]$

1.5 衝擊係数 i = 0.300

1.6 鉄筋かぶり : 頂 版 底 版 側 壁

> (内側) 35 mm 35 mm 35 mm (外側) 35 mm 35 mm 35 mm

1.7 断面力低減係数(土被りH1) : $\beta = 0.9$ (土被りH2) : $\beta = 0.9$

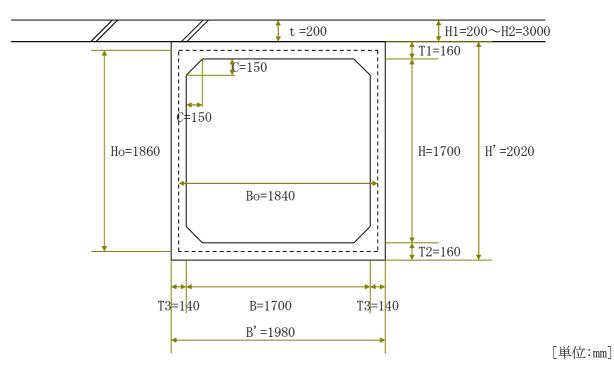
1.8 許容応力度

鉄筋引張応力度 : $\sigma \, \text{sa} = 160 \, [\, \text{N/mm}^2\,]$: $\sigma sy = 295 \left[N/mm^2 \right]$ 鉄筋降伏点応力度

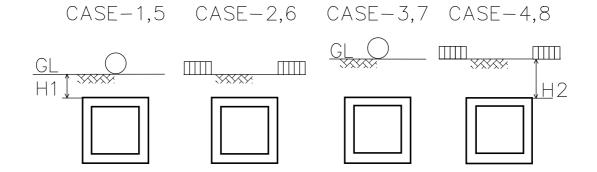
コンクリート

設計基準強度 : $\sigma \, ck = 40.0 \, [N/mm^2]$ 曲げ圧縮応力度 : $\sigma ca = 14.0 [N/mm^2]$ せん断応力度 $\tau a = 0.270 [N/mm^2]$

1.9 標準断面図



1.10 荷重の組合せ



[荷重 CASE]

CASE 1, 3, 5, 7は、荷重がカルバート上載の場合

CASE 2, 4, 6, 8は、荷重がカルバート側載の場合

また

CASE 1, 2, 5, 6は、土被りH1 の場合

CASE 3, 4, 7, 8は、土被りH2 の場合

また

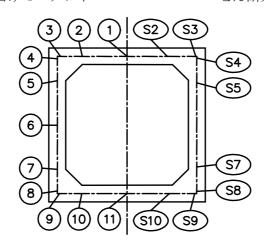
CASE 1, 2, 3, 4は、地下水の影響が無い場合

CASE 5, 6, 7, 8は、地下水の影響が有る場合

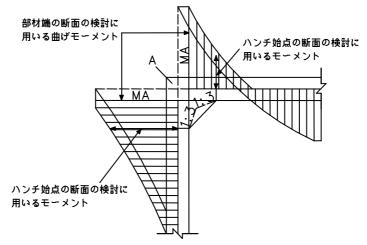
■ 本設計書は、CASE-1, 2, 3, 4 について行う。

2 断面力計算

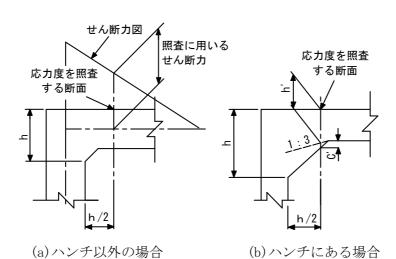
ボックスカルバートの曲げモーメント及びせん断力照査位置 曲げモーメント せん断力



1) 断面検討用曲げモーメント



2) せん断力に対する照査



b) について

ハンチにある場合の部材断面の高さは、ハンチにかかっている部分 ${\cal C}$ の 1/3 まで大きくとります。

h' = T + C'/3

2.1.1 設計荷重 (CASE - 1)

(1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.920 \text{ kN/m}^2$

- (2) 土圧
 - 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H1 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 4.500 kN/m²

② 水平土圧

$$Phd1=Ka\times \{\gamma a\times t + \gamma b\times t b + \gamma s\times (H1-t-tb+T1/2)\}$$
 = 2.970 kN/m²

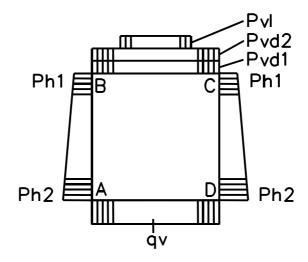
$$P hd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b + \gamma s \times (H1 - t - t b + T1/2 + Ho) \}$$

$$= 19.710 \text{ kN/m}^2$$

- (3) 活荷重
 - ① 輪分布幅 $u = a + 2 \times H1$ = 0.600 m $v = b + 2 \times H1$ = 0.900 m
 - ② 活荷重 $P1 = 0.4 \times T \times (1 + i) \times \beta$ = 117.000 kN $Pv1 = 2 \times P1/2.75/u$ = 141.818 kN/m²
- (4) 底版反力

$$q v = P vd1 + P vd2 + \{P v1 \times u + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^{2})\} / Bo = 62.199 \text{ kN/m}^{2}$$

[荷重図]



2.1.2 構 造 解 析 (CASE - 1)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

① 係 数

$$\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$$
 = 1.509
 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.509
 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.509, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.509$

② 荷 重 項

 $CAD = q v \times Bo^2 / 12$ = 17.548 kN·m

CBC = $\{2 \times (P \text{ vd1} + P \text{ vd2}) \times B \text{ o}^3 + P \text{ v1} \times u \times (3 \times B \text{ o}^2 - u^2)\} / (24 \times B \text{ o})$ = 21.253 kN·m

 $CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 3.752 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 2.787 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\}$$

$$/(N1 \times N2 - 1) = -5.912 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\}$$

$$/(N1 \times N2 - 1) = 6.947 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -8.628 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MAD = \beta \times \theta A + CAD = 8.628 kN \cdot m$$

$$MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA$$
 = 10.770 kN·m

$$MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -10.770 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

2.1.3 各部材の断面力 (CASE - 1)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

$$SXBC = \{(Pvd1 + Pvd2) \times Bo + Pv1 \times u\}/2 - (Pvd1 + Pvd2) \times x = 48.397 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$\begin{aligned} M_{\text{max}} &= (P_{\text{vd1}} + P_{\text{vd2}}) \times B_{\text{o}^2} / 8 \\ &+ P_{\text{vl}} \times u \times (B_{\text{o}} / 2 - u / 4) / 2 + MBC \end{aligned} = 25.554 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 43.228 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = q v \times B o^2 / 8 - MAD = 17.695 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 7.782 \text{ kN}$$

S XBA =
$$Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

 $-(MAB + MBA)/Ho$
 $-Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -8.207 kN

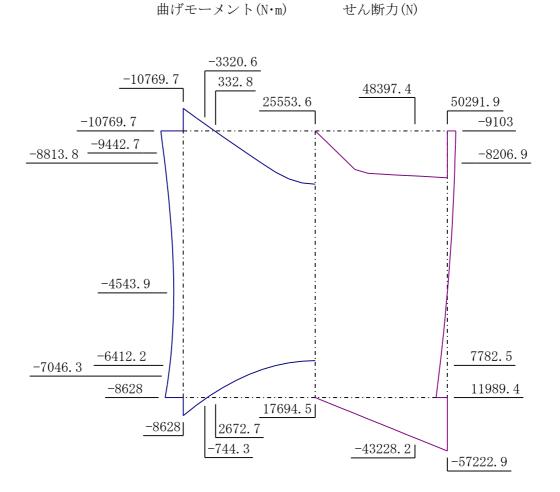
② 曲げモーメント

接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

$$Sx = SAB-Phd2 \times x - (Phd1-Phd2) \times x^2 / (2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.730 m

$$\begin{aligned} \mathsf{Mmax} &= \mathsf{S}\,\mathsf{AB} \times \mathbf{x} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2} \times \mathbf{x}^{\,2} / 2 \\ &- (\mathsf{P}\,\mathsf{hd1} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2}) \times \mathbf{x}^{\,3} / (6 \times \mathsf{Ho}) + \mathsf{MAB} \end{aligned} \qquad = -4.544 \; \mathsf{kN} \cdot \mathsf{m}$$

		[/単	位長]	
部材 照査点	距離	曲げモーメント	せん断力	軸力
	x (m)	M (N*m)	S (N)	N (N)
3, S3 端 部	0.070	-10770	50292	9103
頂版 2 パチ始点	0.220	-3321	*****	9103
S2 τ 点	0.225	333	48397	9103
1 中央	0. 920	25554	0	9103
 9,S9 端 部	0.070	-8628	57223	11989
底版 10 パチ始点	0.220	-744	*****	11989
S10 τ 点	0. 225	2673	43228	11989
11 中 央	0. 920	17695	0	11989
 4, S4 上 端部	1. 780	-10770	-9103	50292
5 上ハンチ点	1.630	-9443	*****	50851
S5 上 τ 点	1.635	-8814	-8207	51130
側壁6 中間	0.730	-4544	0	54503
S7 下 τ 点	0.225	-6412	7783	56385
7 下ハンチ点	0.230	-7046	*****	56664
8,S8 下 端部	0.080	-8628 	11989	57223



- 2.2.1 設計荷重 (CASE 2)
 - (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.920 \text{ kN/m}^2$$

- (2) 土圧
 - ① 鉛直土圧

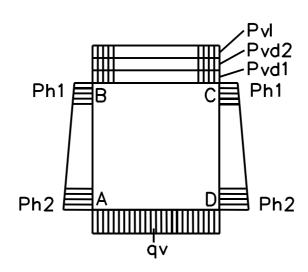
$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H1 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 4.500 kN/m²

② 水平土圧

ここに、Pq はカルバート側面に作用する活荷重による水平土圧で $Pq = Ka \times 10.0 = 5.0 \text{ kN/m}^2$ とする。

- (4) 底版反力

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 15.954 \text{ kN/m}^2$ [荷重図]



2.2.2 構 造 解 析 (CASE - 2)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

① 係 数

$$\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$$
 = 1.509
 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.509
 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.509, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.509$

② 荷 重 項

$$CAD = q v \times B o^{2} / 12 = 4.501 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBC = \{ (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times B o^{2} \} / 12 = 2.376 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 5.193 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBA = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 4.228 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = 0.379 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = -0.636 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$\begin{aligned} \text{MAB} &= 2 \times \theta \, \text{A} + \theta \, \text{B} - \text{CAB} \\ \text{MAD} &= \beta \times \theta \, \text{A} + \text{CAD} \\ \text{MBA} &= 2 \times \theta \, \text{B} + \theta \, \text{A} + \text{CBA} \\ \text{MBC} &= \alpha \times \theta \, \text{B} - \text{CBC} \\ \text{MAB} + \text{MAD} &= 0 \\ \text{MBA} + \text{MBC} &= 0 \end{aligned}$$

2.2.3 各部材の断面力 (CASE - 2)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

 $SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 5.852 \text{ kN}$

② 曲げモーメント

 $Mmax = (Pvd1 + Pvd2) \times Bo^{2}/8 + Pv1 \times Bo^{2}/8 + MBC = 0.228 \text{ kN} \cdot \text{m}$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$S XAD = q v \times B o / 2 - q v \times x = -9.646 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = q v \times B o^2 / 8 - MAD = 1.679 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 13.393 kN$$

$$S XBA = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = -9.646 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

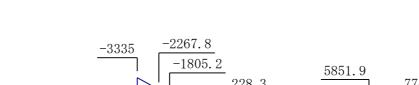
接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.908 m

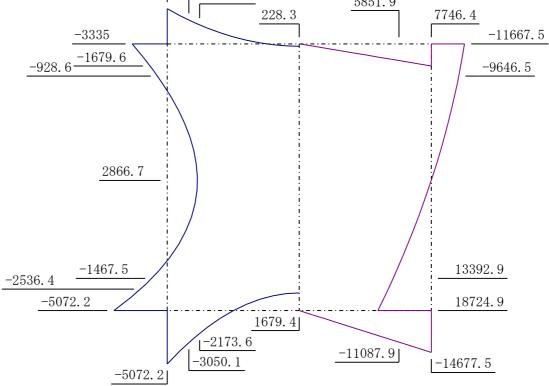
$$Mmax = SAB \times x - Phd2 \times x^{2}/2
- (Phd1 - Phd2) \times x^{3}/(6 \times Ho) + MAB = 2.867 kN \cdot m$$

RL460000

部材	照査点	距 離 x(m)	曲げモーメント M (N*m)	せん断力 S(N)	[/単位長] 軸 力 N(N)
	3, S3 端 部	0.070	-3335	7746	11668
頂版	2 ハンチ始点	0. 220	-2268	*****	11668
	S2 τ 点	0. 225	-1805	5852	11668
	1 中央	0.920	228	0	11668
	9,S9 端 部	0.070	-5072	14678	18725
底版	10 ハンチ始点	0.220	-3050	*****	18725
	S10 τ 点	0. 225	-2174	11088	18725
	11 中 央	0.920	1679	0	18725
	 4,S4 上 端部	1. 780	-3335	-11668	7746
	5 上ハンチ点	1.630	-1680	*****	8305
	S5 上 τ 点	1.635	-929	-9647	8585
側壁	6 中 間	0.908	2867	0	11294
	S7 下 τ 点	0. 225	-1468	13393	13839
	7 下ハンチ点	0.230	-2536	*****	14119
	8, S8 下 端部	0.080	-5072	18725	14678



曲げモーメント(N·m) せん断力(N)



2.3.1 設計荷重 (CASE - 3)

(1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.920 \text{ kN/m}^2$

- (2) 土圧
 - ① 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H2 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 54.900 kN/m²

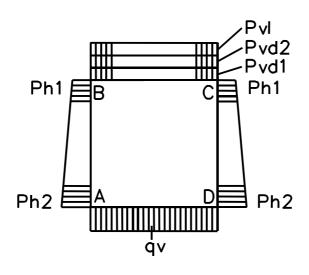
② 水平土圧

$$Phd1 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2) \} = 28.170 \text{ kN/m}^{2}$$

$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2 + Ho) \} = 44.910 \text{ kN/m}^{2}$$

- (3) 活荷重
 - ① 輸分布幅 $u = a + 2 \times H2$ = 6.200 m $v = b + 2 \times H2$ = 6.500 m
 - ② 活荷重 $P1 = 0.4 \times T \times (1 + i) \times \beta$ = 117.000 kN $Pv1 = 2 \times P1/2.75/u$ = 13.724 kN/m²
- (4) 底版反力 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 80.078 kN/m^2$

[荷重図]



2.3.2 構 造 解 析 (CASE - 3)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

- ① 係 数
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.509 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.509 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.509, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.509$
- ② 荷 重 項

CAD =
$$q v \times B o^2 / 12$$
 = 22.593 kN·m
CBC = $\{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times B o^2\} / 12$ = 20.467 kN·m

 $CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 11.017 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 10.052 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -4.511 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 4.254 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -15.786 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MAD = \beta \times \theta A + CAD = 15.786 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 14.048 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -14.048 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

2.3.3 各部材の断面力 (CASE - 3)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

$$SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 50.418 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$M_{max} = (P_{vd1} + P_{vd2}) \times B_{o^2}/8 + P_{v1} \times B_{o^2}/8 + MBC$$
 = 16.652 kN·m

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$S XAD = q v \times B o / 2 - q v \times x = 55.654 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^2/8 - MAD = 18.103 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 27.634 \text{ kN}$$

S XBA =
$$Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

 $- (MAB + MBA)/Ho$
 $- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -23.887 kN

② 曲げモーメント

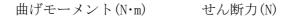
接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

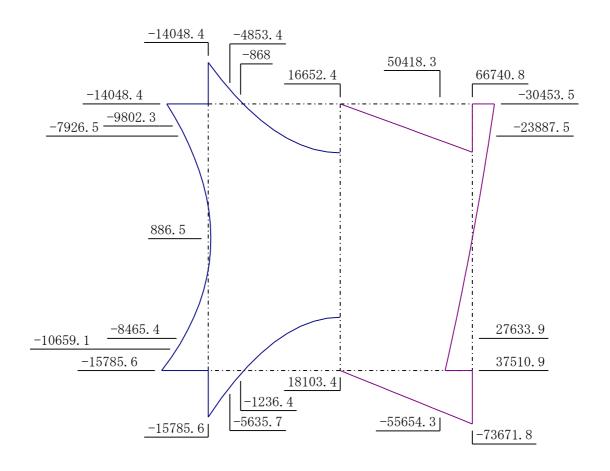
$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.920 m

$$\begin{array}{lll} M_{\text{max}} &=& S \, AB \times \, \mathbf{x} - P \, hd2 \times \, \mathbf{x}^{\, 2} / 2 \\ &-& (P \, hd1 - P \, hd2) \times \, \mathbf{x}^{\, 3} / \left(6 \times \, Ho \right) + MAB \end{array} \qquad = \quad 0. \, 886 \, \, \mathbf{k} \, \mathbf{N} \cdot \mathbf{m} \end{array}$$

RL460000

部材	照査点	距 離 x(m)	曲げモーメント M (N*m)	せん断力 S(N)	[/単位長] 軸 力 N(N)
	3, S3 端 部	0.070	-14048	66741	30454
頂版	2 ハンチ始点	0. 220	-4853	*****	30454
	S2 τ 点	0. 225	-868	50418	30454
	1 中央	0.920	16652	0	30454
	 9,S9 端 部	0.070	 -15786	73672	37511
底版	10 ハンチ始点	0.220	-5636	*****	37511
	S10 τ 点	0. 225	-1236	55654	37511
	11 中 央	0.920	18103	0	37511
	 4,S4 上 端部	1. 780	-14048	-30454	66741
	5 上ハンチ点	1.630	-9802	*****	67300
	S5 上 τ 点	1.635	-7927	-23888	67579
側壁	6 中 間	0.920	887	0	70244
	S7 下 τ 点	0. 225	-8465	27634	72833
	7 下ハンチ点	0.230	-10659	*****	73113
	8, S8 下 端部	0.080	-15786	37511	73672





- 2.4.1 設計荷重 (CASE 4)
- (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.920 \text{ kN/m}^2$$

- (2) 土圧
 - ① 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H2 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 54.900 kN/m²

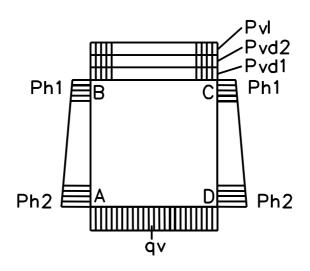
② 水平土圧

$$Phd1 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2) \} + Pq$$
 = 33.170 kN/m²
$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2 + Ho) \} + Pq$$
 = 49.910 kN/m²

ここに、Pq はカルバート側面に作用する活荷重による水平土圧で $Pq = Ka \times 10.0 = 5.0 \text{ kN/m}^2$ とする。

- (3) 活荷重 Pvl = 0
- (4) 底版反力

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 66.354 \text{ kN/m}^2$ [荷重図]



2.4.2 構 造 解 析 (CASE - 4)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

- ① 係 数
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.509 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.509 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.509, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.509$

② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12$ = 18.721 kN·m

CBC = $\{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^2\}/12$ = 16.595 kN·m

 $CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 12.459 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 11.493 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

 $\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -2.393 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\}/(N1 \times N2 - 1) = 2.136 \text{ kN} \cdot \text{m}$

④ 端モーメント

 $MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -15.109 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MAD = \beta \times \theta A + CAD = 15.109 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 13.372 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -13.372 \text{ kN} \cdot \text{m}$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

= 0.921 m

2.4.3 各部材の断面力 (CASE - 4)

- (1) 頂版
 - ① せん断力 $SXBC = (Pvd1+Pvd2+Pv1) \times Bo/2-(Pvd1+Pvd2+Pv1) \times x = 40.880 kN$
 - ② 曲げモーメント

$$M_{max} = (P_{vd1} + P_{vd2}) \times B_{o^2}/8 + P_{v1} \times B_{o^2}/8 + MBC$$
 = 11.521 kN·m

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$S XAD = q v \times B o / 2 - q v \times x = 46.116 kN$$

② 曲げモーメント

$$M_{\text{max}} = q_{\text{V}} \times B_{\text{O}}^2 / 8 - M_{\text{AD}}$$
 = 12.972 kN·m

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = 31.159 \text{ kN}$$

S XBA =
$$Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

 $- (MAB + MBA)/Ho$
 $- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -27.413 kN

② 曲げモーメント

接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

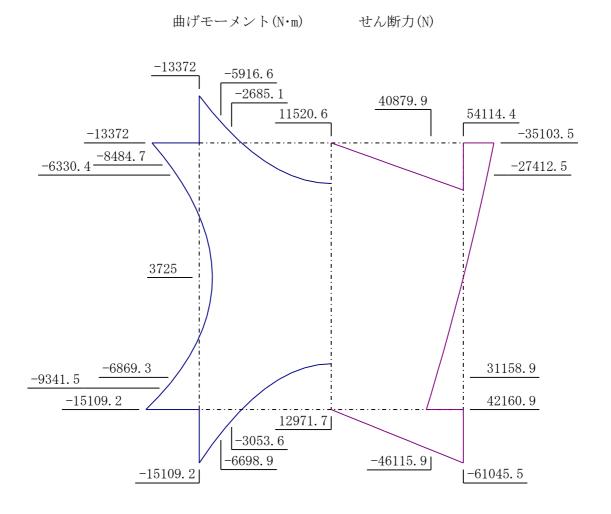
上式を用いて x を求めると。 x

$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 0$$

$$\begin{aligned} \mathsf{M}\mathsf{m}\mathsf{a}\mathsf{x} &= \mathsf{S}\,\mathsf{A}\mathsf{B}\times\mathsf{x} - \mathsf{P}\,\mathsf{h}\mathsf{d}2\times\mathsf{x}^{\,2}/2 \\ &- (\mathsf{P}\,\mathsf{h}\mathsf{d}1 - \mathsf{P}\,\mathsf{h}\mathsf{d}2)\times\mathsf{x}^{\,3}/(6\times\mathsf{H}\mathsf{o}) + \mathsf{M}\mathsf{A}\mathsf{B} \end{aligned} \qquad = 3.\,725\,\,\mathsf{k}\,\mathsf{N}\cdot\mathsf{m}$$

RL460000

部材	照査点	距 離 x(m)	曲げモーメント M (N*m)	せん断力 S(N)	[/単位長] 軸 力 N(N)
頂版	3,S3 端 部 2 ハンチ始点	0. 070 0. 220	-13372 -5917	54114 *****	35104 35104
	S2 τ 点	0. 225	-2685	40880	35104
	1 中央	0.920	11521	0	35104
	9,S9 端 部	0.070	-15109	61046	42161
底版	10 ハンチ始点	0.220	-6699	*****	42161
	S10 τ 点	0. 225	-3054	46116	42161
	11 中 央	0.920	12972	0	42161
	 4,S4 上 端部	1. 780	-13372	-35104	54114
	5 上ハンチ点	1.630	-8485	*****	54673
	S5 上 τ点	1.635	-6330	-27413	54953
側壁	6 中 間	0.921	3725	0	57614
	S7 下 τ 点	0.225	-6869	31159	60207
	7 下ハンチ点	0.230	-9342	*****	60487
	8,S8 下 端部	0.080	-15109	42161	61046



3 断面力集計表

各ケースより断面力の最大値を抽出する。

 M : 部材モーメント
 (kN·m)

 N : 軸 力
 (kN)

 e : M/N 偏位量
 (cm)

 c : 部材中心軸と鉄筋間距離
 (cm)

 Ms : 軸力を考慮した曲げモーメント
 (kN·m)

 $Ms = N \times (e + c) / 100 \quad (kN \cdot m)$

但し、軸力は

頂版端部軸力 = 側壁上端部せん断力 底版端部軸力 = 側壁下端部せん断力 側壁上端部軸力 = 頂版端部せん断力 側壁下端部軸力 = 底版端部せん断力

とし、側壁中間点の軸力は側壁自重による軸力を考慮する。

[/単位長]

部材	点	$M \ (k N \cdot m)$	N (kN)	e (cm)	c (cm)	Ms (k $N \cdot m$)	CASE M
	端部	-14. 048	30. 453	46. 13	7. 00	16. 180	3
頂版	ハンチ始点	-5. 917	35. 103	16. 85	4. 50	7. 496	4
	中 央	25. 554	9. 103	280. 72	4. 50	25. 963	1
	端部	-15. 786	37. 511	42. 08	7. 00	18. 411	3
底版	ハンチ始点	-6. 699	42. 161	15.89	4. 50	8. 596	4
	中 央	17.695	11. 989	147. 58	4.50	18. 234	1
	上端部	-13. 372	54. 114	24.71	6.00	16.619	4
	上ハンチ点	-9. 443	50. 851	18. 57	3. 50	11. 222	1
側壁	中間	2.867	11. 294	25. 38	3.50	3. 262	2
	下心疗点	-10. 659	73. 113	14. 58	3. 50	13. 218	3
	下端部	-15. 109	61.045	24.75	6.00	18.772	4

注1) CASE のMは、曲げモーメント抽出ケースを示す。

4 必要有効高および必要鉄筋量

4.1 必要有効高

$$d = c1 \times \sqrt{(Ms / b)}$$
 $h = d + d' < T$

 ここに、 M : 軸力を考慮した曲げモーメント
 (kN·m/m)

 b : 単位長
 (cm)

 d' : 鉄筋かぶり
 (cm)

 h : 必要部材厚
 (cm)

 n : ヤング係数比
 (15)

4.2 必要鉄筋量

鉄筋の曲げ引張応力度が許容値(σsa)に達する場合の必要鉄筋量(As)

$$As = [\sigma c / 2 \times s - N / (b \times da)] / \sigma sa \times b \times da$$

必要部材厚 必要鉄筋量 部材 点 Ms必要有効高 部材厚 $(k N \cdot m/m)$ d (cm) d+d (cm) T (cm) $As(cm^2/m)$ 端部 16.180 7.09 10.59 21.00 4, 471 頂版 ハンチ始点 7.496 4.82 8.32 16.00 1.923 中央 25.963 8.98 12.48 16.00 14.699 端部 18.411 7.56 11.06 21.00 4.952 底版 心チ始点 5.17 8.67 16.00 2.115 8.596 中央 18.234 7.52 11.02 16.00 9.735 4. 105 上端部 16.619 10.68 19.00 7.18 上ハンチ点 11.222 5.90 9.40 14.00 4.442 中間 側壁 3. 262 3.18 6.68 14.00 1.387 下ハンチ点 6.41 9.91 14.00 13. 218 4.494 下端部 18.772 7.63 11. 13 19. 00

d+d' < T CHECK OK

5 配筋及び実応力度

実応力度は、次式により計算する。

5.1 コンクリート及び鉄筋

$$\sigma c = N / \{b \times x / 2 - n \times As / x (c + T / 2 - x)\}$$

$$\sigma s = n \times \sigma c / x \times (c + T / 2 - x)$$

N : 軸力 ここに、 (kN)b : 部材幅 (cm) T : 部材厚 (cm) c : 部材中心軸と鉄筋間距離 (cm) As: 主鉄筋断面積 (cm^2/m) x : 中心軸。次の3次元方程式より求める。 $x^3 - 3 \times (T / 2 - e) \times x^2$ + 6 \times n \times As / b \times (e + c) \times x $-6 \times n \times As / b \times (c + T / 2)$ \times (e + c) = 0

e : 偏位量 (M / N) (cm)

配 筋(製品当り)

 頂版内側
 頂版外側
 底版内側
 底版外側
 側壁内側
 側壁外側

 D 16 - 16
 D 10 - 16
 D 16 - 8
 D 10 - 16
 D 10 - 8
 D 10 - 16

 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 13 - 8
 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 0 - 0

部材	点	部材幅	使用鉄筋量	X	実 応	力	度 (N/mm^2)
		b (cm)	$As(cm^2/m)$	(cm)	σс	σs	σs'
	端部	100.00	5. 706	5. 418	3.81	127. 3	0.0
頂版	ハンチ始点	100.00	5. 706	5.074	2.73	60.0	0.0
	中 央	100.00	15.888	5.771	8.51	148.8	0.0
	端部	100.00	5. 706	5. 495	4. 28	140. 2	0.0
底版	ハンチ始点	100.00	5. 706	5. 162	3.09	65. 9	0.0
	中 央	100.00	13.012	5.443	6.27	121.9	0.0
	上端部	100.00	5. 706	5. 540	4. 39	118.5	0.0
	上ハンチ点	100.00	5. 706	4.260	5.80	127.5	0.0
側壁	中間	100.00	2.853	3.075	2. 24	81.1	0.0
	下ハンチ点	100.00	5. 706	4.515	6. 51	129.4	0.0
	下端部	100.00	5. 706	5.538	4.96	134.0	0.0

 $\sigma c < \sigma ca \quad \sigma s < \sigma sa$ CHECK OK

6 せん断力に対する検討

6.1 せん断力照査点の断面力と最大値抽出

部材	断面力	CASE-1	CASE-2	CASE-3	CASE-4	CASE-5	CASE-6	CASE-7	CASE-8
	S	48. 397	5. 852	50. 418	40.880				
頂版	M			-0.868					
τ点	N			30. 453					
	最大			0					
	S	43. 228	11.088	55. 654	46. 116				
底版	M			-1. 236					
τ点	N			37. 511					
	最大			0					
	S	-8. 207	-9.646	-23.887	-27. 413				
側壁上	M				-6.330				
τ点	N				54. 953				
	最大				0				
	S	7. 782	13. 393	27. 634	31. 159				
側壁下	M				-6.869				
τ点	N				60. 207				
	最大				0				

ここに、S: せん断力(kN)、M:モーメント(kN・m)、N: 軸力(kN)を示す。

6.2 せん断応力度の照査

コンクリートのせん断応力度は、平均せん断応力度として算出する。

$$\tau = \frac{S}{b \cdot d} \times 10 < Ce \cdot Cpt \cdot CN \cdot \tau a$$
 ここに、 S : せん断力 (kN) d : 有効高さ (cm) b : 部材幅 (cm)

各せん断応力度照査位置の許容せん断応力度は、以下の補正係数を乗じて求める。

① 部材断面の有効高 d の影響

次表に示す部材断面の有効高さに関する補正係数(Ce)をτaに乗じる。

有効高さ (m)	0.3以下	1. 0	3. 0	5. 0	10.0以上
補正係数(Ce)	1. 4	1. 0	0.7	0.6	0.5

② 軸方向引張鉄筋比の影響

次表に示す軸方向引張鉄筋比に関する補正係数(Cpt) をτa に乗じる。 鉄筋比は中立軸よりも引張側にある軸方向鉄筋の断面積の総和をbd で除して求める。

Г	コロビタサムケ いょ (0/)					1 0 01 1
	引張鉄筋比(%)	0.1	0.2	0.3	0.5	1.0以上
ſ	補正係数(Cpt)	0. 7	0.9	1.0	1. 2	1.5

③ 軸方向圧縮力の影響

軸方向圧縮力が大きな部材の場合、次式により計算される軸方向圧縮力による補正係数(Cn)を τ a に乗じる。

Cn = 1 + Mo/M $Mo = N/Ac \cdot Ic/y$ $fttl, 1 \le Cn \le 2$

ここに、Cn:軸方向力による補正係数

Mo:軸方向力によりコンクリートの応力度が引張縁で0となる曲げモーメント(kN・m)

M: 断面に作用する曲げモーメント(kN・m)N: 断面に作用する軸方向圧縮力(kN)

Ic: 図心軸に関する断面二次モーメント(m4)

Ac: 部材断面積(m2)

y:断面図心より引張縁までの距離(m)

補正係数①、②を求める。

照査位置	部材厚	かぶり	有効高	Се	引張鉄筋		鉄筋比	Cpt
	T	ď'	d		径-本数	As	Pt	
	(m)	(m)	(m)			(cm2)	(%)	
頂版 τ 点	0.160	0.035	0. 125000	1.400	D10-8	5. 706	0. 457	1. 157
底版 τ 点	0.160	0.035	0. 125000	1.400	D10-8	5. 706	0.457	1. 157
側壁上τ点	0. 142	0.035	0. 106667	1.400	D10-8	5. 706	0.535	1. 221
側壁下 τ 点	0. 142	0.035	0. 106667	1.400	D10-8	5. 706	0.535	1.221

補正係数③を求める。

照査位置	M	N	Ac	Ic	У	Мо	Cn
	(kN • m)	(kN)	(m2)	(m4)	(m)	(kN • m)	
頂版τ点	-0.868	30. 454	0.16000	0.000341	0.08000	0.811	1. 935
底版 τ 点	-1. 236	37. 511	0.16000	0.000341	0.08000	0. 999	1.809
側壁上 τ 点	-6. 330	54. 953	0.14200	0.000239	0.07100	1. 303	1. 206
側壁下 τ 点	-6.869	60. 207	0.14200	0.000239	0.07100	1. 427	1. 208

補正した許容せん断応力度

-					
照査位置	τα			補正	
		Се	Cpt	Cn	τа
頂版τ点	0. 270	1.400	1. 157	1. 935	0.846
底版 τ 点	0.270	1.400	1. 157	1.809	0. 791
側壁上 τ 点	0. 270	1.400	1. 221	1. 206	0. 557
側壁下 τ 点	0.270	1.400	1. 221	1. 208	0.557

せん断応力度の照査

_ · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
照査位置	せん断力	応力度	補正	判定
	S	τ	τα	
	(kN)	(N/mm2)	(N/mm2)	
頂版 τ 点	50. 418	0.403	0.846	OK
底版 τ 点	55. 654	0. 445	0. 791	OK
側壁上 τ 点	27. 412	0. 257	0. 557	OK
側壁下 τ 点	31. 159	0. 292	0. 557	OK

以上